

531
M-56

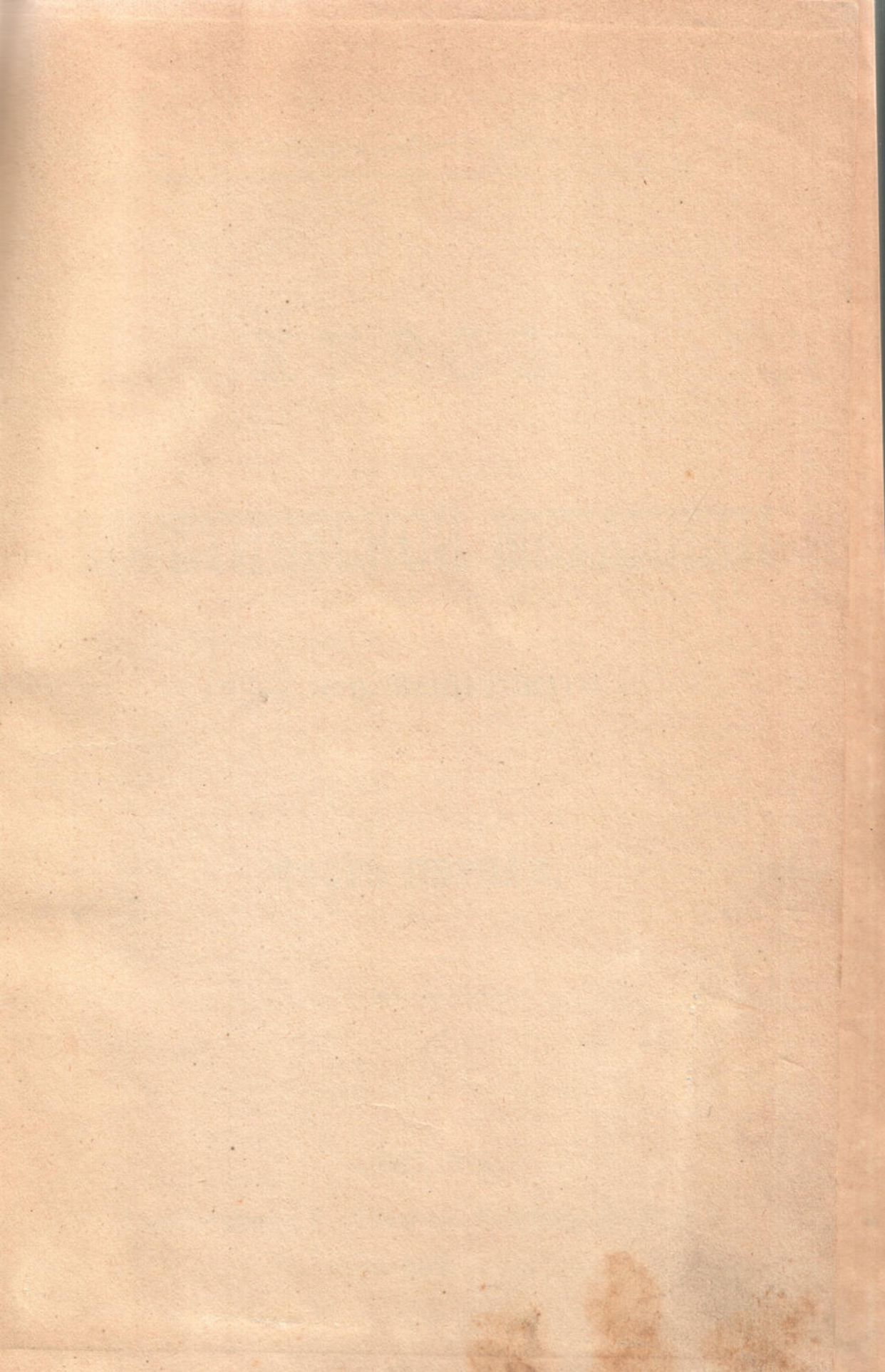
Проф. И. В. Мещеркій

КУРСЪ
ТЕОРЕТИЧЕСКОЙ
МЕХАНИКИ

ИЗДАНИЕ
КАССЫ ВЗАИМОПОМОЩИ
СТУДЕНТОВЪ
СПБ. ПОЛИТЕХНИЧЕСКАГО ИНСТИТУТА
ИМПЕРАТОРА
ПЕТРА ВЕЛИКАГО.

Проф. И. В. Мещерскій. КУРСЪ ТЕОРЕТИЧЕСКОЙ МЕХАНИКИ.
Ч. I.

54461



Изданіе Кассы Взаимопомощи Студентовъ СПб. Политехническаго Института
Императора Петра Великаго.

531
M-56

61/2

КУРСЪ

ТЕОРЕТИЧЕСКОЙ МЕХАНИКИ

54461 Ста

Проф. И. В. МЕЩЕРСКАГО.

54461 Ста

Киевскій
Гидрометеорологическій
Институтъ
59
БИБЛИОТЕКА

✓ **ЧАСТЬ ПЕРВАЯ.**

С.-ПЕТЕРБУРГЪ.

Типо-Литографія И. Трофимова, Можайская ул., д. № 3.

1912.

1897

AMERICAN CORPORATION

PLANTING AND

TRADING

INCORPORATED

NEW YORK

Л Е К Ц И И,

**читаемыя проф. И. В. Мещерскимъ на второмъ
семестрѣ техническихъ отдѣленій
С.-Петербургскаго Политехническаго Института
Императора Петра Великаго
въ 1912 г.**

СТАТИКА

В В Е Д Е Н И Е .

Разсматривая положеніе тѣла среди другихъ тѣлъ, мы замѣчаемъ, что разстоянія точекъ этого тѣла отъ точекъ другихъ тѣлъ или остаются постоянными, или измѣняются съ теченіемъ времени: въ первомъ случаѣ мы говоримъ: тѣло *остается въ покое*, во второмъ: тѣло *движется*.

Изученіе покоя и движенія тѣлъ и тѣхъ причинъ, которыми они обуславливаются, составляетъ предметъ *теоретической механики*.

Теоретическая механика, какъ указываетъ самый предметъ этой науки, дѣлится на двѣ части: одна - *стати́ка* рассматриваетъ покой тѣлъ въ связи съ причинами, которыми онъ обуславливается, другая - *кинети́ка**) рассматриваетъ движеніе тѣлъ и связь, существующую между движеніемъ и вызывающими его причинами.

Мы будемъ рассматривать покой и движеніе *твердыхъ тѣлъ*.

Твердымъ тѣломъ называется въ механикѣ такое тѣло, въ которомъ разстояніе между каждыми двумя точками остается неизмѣннымъ**).

*) Эта часть теоретической механики часто называется *Динамикой*.

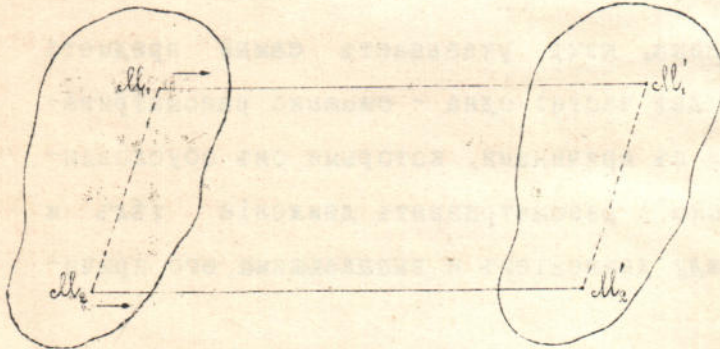
Введеніе въ кинетику, въ которомъ рассматривается движеніе независимо отъ вызывающихъ его причинъ, называется *Кинематикой*.

***) Въ дальнѣйшемъ изложеніи подъ словомъ „тѣло“ разумѣется „твердое тѣло“.

Твердое тѣло мы называемъ *свободнымъ*, если изъ занимаемаго имъ положенія оно можетъ быть перемѣщено въ какое-угодно сосѣднее положеніе; въ противномъ случаѣ тѣло мы называемъ *несвободнымъ*.

Движенія твердаго тѣла могутъ быть весьма разнообразны; простѣйшее изъ нихъ есть движеніе *поступательное*.

Движеніе тѣла называется *поступательнымъ*, если двѣ какія-либо пересѣкающіяся плоскости, проведенныя черезъ точки тѣла, при движеніи его остаются себѣ параллельными. Изъ этого опредѣленія слѣдуетъ, что при поступательномъ движеніи тѣла *всякая плоскость*, проведенная черезъ точки тѣла, остается себѣ параллельной, а потому и *всякая прямая*, проведенная черезъ точки тѣла, также остается себѣ параллельной.



Чертежъ 1.

Если при поступательномъ движеніи одна изъ точекъ тѣла движется по прямой линіи, то все его точки движутся по прямымъ, параллельнымъ

между собою; въ такомъ случаѣ движеніе тѣла называется *прямолинейнымъ* (черт. 1).

Если при этомъ длины путей, пройденныхъ какою-либо точкою тѣла въ какіе угодно равные промежутки времени, равны между собою, то движеніе называется *равномернымъ*.

ГЛАВА I.

ПРИНЦИПЫ СТАТИКИ.

При изложеніи статики мы будемъ основываться на шести принципахъ, которые принимаемъ безъ доказательствъ.

Первый принципъ (принципъ инерціи, первый законъ Ньютона).

Свободному тѣлу - покоющемуся свойственно оставаться въ покоѣ, а движущемуся поступательно свойственно двигаться прямолинейно и равномерно.

Причины такого состоянія тѣла, которое не объясняется принципомъ инерціи, мы называемъ *силами*.

Силы по своему происхожденію весьма разнообразны, какъ-то: сила тяжести, сила всемірнаго тяготѣнія, сила упругости, давленіе одного тѣла на другое, сопротивленіе среды, силы магнитныя и электрическія.

Силы могутъ дѣйствовать на тѣло тогда, когда оно находится въ покоѣ или движется равномерно и прямолинейно; въ этомъ случаѣ мы говоримъ, что силы, приложенныя къ тѣлу, находятся въ равновѣсіи или взаимно-уравновѣшиваются, или также, что тѣло находится въ равновѣсіи.

Каждой силѣ мы приписываемъ слѣдующія три свойства: *точку приложенія, направленіе и величину*.

Направленіе силы есть направленіе того прямолинейнаго движенія, которое тѣло можетъ получить при дѣйствіи силы.

Прямая, по которой сила направлена въ ту или другую сторону, называется *линіей дѣйствія* силы.

Величину силы мы определяем при помощи второго принципа.

Второй принципъ.

Свободное тѣло, при дѣйстви двухъ силъ, къ нему приложенныхъ, находится въ равновѣсїи тогда и только тогда, когда эти силы равны и направлены по одной прямой въ противоположныя стороны.

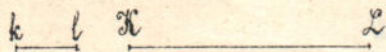
Изъ этого принципа слѣдуетъ, что двѣ силы называются равными, если покоящееся свободное тѣло послѣ приложенія къ нему этихъ силъ по одной прямой въ противоположныхъ направленіяхъ остается въ покоѣ.

Изъ опредѣленія равныхъ силъ слѣдуетъ, что одна сила будетъ въ n разъ больше другой, если для уравновѣшиванія ея нужно приложить къ тѣлу въ противоположномъ направленіи n силъ, равныхъ второй силѣ.

За единицу при измѣреніи силъ мы принимаемъ силу, произвольно выбранную, на примѣръ, вѣсъ въ опредѣленномъ мѣстѣ на земной поверхности одного килограмма, т.е. одного литра дистиллированной воды въ состояніи наибольшей плотности.

Приборы, съ помощью которыхъ производится измѣреніе силъ, называются динамометрами; динамометръ Понселе (согнутая подъ угломъ упругая пластинка) и динамометръ Реньо (сожнутая упругая пластинка для измѣренія силъ большей величины) описаны въ элементарныхъ курсахъ физики.

Условившись изображать величину силы, равной единицѣ, произвольно выбраннымъ отрѣзкомъ kl прямой (черт. 2), мы можемъ



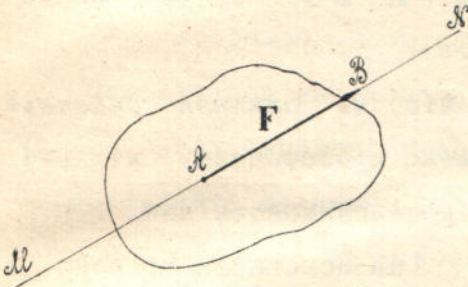
Чертежъ 2.

величину силы, содержащей n единицъ, изобразить отрѣзкомъ KL , при чемъ $\frac{KL}{kl} = n$.

Пусть A точка приложенія силы (черт. 3), AM - линія ея дѣйствія, тогда отрѣзокъ $AB = KL$, отложенный по прямой AM отъ точки A въ направленіи

силы, представляет графическое изображение силы.

Иногда отрезок обозначается одной буквою, например, F , и говорят: "сила AD " или "сила F ".



чертежъ 3.

Совокупность силъ, приложенныхъ къ твердому тѣлу, часто называется системою силъ.

Определение. Двѣ системы силъ называются эквивалентными, если каждая изъ нихъ порознь уравновѣшивается

одной и той же системою силъ.

Если система силъ A эквивалентна системѣ силъ B , то говорятъ, что "система A оказываетъ на тѣло такое же дѣйствіе, какъ система B ", или, что "систему A можно замѣнить системою B ".

Если система силъ эквивалентна одной силѣ, то эта сила называется равнодѣйствующею системе; силы системы, по отношенію къ равнодѣйствующей, называются составляющими.

Процессъ, посредствомъ котораго мы находимъ равнодѣйствующую для данной системы силъ, называется сложеніемъ силъ, а обратный процессъ, посредствомъ котораго для данной силы находимъ эквивалентную ей систему нѣсколькихъ силъ - ея составляющихъ, называется разложеніемъ силы.

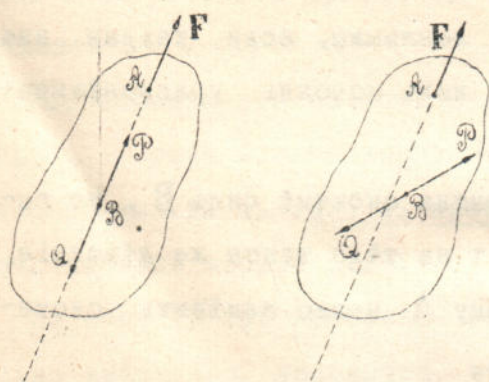
Если система силъ находится въ равновѣсіи, то относительно такой системы силъ можно сказать, что она эквивалентна нулю. Система силъ, находящаяся въ равновѣсіи, эквивалентна всякой другой системѣ силъ, находящейся также въ равновѣсіи.

Третій принципъ.

Имеемъ двѣ эквивалентныя системы A и B ; если мы

присоединимъ къ нимъ, или удалимъ отъ нихъ соответ-
ственно две системы силъ C и D , эквивалентныя меж-
ду собою, то вновь полученныя системы силъ: $(A+C)$
и $(B+D)$ или $(A-C)$ и $(B-D)$, будутъ также
эквивалентны другъ другу.

Изъ этого принципа слѣдуетъ, что, не измѣняя дѣйствія
силъ, приложенныхъ къ тѣлу, мы можемъ присоединить къ нимъ,
или удалять изъ нихъ силы взаимно-уравновѣшивающіяся.



Чертежъ 4.

На основаніи второго и
третьяго принциповъ доказы-
вается слѣдующая теорема
(черт.4):

Не измѣняя дѣйствія си-
лы, приложенной къ тѣлу, точ-
ку ея приложенія можно пе-
ренести въ какую - угодно
другую точку, которая или

принадлежитъ тѣлу, или разсматривается какъ неизмѣнно съ
нимъ связанная, - при томъ и только при томъ условіи, чтобы
эта точка находилась на линіи дѣйствія силы.

Доказательство ясно изъ чертежа 4, гдѣ A - точка прило-
женія данной силы F ; силы P и Q , приложенныя нами въ точ-
кѣ P , равны и противоположно направлены; на лѣвомъ чертежѣ

$$P = Q = F,$$

и мы удаляемъ силы Q и F , тогда остается сила P , эквива-
лентная F ; на правомъ чертежѣ силы P и Q могутъ быть равны
и неравны F ; во всякомъ случаѣ, на основаніи принципа второ-
го, сила Q не можетъ уравновѣшивать силу F , а слѣовательно,
сила P не можетъ быть эквивалентна силѣ F .

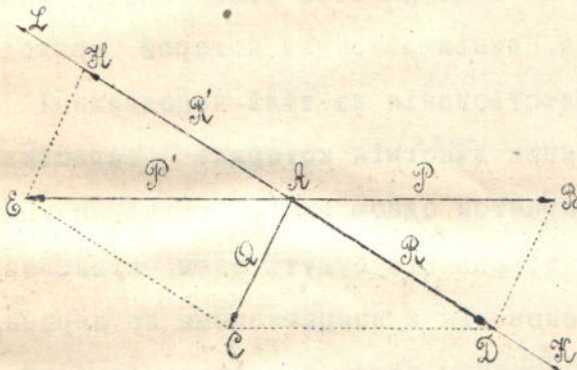
Четвертый принцип.

Равнодействующая двух сил, приложенных в одной точке и составляющих между собой некоторый угол (не 0° и не 180°), направлена по диагонали параллелограмма, построенного на этих силах.

Основываясь на этом принципе, легко доказать, что длина диагонали параллелограмма, построенного на данных силах, представляет величину равнодействующей (черт. 5).

Доказательство.

На чертеж 5: A - точка приложения данных сил $AB = P$ и $AC = Q$; AK - направление их равнодействующей R , величина которой пока неизвестна.



Чертеж 5.

Сила R' , равная

R , но противоположно направленная, т. е. по прямой AL , будет уравновешивать данную силу; если же три силы P , Q , R' находятся в равновесии, то каждая из них уравновешивает две другие, поэтому сила P уравновешивает Q и R' , следовательно, сила P' , равная P , но противоположно направленная по прямой AE ($AE = AB$), будет равнодействующей для сил Q и R' ; на основании принципа четвертого AE должна быть направлена по диагонали параллелограмма, одна сторона которого есть AC , а другая направлена по AL ; построивши этот параллелограмм $ACEK$, мы найдем, что величина силы R' равна AK , а из этих равенств треугольников: $ACEK$ и AKD получаем, что

$$AK = AD;$$

следовательно:

$$R = AD.$$

т.е. искомая величина равнодѣйствующей R изображается длиною діагонали AD .

Пятый принципъ.

Въ случаѣ несвободнаго тѣла существованіе опоръ, стѣсняющихъ свободу тѣла, всегда можетъ быть замѣнено присоединеніемъ къ даннымъ силамъ, приложеннымъ къ тѣлу, нѣкоторыхъ новыхъ силъ; эти силы называются реакціями или сопротивленіями опоръ.

Такъ напримѣръ: если въ тѣлѣ имѣется неподвижная точка, то реакція ея будетъ сила, линія дѣйствія которой проходитъ черезъ эту точку; при существованіи въ тѣлѣ неподвижной оси реакціи будутъ силы, линіи дѣйствія которыхъ пересѣкаютъ данную ось; если тѣло опирается одною или нѣсколькими точками на гладкую плоскость, то реакціи будутъ силы, приложенныя къ тѣлу въ точкахъ прикосновенія и направленныя по перпендикулярамъ къ плоскости въ сторону тѣла, и такъ далѣе; остальные свойства реакцій опредѣляются изъ условій даннаго вопроса.

Основываясь на пятомъ принципѣ, всякій вопросъ о равновѣсіи несвободнаго тѣла мы можемъ привести къ соответствующему вопросу о равновѣсіи свободнаго тѣла.

Шестой принципъ (третій законъ Ньютона).

Всякому дѣйствию соответствуетъ равное и противоположное противодействие.

На основаніи двухъ послѣднихъ принциповъ мы заключаемъ, что несвободное тѣло оказываетъ на опору "дѣйствіе", равное и противоположное реакціи; это дѣйствіе называется "давленіемъ" тѣла на опору.

СТАТИКА НА ПЛОСКОСТИ.

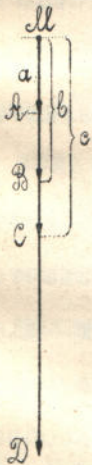
ГЛАВА II.

СЛОЖЕНІЕ, РАЗЛОЖЕНІЕ И РАВНОВѢСІЕ СИЛЬ, ПРИЛОЖЕННЫХЪ
ВЪ ОДНОЙ ТОЧКѢ.

§ 1. Способъ „многоугольника силъ“.

1-й случай. Силы направлены по одной прямой въ одну и ту же сторону.

Равнодѣйствующая данныхъ силъ направлена въ ту же сторону и по величинѣ равна ихъ суммѣ.



Въ случаѣ, изображенномъ на чертежѣ 6, равнодѣйствующая сила: $MA = a$, $MB = b$, $MC = c$ будетъ сила $MD = a + b + c$. Разложеніе данной силы на n составляющихъ силъ, направленныхъ по той же прямой въ ту же сторону, приводится къ разложенію данного числа на n арифметическихъ слагаемыхъ и будетъ определеннымъ только при заданіи $(n-1)$ составляющихъ; при этомъ сумма заданныхъ составляющихъ

Чертежъ 6. должна быть меньше данной силы.

Равновѣсіе силъ въ рассматриваемомъ случаѣ невозможно.

2-ой случай. Силы направлены по одной прямой въ различныя стороны.

Въ этомъ случаѣ мы приписываемъ величинамъ силъ, направленныхъ въ одну сторону, знакъ плюсъ, а въ противоположную

сторону знакъ минусъ, и находимъ ихъ алгебраическую сумму.

Величина равнодѣйствующей будетъ равна абсолютной величинѣ этой суммы, а направленіе равнодѣйствующей опредѣляется знакомъ суммы.



Въ случаѣ, изображенномъ на чертежѣ 7, a , b , c положительныя числа, d и e - отрицательныя; равнодѣйствующая

$$R = a + b + c + d + e$$

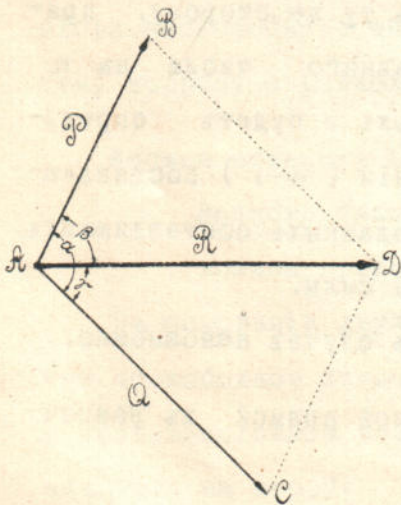
и направлена въ ту же сторону, что и сила AA .

Разложеніе данной суммы на n составляющихъ силъ, направленныхъ по той же прямой, - вообще говоря, въ разныя стороны, приводится

Чертежъ 7. къ разложенію данного числа на n алгебраическихъ слагаемыхъ и будетъ опредѣленнымъ при заданіи $(n - 1)$ слагаемыхъ.

Въ рассматриваемомъ случаѣ силы находятся въ равновѣсіи, если алгебраическая сумма ихъ величинъ равна нулю.

3-й случай. Двѣ силы, направленія которыхъ составляютъ уголъ, не равный 0° или 180° .



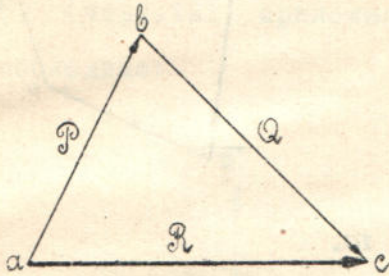
Чертежъ 8.

Четвертый принципъ даетъ: равнодѣйствующая изображается по величинѣ и направленію діагональю параллелограмма, построеннаго на линияхъ, изображающихъ двѣ данныя силы (черт. 8).

Примѣчаніе. Замѣтимъ, что въ настоящемъ случаѣ вмѣсто параллелограмма можемъ построить треугольникъ (черт. 9); изъ про-

извольной взятой точки a проводимъ прямую ab , равную и параллельную силѣ P , изъ конца ея b проводимъ прямую bc , равную и параллельную силѣ Q ; соединяя точку a съ c , получаемъ прямую ac , которая изображаетъ величину и направление равнодѣйствующей R .

Для опредѣленія величины равнодѣйствующей и соответствующихъ угловъ посредствомъ вычисленія имѣемъ слѣдующія формулы:



Чертежъ 5.

$$R^2 = P^2 + Q^2 + 2PQ \cos \alpha,$$

$$\sin \beta = \sin \alpha \cdot \frac{Q}{R},$$

$$\sin \gamma = \sin \alpha \cdot \frac{P}{R},$$

$$\frac{P}{\sin \gamma} = \frac{Q}{\sin \beta} = \frac{R}{\sin \alpha}.$$

На основаніи предыдущаго получается разложеніе данной силы на двѣ составляющія, направленія которыхъ составляютъ уголь не 0° и не 180° ; при этомъ могутъ быть даны:

- 1) величина и направленіе одной составляющей,
- 2) линіи дѣйствія обѣихъ составляющихъ,
- 3) величины обѣихъ составляющихъ,
- 4) величина одной составляющей и направленіе другой.

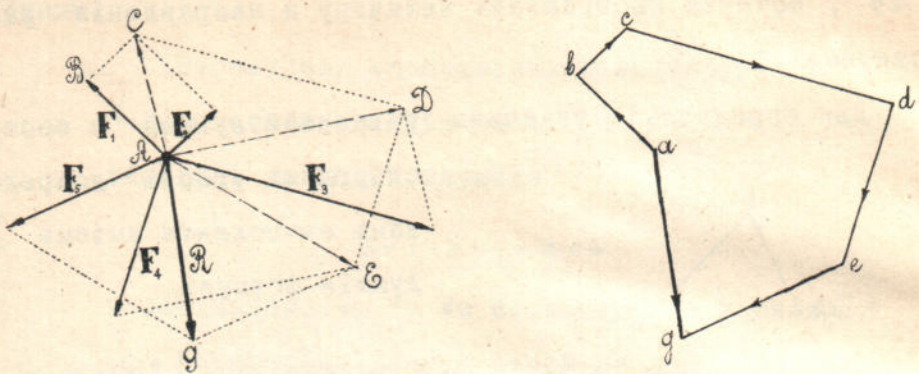
Равновсіе въ рассматриваемомъ случаѣ невозможно.

4-й случай. Какое угодно число силъ, линіи дѣйствія которыхъ лежатъ въ одной плоскости.

Послѣдовательно примѣняя правило параллелограмма, приходимъ къ слѣдующему заключенію: равнодѣйствующая изображается по величинѣ и направленію замыкающею многоугольника, стороны котораго изображаютъ по величинѣ и направленію данныя силы.

Этотъ многоугольникъ называется многоугольникомъ силъ.

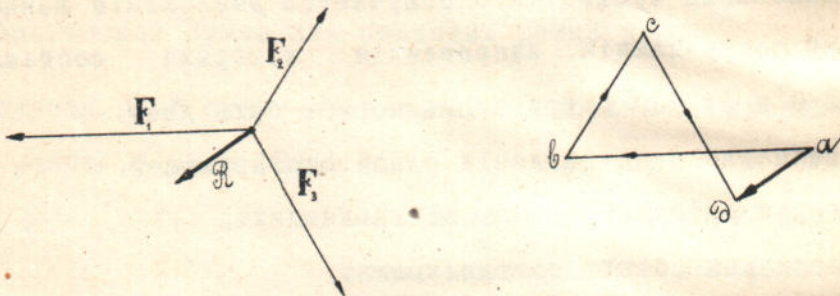
Для силъ F_1, F_2, F_3, F_4, F_5 многоугольникъ силъ будетъ $ABCDEG$ или, на отдѣльномъ чертежѣ, „ $abcdeg$ ” (черт. 10).



Чертежъ 10.

Равнодѣйствующая $R = AG = ag$.

Замѣтимъ, что стороны многоугольника силъ могутъ пересѣкаться, какъ напримѣръ, для силъ F_1, F_2, F_3 (черт. 11) многоугольникъ abc будетъ многоугольникъ силъ.



Чертежъ 11.

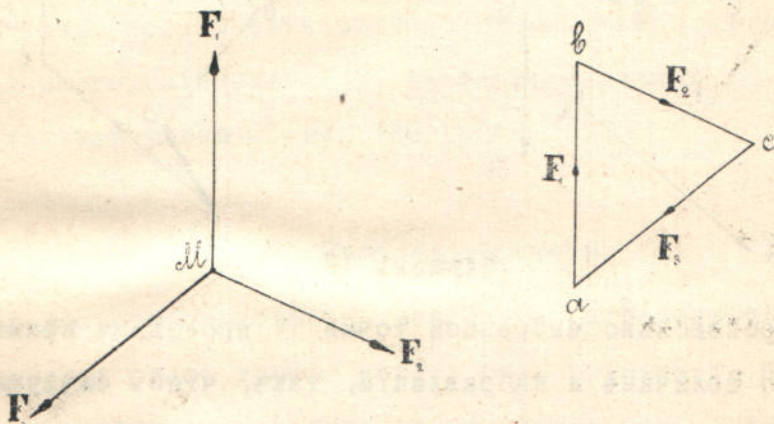
Величина и направленіе равнодѣйствующей, очевидно, не измѣнится, если мы измѣнимъ порядокъ, въ которомъ проводимъ стороны многоугольника силъ одну за другой, или нѣкоторыя данныя силы замѣнимъ ихъ равнодѣйствующей.

Разложеніе данной силы на n составляющихъ въ одной съ нею плоскости производится на основаніи предыдущаго построенія; оно становится опредѣленнымъ тогда, когда заданы по величинѣ и направленію $(n - 1)$ составляющихъ, а относительно

остальныхъ двухъ извѣстно то, что указано въ предыдущемъ случаѣ.

Для равновѣсія сколькихъ угодно силъ, приложенныхъ въ одной точкѣ, необходимо и достаточно, чтобы многоугольникъ силъ былъ замкнутъ.

Въ частномъ случаѣ, когда мы имѣемъ только три силы F_1 , F_2 , F_3 , (черт. 12), приложенныя въ одной точкѣ, для равновѣсія необходимо:



Чертежъ 12.

во 1-ыхъ, чтобы онѣ лежали въ одной плоскости, такъ какъ одна изъ нихъ должна быть равна и противоположна равнодѣйствующей двухъ другихъ, и

во 2-хъ, чтобы онѣ удовлетворяли равенствамъ:

$$\frac{F_1}{\sin(F_2, F_3)} = \frac{F_2}{\sin(F_1, F_3)} = \frac{F_3}{\sin(F_1, F_2)}$$

такъ какъ многоугольникъ силъ въ этомъ случаѣ обращается въ треугольникъ.

Замѣтимъ, что отрѣзокъ прямой, имѣющей определенную величину и определенное направленіе, называется векторомъ; по-

"ТЕОРЕТИЧЕСКАЯ МЕХАНИКА", часть I. Проф. И. В. МЕЩЕРСКИЙ.
 Изданіе Кассы Взаимопомощи Студ. СПб. Политехн. Института.
 Типо-литографія И. Трофимова. СПб. Можайская, 3.
 Корректоръ А. С. Байковъ.

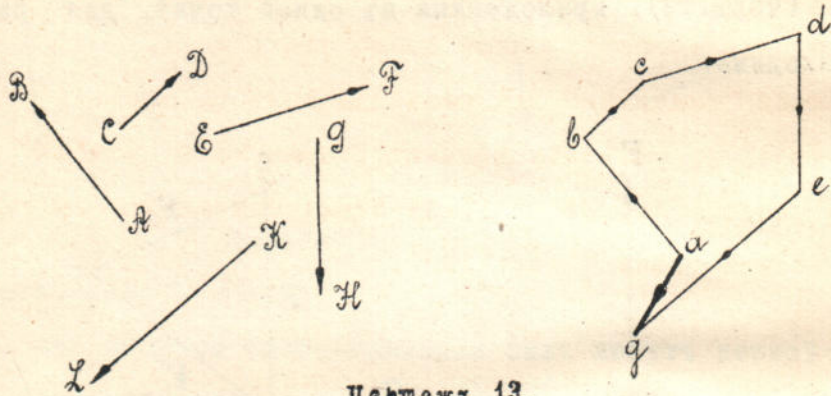


192461

этому сила можетъ быть разсматриваема, какъ векторъ.

Мы говоримъ, что два вектора равны по величинѣ и направленію, если они имѣютъ одинаковую длину, параллельны и направлены въ одну сторону.

Пусть даны векторы AB , CD , EF , GH , KL , какъ угодно расположенные въ плоскости (черт. 13).



Чертежъ 13.

Изъ произвольно выбранной точки a проводимъ прямая, равняя имъ по величинѣ и направленію, такъ, чтобы слѣдующая выходила изъ конца предыдущей:

$$ab \parallel AB;$$

$$bc \parallel CD;$$

$$cd \parallel EF;$$

$$de \parallel GH;$$

$$ef \parallel KL.$$

Этотъ процессъ называется *геометрическимъ сложениемъ* данныхъ векторовъ, а замыкающая полученнаго многоугольника ad , направленная отъ точки a къ точкѣ d , называется ихъ *геометрической суммой*.

Геометрическая сумма не измѣнится, если мы измѣнимъ порядокъ слагаемыхъ или нѣсколько слагаемыхъ замѣнимъ ихъ *геометрической суммой*.

Арифметическую и алгебраическую сумму можно разсматривать,

какъ частные случаи суммы геометрической, когда слагаемые векторы параллельны и направлены всё въ одну сторону или въ разныя стороны.

На основаніи предыдущаго получаемъ слѣдующую общую теорему:

равнодѣйствующая сколькихъ угодно силъ, приложенныхъ въ одной точкѣ и лежащихъ въ одной плоскости, равна по величинѣ и направленію *геометрической суммы* этихъ силъ.

Способы, указанные для сложения силъ въ первомъ и второмъ случаѣ, могутъ быть разсматриваемы, какъ частные случаи правила многоугольника силъ: въ этихъ случаяхъ углы многоугольника силъ равны 0° или 180° .

§ 2. Способъ проекцій.

Всѣ вопросы о сложении, разложеніи и равновѣсіи силъ, приложенныхъ въ одной точкѣ, могутъ быть рѣшаемы съ помощью *проекцій* разсматриваемыхъ силъ на нѣкоторыя оси; для большей простоты эти оси берутся обыкновенно взаимноперпендикулярными.

Изъ геометріи извѣстно, что проекція замыкающей многоугольника на какую угодно ось равна суммѣ проекцій сторонъ этого многоугольника на ту же ось.

Принимая это предложеніе къ *многоугольнику силъ*, получаемъ слѣдующую теорему:

Проекція равнодѣйствующей силъ, приложенныхъ въ одной точкѣ, на всякую ось, равна суммѣ проекцій составляющихъ силъ на ту же самую ось.

Пусть будутъ $F_1, F_2, F_3, \dots, F_n$ составляющія силы, лежащія въ одной плоскости, и R ихъ равнодѣйствующая.

Возьмемъ въ плоскости силъ двѣ взаимноперпендикулярныя оси OX и OY (черт. 14); обозначимъ проекціи на эти оси

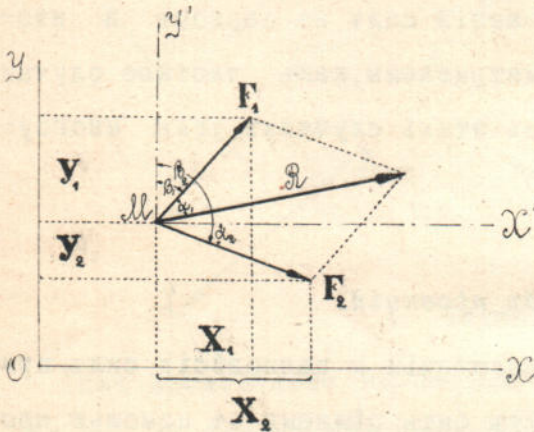
силъ F черезъ X_1 и Y_1 ; F_2 черезъ X_2 и Y_2 ;..... F_n черезъ X_n и Y_n ; тогда имѣемъ:

$$X_1 = F_1 \cos \alpha_1; \quad Y_1 = F_1 \cos \beta_1;$$

$$X_2 = F_2 \cos \alpha_2; \quad Y_2 = F_2 \cos \beta_2;$$

$$\dots\dots\dots$$

$$X_n = F_n \cos \alpha_n; \quad Y_n = F_n \cos \beta_n,$$



Чертежъ 14.

если α_1 и β_1 суть углы, которые сила F_1 образуетъ осями OX и OY ;.....
..... α_n, β_n — углы, которые сила F_n образуетъ съ осями OX и OY *).

Проекция равнодѣйствующей R обозначимъ черезъ X и Y ; тогда, на основаніи вышеуказанной

теорема, получимъ:

$$X = X_1 + X_2 + X_3 + \dots + X_n = \sum_{i=1}^n X_i;$$

$$Y = Y_1 + Y_2 + Y_3 + \dots + Y_n = \sum_{i=1}^n Y_i.$$

Величина равнодѣйствующей и направленіе ея опредѣляются съ помощью формулъ:

$$R = \sqrt{X^2 + Y^2},$$

$$\cos(R, OX) = \frac{X}{\sqrt{X^2 + Y^2}},$$

*): Для построения этихъ угловъ мы можемъ или изъ точки M провести две прямыя MX' и MY' , параллельныя осямъ OX и OY , какъ представлено на чертежѣ, или изъ начала координатъ провести прямыя, параллельныя силамъ, въ соответствующую сторону.

$$\cos(\mathcal{R}, OY) = \frac{Y}{\sqrt{X^2 + Y^2}}.$$

Изъ этихъ формулъ слѣдуетъ, что *условіе*, необходимое и достаточное для *равновѣсія* силъ, приложенныхъ въ одной точкѣ и лежащихъ въ одной плоскости, выражается двумя равенствами:

$$\sum_{i=1}^{i=n} X_i = 0,$$

$$\sum_{i=1}^{i=n} Y_i = 0.$$

Примечаніе. Задачи рѣшаются съ помощью построенія или соответствующаго вычисленія.

При этомъ, если въ задачу входятъ растягиваемыя нити, сжимаемые или растягиваемые стержни, нужно имѣть въ виду слѣдующее:

1) Если нить находится въ равновѣсіи, то величина растягивающаго усилія въ каждой изъ ея точекъ одна и та же и равна величинѣ каждой изъ двухъ равныхъ силъ, приложенныхъ къ ея концамъ.

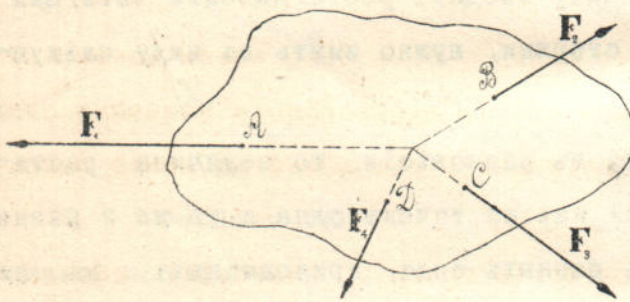
2) Если стержень находится въ равновѣсіи, то величина растягивающаго или сжимающаго усилія во всѣхъ точкахъ стержня одна и та же и равна величинѣ одной изъ двухъ равныхъ силъ, приложенныхъ къ концамъ стержня.

ГЛАВА III.

СИЛЫ, ПРИЛОЖЕННЫЯ ВЪ РАЗНЫХЪ ТОЧКАХЪ ТѢЛА И ДѢЙСТВУЮЩІЯ
ПО ЛИНІЯМЪ, ПЕРЕСѢКАЮЩИМСЯ ВЪ ОДНОЙ ТОЧКѢ.

§ 1.

Въ настоящемъ случаѣ, перенося точки приложенія силъ въ общую точку пересѣченія ихъ линій дѣйствія, мы приходимъ къ случаю, рассмотрѣнному въ предыдущей главѣ (черт. 15).



Чертежъ 15.

При рѣшеніи задачъ на сложение и разложение силъ посредствомъ построения въ настоящемъ случаѣ представляются нѣкоторыя особенности тогда, когда

точка пересѣченія линій дѣйствія данныхъ силъ не помѣщается въ предѣлахъ чертежа.

Въ случаѣ трехъ силъ представляются слѣдующія задачи:

- 1) Найти равнодѣйствующую двухъ данныхъ силъ.
- 2) Даны: сила и одна составляющая, найти другую составляющую.
- 3) Даны: сила, линія дѣйствія одной ея составляющей и величина другой; найти величину первой и линію дѣйствія второй.
- 4) Даны: сила, линія дѣйствія одной ея составляющей и точка приложенія другой; найти величину первой, направленіе и величину второй.

Въ нѣкоторыхъ вопросахъ требуется только узнать, *проходитъ ли равнодѣйствующая данныхъ силъ черезъ данную точку или нѣтъ*, на примѣръ, въ вопросѣ о равновѣсіи рычага.

Рычагомъ называется твердое тѣло, имѣющее неподвижную ось и подверженное дѣйствию силъ, направленныхъ въ одной плоскости, перпендикулярной къ оси.

На основаніи пятого принципа для равновѣсія рычага необходимо и достаточно, чтобы силы, къ нему приложенныя, имѣли равнодѣйствующую, которая проходила бы черезъ точку пересѣченія оси съ плоскостью силъ: онѣ будутъ тогда уравниваться реакціей оси.

При рѣшеніи вопросовъ о равновѣсіи рычага, и также многихъ другихъ вопросовъ, весьма полезно понятіе о моментѣ силы относительно точки.

§ 2. Моментъ силы относительно точки.

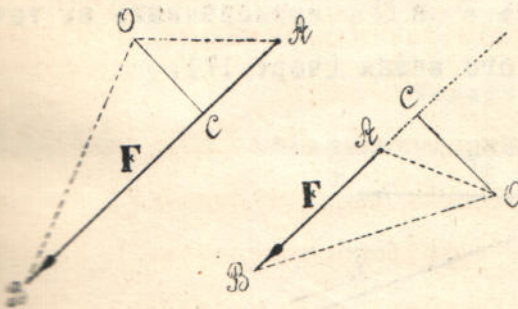
Определение. Моментомъ силы относительно точки называется взятое со знакомъ плюсъ или минусъ произведеніе величины силы на длину перпендикуляра, опущеннаго изъ точки на линію дѣйствія силы.

Моментъ силы F относительно точки O (черт. 16) обозначимъ черезъ $m(F)$; тогда по опредѣленію будетъ:

$$m(F) = \pm (AB \cdot OC),$$

слѣдовательно, равняется удвоенной площади треугольника OAB , взятой со знакомъ плюсъ или минусъ.

Точка O , относительно



Чертежъ 16.

которой находимъ моментъ силы, называется центромъ момента; перпендикуляръ OC называется плечомъ момента.

Въ выраженіи момента берется знакъ плюсъ тогда, когда наблюдатель, стоящій въ центрѣ момента, на плоскости, заключаю-

щей этотъ центръ и силу, видить силу направленною слѣва направо - въ противоположномъ случаѣ берется знакъ минусъ.

Въ первомъ случаѣ сила стремится вращать плоскость чертежа вокругъ центра момента по часовой стрѣлкѣ, а во второмъ - противъ часовой стрѣлки.

Изъ опредѣленія момента силы относительно точки слѣдуетъ:

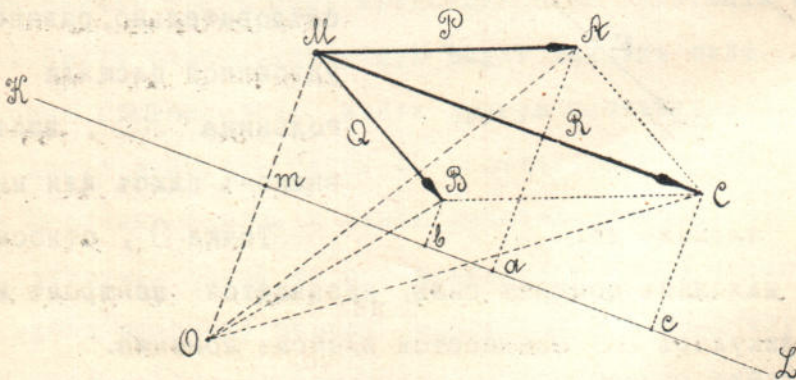
- 1) моментъ силы не измѣняется при переносѣ точки приложенія силы по линіи ея дѣйствія;
- 2) моменты силы относительно центровъ, лежащихъ на одной прямой, параллельной линіи дѣйствія силъ, равны между собою;
- 3) моментъ силы относительно точки равенъ нулю тогда и только тогда, когда эта точка лежитъ на линіи дѣйствія силы.

Теорема Вариньона.

Моментъ равнодѣйствующей двухъ силъ, приложенныхъ въ одной точкѣ, относительно центра, лежащаго въ ихъ плоскости, равенъ алгебраической суммѣ моментовъ этихъ силъ относительно того же центра.

Доказательство.

Первый случай: моменты силъ P и Q , приложенныхъ въ точкѣ M , относительно центра O одного знака (черт. 17).



Чертежъ 17.

Проводимъ прямую $KL \perp OM$ и прямыя Aa, Bb, Cc , перпен-

дикулярныя къ прямой KL ; тогда

$$\text{пл.}\Delta OllA = \frac{1}{2} Oll.ta,$$

$$\text{пл.}\Delta OllB = \frac{1}{2} Oll.tb,$$

$$\text{пл.}\Delta OllC = \frac{1}{2} Oll.tc;$$

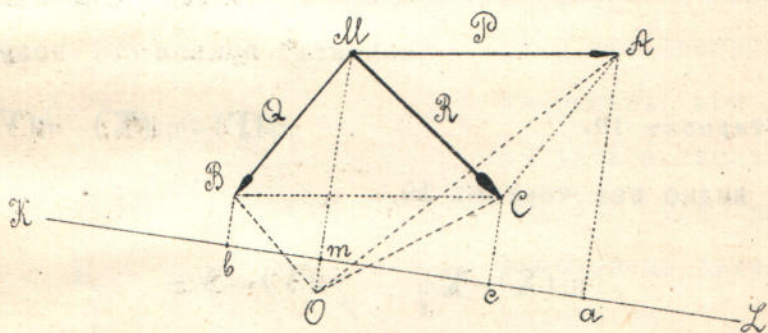
такъ какъ $tb=ac$, то $tc=ta+tb$, и слѣдовательно:

$$\text{пл.}\Delta OllC = \text{пл.}\Delta OllA + \text{пл.}\Delta OllB;$$

отсюда, обозначая слово "моментъ" буквою m , получаемъ:

$$m(R) = m(P) + m(Q).$$

Второй случай: моменты силъ P и Q , приложенныхъ въ точкѣ M , относительно центра O разныхъ знаковъ (черт. 18).



Чертежъ 18.

Aa, Bb, Cc перпендикулярны къ KL ; $KL \perp Oll$.

$$\text{пл.}\Delta OllA = \frac{1}{2} Oll.ta,$$

$$\text{пл.}\Delta OllB = \frac{1}{2} Oll.tb,$$

$$\text{пл.}\Delta OllC = \frac{1}{2} Oll.tc;$$

такъ какъ $tb=ac$, то $tc=ta-tb$, и слѣдовательно

$$\text{пл.}\Delta OllC = \text{пл.}\Delta OllA - \text{пл.}\Delta OllB,$$

но

$$m(Q) = - \sum \text{пл.} \Delta \text{O} \ell \ell \mathcal{P};$$

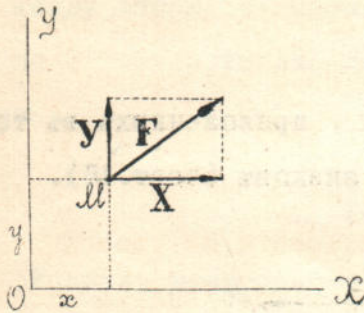
поэтому имѣемъ:

$$m(\mathcal{P}) = m(\mathcal{P}') + m(Q).$$

Слѣдствія, вытекающія изъ теоремы Вариньона:

1) Съ помощью доказанной теоремы можно получить *аналитическое* *выраженіе для момента силы относительно точки.

Центръ момента принимаемъ за начало координатныхъ осей OX и OY (черт. 19). Пусть будутъ x, y координаты точки приложения силы F , а X, Y - проекціи на оси координатъ.



Чертежъ 19.

Разложимъ силу F на двѣ составляющія, параллельныя координатнымъ осямъ; - онѣ будутъ равны X и Y ; тогда, обозначая слово "моментъ" буквою m , получимъ:

$$m(F) = m(X) + m(Y);$$

но, какъ видно изъ чертежа 19,

$$m(X) = X \cdot y, \quad m(Y) = -Y \cdot x,$$

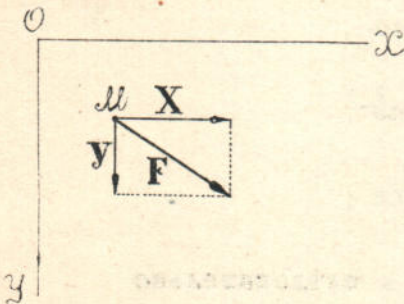
а потому

$$m(F) = Xy - Yx.$$

Если ось OY имѣетъ противоположное направленіе (черт. 20),

то

$$m(F) = xY - yX.$$



Чертежъ 20.

2) Въ томъ случаѣ, когда число данныхъ силъ, приложенныхъ въ одной точкѣ, *болѣе двухъ*: $F_1, F_2, F_3, \dots, F_n$, мы примѣняемъ послѣдовательно теорему Вариньона, сначала къ равнодѣйствующей R_1 силъ F_1

и F_1 , затѣмъ къ равнодѣйствующей R_2 силъ R_1 и F_2 и т. д.; получаемъ слѣдующую теорему:

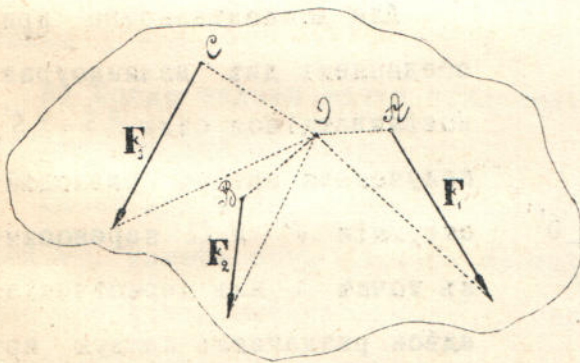
Моментъ равнодѣйствующей сколькихъ угодно силъ, направленныхъ въ одной плоскости по линіямъ, пересѣкающимся въ одной точкѣ, относительно центра, лежащаго въ плоскости силъ, равенъ алгебраической суммѣ моментовъ этихъ силъ относительно того же центра.

Отсюда мы заключаемъ, что для равновѣсія рычага при дѣйствіи силъ, направленныхъ по линіямъ, пересѣкающимся въ одной точкѣ, необходимо и достаточно, чтобы алгебраическая сумма моментовъ силъ относительно точки, въ которой ось рычага пересѣкаетъ плоскость силъ, равнялась нулю, такъ какъ тогда моментъ равнодѣйствующей равенъ нулю, и, слѣдовательно, линія

дѣйствія ея проходитъ черезъ неподвижную точку: на примѣръ, при дѣйствіи на рычагъ трехъ силъ F_1 , F_2 , F_3 для равновѣсія необходимо существованіе равенства:

$$m(F_1) + m(F_2) + m(F_3) = 0.$$

причемъ центромъ моментовъ



Чертежъ 21.

служить точка O , въ которой ось рычага пересѣкаетъ плоскость чертежа (черт. 21).

а изъ подобія треугольниковъ EGH и BCG : $\frac{HG}{HC} = \frac{GC}{BC}$; дѣлимъ почленно одно равенство на другое и, принимая во вниманіе, что $DH = GC$, получаемъ:

$$\frac{GH}{HG} = \frac{BC}{AC} , \text{ или } \frac{P}{Q} = \frac{BC}{AC} ,$$

слѣдовательно:

$$P \cdot AC = Q \cdot BC .$$

Изъ равенствъ: $\frac{P}{BC} = \frac{Q}{AC}$ и $R = P + Q$ слѣдуетъ:

$$\frac{P}{BC} = \frac{Q}{AC} = \frac{R}{AB} .$$

На основаніи послѣднихъ формулъ легко разложить данную силу R на двѣ, ей параллельныя и одинаково направленныя, составляющія:

1) Когда заданы величина и точка приложенія одной составляющей $P < R$;

2) Когда заданы точки приложенія составляющихъ, лежація по обѣ стороны данной силы.

Любая изъ точекъ, лежащихъ на линіи дѣйствія равнодѣйствующей R , можетъ быть принята за точку ея приложенія; но только одна изъ нихъ, именно точка C , находящаяся на прямой AB , соединяющей точки приложенія составляющихъ P и Q , обладаетъ слѣдующимъ свойствомъ:

если силы P и Q будутъ повернуты вокругъ ихъ точекъ приложенія на одинъ и тотъ же уголъ въ одну и ту же сторону, то точка C сохранитъ свое положеніе, какъ видно изъ предыдущихъ формулъ, и равнодѣйствующая R будетъ повернута вокругъ нея на тотъ же уголъ.

Точка C называется *центромъ параллельныхъ силъ* P и Q .

Пусть x_1 и y_1 будутъ координаты точки A , x_2 и y_2 - координаты точки B ; точка C дѣлитъ разстояніе AB на части, обратно пропорціональныя силамъ P и Q ; поэтому, пользуясь

формулами аналитической геометрии для координат точки, делящей данный отрезок в данном отношении и лежащей между концами отрезка, мы получим для координат x_c и y_c точки C следующие выражения:

$$x_c = \frac{P x_1 + Q x_2}{P + Q}, \quad y_c = \frac{P y_1 + Q y_2}{P + Q};$$

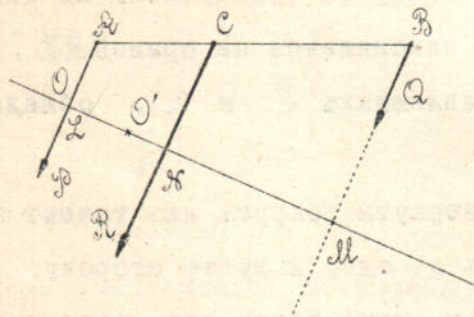
Т е о р е м а . Моментъ равнодѣйствующей двухъ параллельныхъ силъ, направленныхъ въ одну сторону, относительно какого либо центра, лежащаго въ ихъ плоскости, равенъ алгебраической суммѣ моментовъ этихъ силъ относительно того же центра.

Доказательство.

Первый случай: моменты одинаковыхъ знаковъ. Центръ моментовъ O (черт. 23). Прямая Om перпендикулярна къ направлению силъ.

Имѣемъ:

$$\begin{aligned} P \cdot OL + Q \cdot Om - P(OK - LN) + Q(OK + Mm) = \\ = (P + Q) \cdot OK + P \cdot LN - Q \cdot Mm; \end{aligned}$$



но

$$P \cdot AC = Q \cdot BC,$$

а такъ какъ

$$AC : LN = BC : Mm;$$

то

$$P \cdot LN = Q \cdot Mm;$$

кромѣ того

$$P + Q = R,$$

получаемъ

$$P \cdot OL + Q \cdot Om = R \cdot OK.$$

Чертежъ 23.

Второй случай: моменты разныхъ знаковъ.

Центръ моментовъ O' (черт. 23): доказательство аналогичное предыдущему.

Въ обоихъ случаяхъ имѣемъ:

$$m(\mathcal{R}) = m(\mathcal{P}) + m(\mathcal{Q}).$$

§ 2. Какое угодно число параллельныхъ силъ, лежащихъ въ одной плоскости и направленныхъ въ одну сторону.

Обозначимъ величины этихъ силъ черезъ $\mathcal{P}_1, \mathcal{P}_2, \mathcal{P}_3, \dots, \mathcal{P}_n$, а координаты точекъ ихъ приложенія соответственно черезъ $x_1, y_1; x_2, y_2; x_3, y_3; \dots, x_n, y_n$.

Примѣняя послѣдовательно правило предыдущаго параграфа для сложенія двухъ параллельныхъ силъ, сначала къ равнодѣйствующей \mathcal{R}_1 силъ \mathcal{P}_1 и \mathcal{P}_2 , затѣмъ къ равнодѣйствующей \mathcal{R}_2 силъ \mathcal{R}_1 и \mathcal{P}_3 и т.д., мы приходимъ къ слѣдующему заключенію:

Равнодѣйствующая сколькихъ угодно параллельныхъ силъ, лежащихъ въ одной и той же плоскости и направленныхъ въ одну сторону, равна ихъ суммѣ

$$\mathcal{R} = \mathcal{P}_1 + \mathcal{P}_2 + \mathcal{P}_3 + \dots + \mathcal{P}_n,$$

имѣ параллельна, направлена въ ту же сторону, и линія дѣйствія ея проходитъ черезъ точку, координаты которой x_c и y_c выражаются слѣдующимъ образомъ:

$$x_c = \frac{\mathcal{P}_1 x_1 + \mathcal{P}_2 x_2 + \dots + \mathcal{P}_n x_n}{\mathcal{P}_1 + \mathcal{P}_2 + \dots + \mathcal{P}_n};$$

$$y_c = \frac{\mathcal{P}_1 y_1 + \mathcal{P}_2 y_2 + \dots + \mathcal{P}_n y_n}{\mathcal{P}_1 + \mathcal{P}_2 + \dots + \mathcal{P}_n}.$$

Если силы $\mathcal{P}_1, \mathcal{P}_2, \dots, \mathcal{P}_n$ повернемъ на одинъ и тотъ же уголъ вокругъ ихъ точекъ приложенія, то равнодѣйствующая ихъ повернется на тотъ же уголъ вокругъ точки (x_c, y_c) , координаты которой выражаются только что написанными формулами.

Эта точка называется *центромъ параллельныхъ силъ*.

Примѣняя послѣдовательно теорему предыдущаго параграфа о моментъ равнодѣйствующей двухъ параллельныхъ силъ, сначала къ

равнодѣйствующей \mathcal{R}_1 силъ \mathcal{P}_1 и \mathcal{P}_2 , затѣмъ къ равнодѣйствующей \mathcal{R}_2 силъ \mathcal{R}_1 и \mathcal{P}_3 и т. д., мы получаемъ:

Моментъ равнодѣйствующей сколькихъ угодно параллельныхъ силъ, лежащихъ въ одной плоскости и направленныхъ въ одну сторону, относительно центра, лежащаго въ ихъ плоскости, равенъ алгебраической суммѣ моментовъ этихъ силъ относительно того же центра:

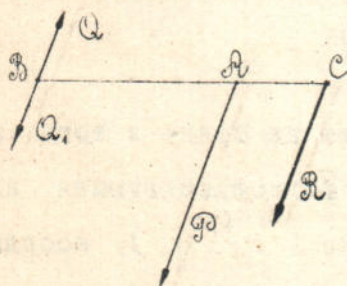
$$m(\mathcal{R}) = m(\mathcal{P}_1) + m(\mathcal{P}_2) + \dots + m(\mathcal{P}_n).$$

§ 3. Двѣ неравныя параллельныя силы, направленныя въ разныя стороны.

Равнодѣйствующая двухъ параллельныхъ силъ \mathcal{P} и \mathcal{Q} , направленныхъ въ разныя стороны, равна ихъ разности, имѣ параллельна, направлена въ сторону бѣльшей силы по линіи, которая проходитъ вѣѣ точекъ приложенія данныхъ силъ, со стороны бѣльшей силы, и дѣлитъ прямую, соединяющую эти точки, на части, обратно пропорціональныя силамъ.

Доказательство.

Даны: сила \mathcal{P} , приложенная въ точкѣ \mathcal{A} , и сила $\mathcal{Q} < \mathcal{P}$, приложенная въ точкѣ \mathcal{B} (черт. 24) и направленная въ противоположную сторону.



Чертежъ 24.

Силу \mathcal{P} , бѣльшую изъ данныхъ силъ, разлагаемъ на двѣ силы, ей параллельныя, изъ которыхъ одна, \mathcal{Q}_1 , приложена въ точкѣ \mathcal{B} , равна \mathcal{Q} и направлена въ сторону противоположную \mathcal{Q} ; на основаніи параграфа 1 найдемъ вторую составляющую \mathcal{R} ; сила \mathcal{R} , приложенная въ точкѣ \mathcal{C} , и будетъ иско-

момъ равнодѣйствующей, такъ какъ силы \mathcal{Q} и \mathcal{Q}_1 , какъ взаимно-

уравновѣшивающіяся, можемъ удалить.

Имѣемъ:

$$R = P - Q; \quad P.AC = Q.BC, \quad \frac{P}{BC} = \frac{Q}{AC} = \frac{R}{AB}.$$

На основаніи этихъ формулъ легко разложить данную силу R на двѣ параллельныя составляющія, направленныя въ разныя стороны:

1) когда задана вполнѣ одна составляющая, или большая, чѣмъ сила R , или направленная въ противоположную сторону;

2) когда заданы точки приложенія составляющихъ, лежація по одну сторону данной силы.

Пусть x_1 и y_1 будутъ координаты точки A ; x_2 и y_2 координаты точки B ; точка C дѣлитъ разстояніе AB на части, обратно пропорціональныя силамъ P и Q ; поэтому, пользуясь формулами аналитической геометріи для координатъ точки, дѣлящей данный отрѣзокъ въ данномъ отношеніи съ внѣшней стороны, мы получимъ для координатъ x_c и y_c точки C слѣдующія выраженія:

$$x_c = \frac{P.x_1 - Q.x_2}{P - Q},$$

$$y_c = \frac{P.y_1 - Q.y_2}{P - Q}.$$

Точка C называется *центромъ* параллельныхъ силъ P и Q ; при поворотѣ силъ P и Q на одинъ и тотъ же уголъ вокругъ точекъ A и B равнодѣйствующая ихъ R повернется на тотъ же уголъ вокругъ точки C .

Примѣчаніе. Замѣтимъ, что опредѣленіе центра параллельныхъ силъ и полученныя выраженія его координатъ x_c , y_c въ §§

"ТВОРЕТИЧЕСКАЯ МЕХАНИКА", часть I. Проф. И. В. МЕЦВЕРСКІЙ.

Изданіе Кассы Взаимопомощи Студ. Сиб. Политехн. Института.

Типо-литографія И. Трофимова. Сиб. Могайская, 3.

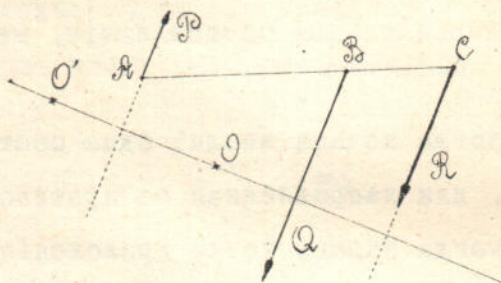
Корректоръ А. Саванько.

Листъ 3.

1 и 3, имѣютъ мѣсто и тогда, когда силы P и Q направлены по одной прямой (черт. 25), такъ какъ послѣдній случай можно разсматривать, какъ частный случай одного изъ предыдущихъ.



Чертежъ 25.



Чертежъ 26.

ТЕОРЕМА. Моментъ равнодѣйствующей двухъ неравныхъ параллельныхъ силъ, направленныхъ въ разныя стороны, относительно какого либо центра, лежащаго въ ихъ плоскости, равенъ алгебраической суммѣ моментовъ этихъ силъ относительно того же центра.

Доказательство (черт. 26) подобно тому, которое изложено въ § 1.

§ 4. Пара силъ.

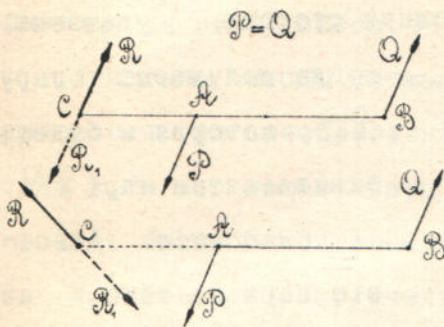
ТЕОРЕМА. Две равныя параллельныя силы, направенныя въ противоположныя стороны, не имѣютъ равнодѣйствующей въ ихъ плоскости.

Доказательство. Предполагаемъ, что равнодѣйствующая R существуетъ; тогда существуетъ и сила уравнивающаяся, R_1 , равная и противоположная R ; между тѣмъ будетъ ли эта сила параллельна или непараллельна даннымъ силамъ P и Q (черт. 27) нетрудно видѣть, что равновѣсіе на основаніи принципа втораго невозможно, и, слѣдовательно, предположеніе невѣрно.

Система двухъ равныхъ параллельныхъ силъ, направленныхъ въ противоположныя стороны, называется парой силъ.

Расстояние между линиями действия силъ пары, считаемое по перпендикуляру къ нимъ, называется *плечомъ пары*.

Точки приложенія силъ пары всегда можемъ перенести такъ,



Чертежъ 27.

что прямая, соединяющая эти точки, будетъ перпендикулярна къ силамъ.

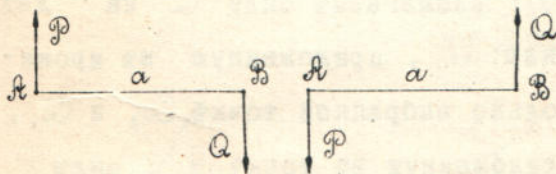
Теорема. Алгебраическая сумма моментовъ силъ пары относительно какого либо центра, лежащаго въ плоскости пары, равна произведенію величины одной изъ силъ пары на плечо,

взятому со знакомъ плюсъ, когда пара стремится вращать плоскость чертежа по часовой стрѣлкѣ, и со знакомъ минусъ - въ противоположномъ случаѣ.

$$m(P) + m(Q) = P \cdot a \quad (\text{черт. 28, лѣвый})$$

$$m(P) + m(Q) = -P \cdot a \quad (\text{черт. 28, правый}).$$

Доказательство такое же, какъ въ §§ 1 и 3.



Чертежъ 28.

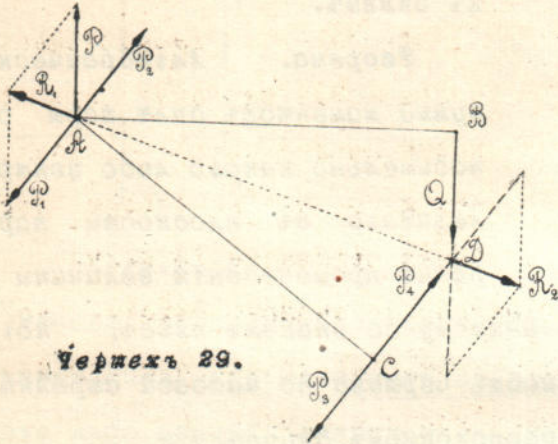
Произведеніе одной изъ силъ пары на плечо, взятое со знакомъ +, когда пара стремится вращать плоскость чертежа по часовой стрѣлкѣ,

и со знакомъ -, въ противоположномъ случаѣ, называется *моментомъ пары*, и предыдущая теорема можетъ быть выражена такъ: алгебраическая сумма моментовъ силъ пары относительно какого либо центра, лежащаго въ плоскости, равна моменту пары.

ТВОРЕНІЕ. Дѣйствіе пары на тѣло не измѣнится, если плечо пары повернемъ въ ея плоскости на нѣкоторый уголъ вокругъ одного изъ концовъ.

Доказательство. Даны силы $P = Q$ и A, B плечо пары (черт. 29).

Пусть AC - новое положение плеча; присоединяемъ къ двумъ даннымъ силамъ P и Q четыре равныя имъ силы: P_1, P_2, P_3, P_4 ; нагнемъ силу R_1 , равнодѣйствующую силамъ P и P_1 , и силу R_2 , равнодѣйствующую силамъ Q и P_4 , какъ силы равныя и направленныя по одной прямой*) въ противоположныя стороны, удаляемъ;



Чертежъ 29.

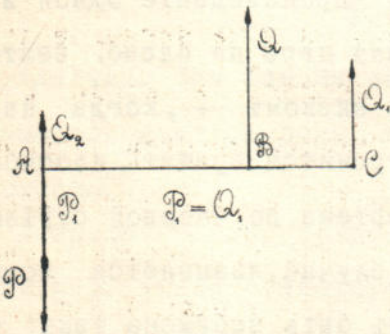
тогда получаемъ пару P_2P_3 , которая и будетъ эквивалентна парѣ PQ .

Слѣдствіе. Дѣйствіе пары на тѣло не измѣнится, если пару перенести въ какое угодно положеніе въ ея плоскости.

ТЕОРЕМА. Дѣйствіе

пары на тѣло не измѣнится, если измѣнить величины силъ и длину плеча такимъ образомъ, чтобы моментъ пары сохранилъ свою величину и знакъ.

Доказательство. Даны силы $P = Q$ и AB плечо пары (черт.



Чертежъ 30.

30); разлагаемъ силу Q на двѣ силы: Q_1 , приложенную въ произвольно выбранной точкѣ C , и Q_2 , приложенную въ точкѣ A ; силы P и Q_2 замѣняемъ ихъ равнодѣйствующей P_1 ; получаемъ пару $P_1 = Q_1$, эквивалентную данной парѣ; при этомъ имѣемъ:

*) Прямая AD есть биссектриса угловъ BAC и BDC ; по продолженіи она дѣлитъ пополамъ углы ромбовъ, имѣющіе вершины въ точкахъ A и D и, следовательно, совпадаетъ съ линіями дѣйствія силъ R_1 и R_2 .

$$P.AB = P.AC.$$

Слѣдствіе изъ двухъ предыдущихъ теоремъ: *есть пары, лежащія въ одной плоскости, имѣющія одинъ и тотъ же моментъ, эквивалентны между собою.*

Для того, чтобы сложить нѣсколько паръ, лежащихъ въ одной плоскости, мы преобразуемъ ихъ такъ, чтобы длина плеча была одна и та же; затѣмъ перенесемъ такъ, чтобы плечи совпали, и сложимъ силы, направленныя по одной прямой.

Моментъ пары, полученной отъ сложения нѣсколькихъ паръ, равенъ алгебраической суммѣ моментовъ слагаемыхъ паръ.

Пусть даны пары силъ, изображенныя на чертежѣ 31.

Возьмемъ плечи, равныя b ; соответствующія силы будутъ:

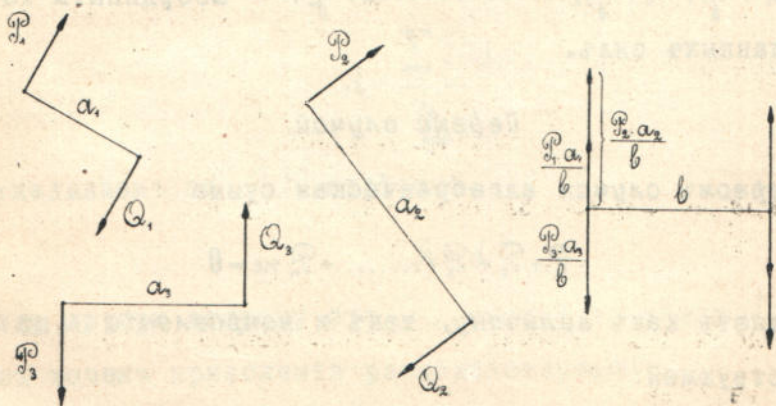
$$\frac{P_1 a_1}{b}, \frac{P_2 a_2}{b}, \frac{P_3 a_3}{b}.$$

Сила пары, полученной отъ сложения, будетъ равна

$$\frac{P_1 a_1 + P_2 a_2 - P_3 a_3}{b},$$

а плечо ея равно b ; моментъ этой пары равенъ, слѣдовательно,

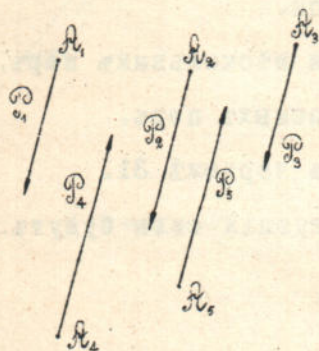
$$P_1 a_1 + P_2 a_2 - P_3 a_3.$$



Чертежъ 31.

§ 5. Какое угодно число параллельныхъ силъ, лежащихъ въ одной плоскости и направленныхъ въ разныя стороны (черт. 32).

Находимъ двѣ равнодѣйствующія: R_1 для силъ, направленныхъ въ одну сторону, и R_2 для силъ, направленныхъ въ сторону противоположную; при этомъ могутъ представиться три случая.



Чертежъ 32.

Первый случай: R_1 и R_2 различны по величинѣ; складывая ихъ, получимъ равнодѣйствующую R всѣхъ данныхъ силъ;

Второй случай: R_1 и R_2 равны по величинѣ и направлены по двумъ параллельнымъ прямымъ - получается пара силъ;

Третий случай: R_1 и R_2 равны по величинѣ и направлены по одной прямой;

данныя силы находятся въ равновесіи.

Пусть P_1, P_2, \dots, P_n величины данныхъ силъ, взятыя со знакомъ плюсъ, когда онѣ направлены въ одну сторону, и со знакомъ минусъ, когда онѣ направлены въ сторону противоположную; пусть $x_1, y_1; x_2, y_2; \dots, x_n, y_n$, - координаты точекъ приложенія данныхъ силъ.

Первый случай.

Въ первомъ случаѣ алгебраическая сумма

$$P_1 + P_2 + P_3 + \dots + P_n \neq 0$$

и опредѣляетъ какъ величину, такъ и направление (по знаку) равнодѣйствующей:

$$R_1 = \sum_{i=1}^{i=n} P_i.$$

Линію дѣйствія равнодѣйствующей находимъ, пользуясь тѣмъ, что ея моментъ равенъ алгебраической суммѣ моментовъ данныхъ силъ.



Чертежъ 32.

Возьмемъ гдѣ-ли-бо въ плоскости силъ центръ моментовъ O и проведемъ черезъ него прямую MN, перпендикулярную къ направлению силъ; плечи силъ обозначимъ черезъ d_1, d_2, \dots, d_n , приписывая имъ знакъ +, когда они отсчитываются отъ центра O въ одну сторону (напримѣръ, вправо), и знакъ минусъ, когда они отсчитываются въ противоположную сторону; при этомъ будемъ считать положительными величины тѣхъ силъ, которыя, при положительномъ плечѣ, имѣютъ положительный моментъ относительно точки O такъ напримѣръ, на прилагаемомъ чертежѣ 32: величины d_1, d_3, P_1, P_3 берутся со знакомъ +, d_2, P_2 со знакомъ -. Тогда моментъ силы P_i :

$$m(P_i) = P_i d_i,$$

и плечо d равнодѣйствующей R находимъ по формулѣ:

$$d = \frac{\sum_{i=1}^{n+m} P_i d_i}{\sum_{i=1}^{n+m} P_i}.$$

Откладываемъ по MN отрезокъ

$$OA = d$$

въ ту или другую сторону отъ O, смотря по знаку d ; получимъ одну изъ точекъ приложенія равнодѣйствующей.

Другой способъ для достиженія той же цѣли состоитъ въ томъ, что мы опредѣляемъ центръ данныхъ силъ, черезъ который линія дѣйствія должна проходить.

Координаты x_c и y_c центра данных параллельных сил выражаются формулами:

$$x_c = \frac{\sum_{i=1}^{i=n} P_i x_i}{\sum_{i=1}^{i=n} P_i}, \quad y_c = \frac{\sum_{i=1}^{i=n} P_i y_i}{\sum_{i=1}^{i=n} P_i}$$

Для вывода этих формул пользуемся известными уже выражениями координат центра, как в случае скольких угодно параллельных сил, направленных в одну сторону, так и в случае двух неравных параллельных сил, направленных в разные стороны.

Второй случай.

Во втором случае, когда данные силы приводятся к паре, алгебраическая сумма

$$P_1 + P_2 + \dots + P_n = 0$$

или

$$\sum_{i=1}^{i=n} P_i = 0.$$

Моментъ пары равенъ алгебраической суммѣ моментовъ данныхъ силъ, слѣдовательно, эта сумма не равна нулю.

$$\text{Моментъ пары} = \sum_{i=1}^{i=n} P_i d_i.$$

Обозначимъ черезъ α уголъ, составленный съ положительной осью Ox направлениемъ одной изъ данныхъ силъ, величинѣ которой приписанъ знакъ плюсъ; тогда проекціи данныхъ силъ будутъ:

$$X_1 = P_1 \cos \alpha.$$

$$Y_1 = P_1 \sin \alpha,$$

$$\dots \dots \dots$$
$$X_n = P_n \cos \alpha,$$

$$Y_n = P_n \sin \alpha.$$

Поэтому моменты ихъ относительно начала координатъ:

$$m(P_1) = P_1 y_1 \cos \alpha_1 - P_1 x_1 \sin \alpha_1 ,$$

$$m(P_n) = P_n y_n \cos \alpha_n - P_n x_n \sin \alpha_n ;$$

Слѣдовательно, сумма моментовъ данныхъ силъ будетъ равна

$$\cos \alpha \cdot \sum_{i=1}^{i=n} P_i y_i - \sin \alpha \cdot \sum_{i=1}^{i=n} P_i x_i .$$

Это выраженіе не равно нулю и можетъ служить для опредѣленія момента равнодѣйствующей пары.

Третій случай.

Въ третьемъ случаѣ, когда данныя силы находятся въ равновѣсіи, алгебраическая сумма ихъ величинъ равна нулю и алгебраическая сумма ихъ моментовъ также равна нулю. Поэтому условія, необходимыя и достаточныя для равновѣсія параллельныхъ силъ въ плоскости, выражаются двумя равенствами:

$$\sum_{i=1}^{i=n} P_i = 0 ,$$

$$\sum_{i=1}^{i=n} P_i d_i = 0 ;$$

или

$$\sum_{i=1}^{i=n} P_i = 0$$

и

$$\cos \alpha \cdot \sum_{i=1}^{i=n} P_i y_i - \sin \alpha \cdot \sum_{i=1}^{i=n} P_i x_i = 0 .$$

Отсюда видно, что параллельныя силы, находящіяся въ равновѣсіи, послѣ поворота ихъ въ одну сторону на одинъ и тотъ же уголъ вокругъ точекъ приложенія, вообще говоря, въ равновѣсіи не останутся.

Для того, чтобы онѣ остались въ равновѣсіи при всякой ве-

личнѣ угла поворота, а, слѣдовательно, при всякой величинѣ угла α , необходимо и достаточно, чтобы

$$\sum_{i=1}^{i=n} P_i = 0,$$

$$\sum_{i=1}^{i=n} P_i x_i = 0,$$

$$\sum_{i=1}^{i=n} P_i y_i = 0. \quad *)$$

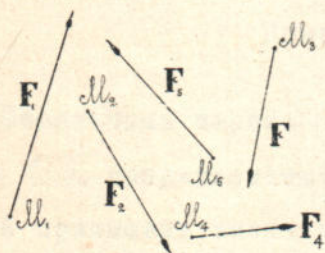
Если указанные три условія выполнены, равновѣсіе называется *остатическимъ*.

ГЛАВА V.

КАКІЯ УГОДНО СИЛЫ ВЪ ПЛОСКОСТИ.

§ 1. Сложеніе какихъ угодно силъ въ плоскости.

Пусть къ тѣлу приложены n силъ, направленныхъ какъ угодно въ одной плоскости (черт. 34).



Мы складываемъ первую силу со второй, равнодѣйствующую имъ съ третьей силой, найденную равнодѣйствующую съ четвертой и т. д., применяя или правило параллелограмма или правила сложения двухъ параллельныхъ силъ.

Чертежъ 34.

Такимъ образомъ мы найдемъ равнодѣйствующую данныхъ силъ, если только не встрѣтимся съ однимъ изъ слѣдующихъ двухъ случаевъ.

*) Второе изъ этихъ равенствъ находимъ, полагая $\alpha = \frac{\pi}{2}$ третье, полагая $\alpha = 0$.

Первый случай: найдена равнодействующая R_k для k силъ, приче́мъ $k < n-1$, и оставшіяся $n-k$ силъ:

$$F_{k+1}, F_{k+2}, \dots, F_n,$$

всѣ порознь равны силѣ R_k , параллельны ей и направлены въ противоположную сторону.

Второй случай: найдена равнодействующая $n-1$ силъ R_{n-1} , и послѣдняя изъ данныхъ силъ F_n равна R_{n-1} и направлена въ противоположную сторону по прямой, параллельной R_{n-1} , или по одной прямой съ R_{n-1} .

Въ первомъ случаѣ складываемъ силы $F_{k+1}, F_{k+2}, \dots, F_n$ и затѣмъ равнодействующую ихъ съ силою R_k ; получаемъ такимъ образомъ равнодействующую всѣхъ данныхъ силъ.

Во второмъ случаѣ: если силы R_{n-1} и F_n направлены по двумъ параллельнымъ прямымъ, то мы имѣемъ пару силъ, эквивалентную данной системѣ; если же R_{n-1} и F_n направлены по одной прямой, то данныя силы находятся въ равновѣсіи.

Такимъ образомъ, когда къ тѣлу приложены сколько угодно силъ, направленныхъ какъ угодно въ одной плоскости, то всѣ онѣ приводятся или къ одной силѣ, ихъ равнодействующей, или къ парѣ силъ, или же находятся въ равновѣсіи.

Въ какомъ бы порядкѣ мы ни складывали силы, результатъ будетъ, очевидно, одинъ и тотъ же.

Изъ предидущаго уже нетрудно вывести способы для сложения силъ въ плоскости, какъ съ помощью многоугольника силъ, такъ и съ помощью проекцій силъ.

Первый способъ.

Строимъ многоугольникъ силъ; нѣкоторые углы его могутъ быть 0° или 180° , а стороны могутъ пересѣкаться.

Первый случай: многоугольникъ силъ незамкнутъ.

Силы имѣютъ равнодействующую R ; ея величина и направле-

не изображаются замыкающей многоугольника силъ.

Линію дѣйствія силы \mathcal{R} опредѣлимъ, пользуясь тѣмъ, что моментъ равнодѣйствующей относительно какой нибудь точки равенъ алгебраической суммѣ моментовъ всѣхъ данныхъ силъ относительно той же точки.

Второй случай: многоугольникъ силъ замкнутъ.

Силы приводятся къ парѣ или находятся въ равновѣсїи.

Находимъ алгебраическую сумму моментовъ данныхъ силъ относительно какой нибудь точки; если эта сумма не равна нулю, то силы приводятся къ парѣ; если же она равна нулю, то данныя силы находятся въ равновѣсїи.

Второй способъ.

Обозначимъ координаты точекъ приложенія силъ:

$$F_1, F_2, F_3, \dots, F_n$$

черезъ $x_1, y_1; x_2, y_2; \dots, x_n, y_n$; а проекціи силъ на координатныя оси соответственно черезъ

$$X_1, Y_1, X_2, Y_2, \dots, X_n, Y_n.$$

Первый случай. Суммы проекцій силъ:

$$\sum_{i=1}^{i=n} X_i \text{ и } \sum_{i=1}^{i=n} Y_i$$

не равны нулю одновременно.

Существуетъ равнодѣйствующая \mathcal{R} ; проекціи ея на координатныя оси обозначимъ черезъ X и Y .

Для опредѣленія величины и направленія равнодѣйствующей \mathcal{R} имѣемъ:

$$X = \sum_{i=1}^{i=n} X_i,$$

$$Y = \sum_{i=1}^{i=n} Y_i;$$

откуда

$$R = \sqrt{X^2 + Y^2},$$

$$\cos(R, X) = \frac{X}{R},$$

$$\cos(R, Y) = \frac{Y}{R}.$$

Для опредѣленія *линии дѣйствія* равнодѣйствующей R найдемъ одну изъ точекъ, лежащихъ на этой линіи, именно ту, которая находится на прямой, проведенной черезъ начало координатъ перпендикулярно къ направленію силы R ; координаты искомой точки пусть будутъ x и y .

Сумму моментовъ данныхъ силъ относительно начала координатъ обозначимъ черезъ L , такъ что

$$L = \sum_{i=1}^{i=n} (X_i y_i - Y_i x_i).$$

Тогда для опредѣленія x и y имѣемъ два уравненія:

$$Xy - Yx = L,$$

$$Xx + Yy = 0,$$

изъ которыхъ первое выражаетъ, что моментъ равнодѣйствующей равенъ суммѣ моментовъ составляющихъ, а второе - условіе вышеупомянутой перпендикулярности.

Рѣшая эти уравненія относительно x и y , находимъ:

$$x = -\frac{L \cdot Y}{R},$$

$$y = \frac{L \cdot X}{R}.$$

Второй случай. Суммы проекцій силъ:

$$\sum_{i=1}^{i=n} X_i = 0, \quad \sum_{i=1}^{i=n} Y_i = 0.$$

но сумма моментовъ:

$$\sum_{i=1}^{i=n} (X_i y_i - Y_i x_i) \neq 0 .$$

Въ этомъ случаѣ силы приводятся къ парѣ, моментъ которой равенъ

$$\sum_{i=1}^{i=n} (X_i y_i - Y_i x_i) .$$

Третій случай. Сумма проекцій силъ:

$$\sum_{i=1}^{i=n} X_i = 0 , \quad \sum_{i=1}^{i=n} Y_i = 0 ,$$

и сумма моментовъ силъ

$$\sum_{i=1}^{i=n} (X_i y_i - Y_i x_i) = 0 .$$

Въ этомъ случаѣ силы находятся въ равновесіи.

Замѣтимъ, что въ двухъ послѣднихъ случаяхъ сумма моментовъ данныхъ силъ не зависитъ отъ выбора центра моментовъ.

Въ самомъ дѣлѣ, пусть x_0 и y_0 будутъ координаты центра моментовъ, тогда моментъ силы F_i будетъ:

$$X_i (y_i - y_0) - Y_i (x_i - x_0) ,$$

а потому сумма моментовъ

$$\begin{aligned} & \sum_{i=1}^{i=n} [X_i (y_i - y_0) - Y_i (x_i - x_0)] = \\ & = \sum_{i=1}^{i=n} (X_i y_i - Y_i x_i) - y_0 \sum_{i=1}^{i=n} X_i + x_0 \sum_{i=1}^{i=n} Y_i . \end{aligned}$$

откуда слѣдуетъ, что въ случаяхъ второмъ и третьемъ:

$$\begin{aligned} & \sum_{i=1}^{i=n} [X_i (y_i - y_0) - Y_i (x_i - x_0)] = \\ & = \sum_{i=1}^{i=n} (X_i y_i - Y_i x_i) . \end{aligned}$$

ГЛАВА VI.

ГРАФИЧЕСКАЯ СТАТИКА.

Предметъ графической статики составляетъ рѣшеніе вопроса о равновѣсіи посредствомъ чертежа.

Построенія, указанная въ предыдущихъ главахъ, относятся уже къ графической статикѣ.

Основныя построенія графической статики суть *многоугольникъ силъ и веревочный многоугольникъ*.

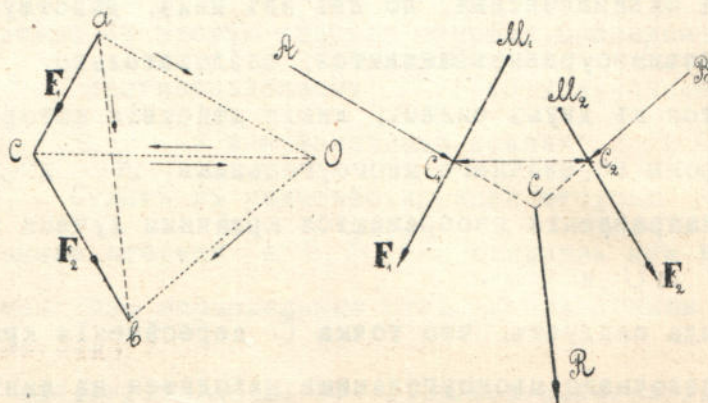
§ 1. Сложеніе двухъ силъ.

Первый случай: *два непараллельныя силы F_1, F_2 , приложенныя въ точкахъ ll_1 и ll_2 (черт. 35);*

$$F_1 = ac,$$

$$F_2 = cb;$$

$ll_1 F_1$ и $ll_2 F_2$ - *линии дѣйствія.*



Чертежъ 35.

Построеніе. Строимъ многоугольникъ силъ $асв$, его замыкающую $ав$, и изъ произвольно выбранной точки O проводимъ линіи Oa , Ov , $Oс$; точка O называется полюсомъ, а линіи Oa , Ov , $Oс$ - лучами многоугольника силъ.

Проводимъ затѣмъ изъ произвольно выбранной точки A прямую $AC_1 \parallel Oa$ до пересѣченія съ линіей дѣйствія силы F_1 въ точкѣ C_1 , изъ точки C_1 прямую $C_1C_2 \parallel Oс$ до пересѣченія съ линіей дѣйствія силы F_2 въ точкѣ C_2 и, наконецъ, $C_2B \parallel Ov$; многоугольникъ AC_1C_2B называется веревочнымъ многоугольникомъ для данной системы силъ F_1 и F_2 .

Продолжаемъ крайнія стороны веревочнаго многоугольника AC_1 и C_2B до пересѣченія въ точкѣ C , - эта точка есть одна изъ точекъ приложенія равнодѣйствующей силъ F_1 и F_2 .

Прямая $CR \parallel ав$ будетъ линіей дѣйствія равнодѣйствующей, а величина и направленіе ея изображаются замыкающею $ав$.

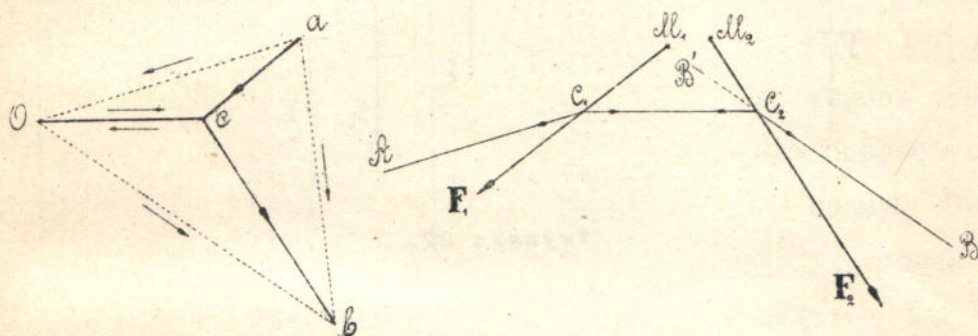
Доказательство. Точки приложенія силъ F_1 и F_2 переносимъ въ точки C_1 и C_2 ; затѣмъ силу F_1 , разлагаемъ на двѣ составляющія по линіямъ AC_1 и C_1C_2 : величины и направленія ихъ изображаются лучами aO и $Oс$: силу F_2 разлагаемъ на двѣ составляющія по линіямъ C_1C_2 и C_2B : величины и направленія ихъ изображаются лучами $сO$ и Ov .

Такимъ образомъ, вмѣсто двухъ данныхъ силъ, получаемъ четыре имъ эквивалентныя, но двѣ изъ нихъ, дѣйствующія по линіи C_1C_2 , взаимноуравновѣшиваются; слѣдовательно, данныя силы приводятся къ двумъ силамъ, линіи дѣйствія которыхъ суть крайнія стороны веревочнаго многоугольника: AC_1 и C_2B , а величины и направленія изображаются крайними лучами многоугольника силъ: aO и Ov .

Отсюда слѣдуетъ, что точка C пересѣченія крайнихъ сторонъ веревочнаго многоугольника находится на линіи дѣйствія равнодѣйствующей, а по правилу параллелограмма силъ находимъ, что величина и направленіе равнодѣйствующей изображается за-

мѣкающею ab .

Примѣчаніе. Многоугольникъ AC_1C_2B называется *веревочнымъ* на слѣдующемъ основаніи: если каждую изъ сторонъ AC_1 , C_1C_2 , C_2B сдѣлать изъ веревки (нитки или цѣпи) и соединить ихъ узлами или шарнирами C_1 и C_2 , то такой многоугольникъ при дѣйствіи силъ F_1 и F_2 , приложенныхъ въ точкахъ C_1 и C_2 , будетъ въ равновѣсіи, если закрѣпить крайнія точки A и B .



Чертежъ 36.

Замѣтимъ, что при другомъ положеніи полюса O , какъ изображено на чертежѣ 36, многоугольникъ AC_1C_2B съ закрѣпленными концами A и B , при дѣйствіи силъ F_1 и F_2 , будетъ въ равновѣсіи только въ томъ случаѣ, если стороны его будутъ *несгибаемые стержни*, соединенные шарнирами.

Если на чертежѣ 36 вторую крайнюю сторону проведемъ въ направленіи C_2B' , противоположномъ C_2B , то полученный многоугольникъ AC_1C_2B' , при закрѣпленныхъ концахъ A и B и при силахъ F_1 и F_2 , будетъ въ равновѣсіи, если стороны AC_1 и C_1C_2 — несгибаемые стержни, а C_2B' или стержень или веревка.

Второй случай: две параллельныя силы, направленныя въ од-

"ТВОРЧЕСТВЕННАЯ МЕХАНИКА", часть I. Проф. И. В. МЕЩЕРСКИЙ.

Изданіе Кассы Взаимопомощи Студ. СЛБ. Политехн. Института.

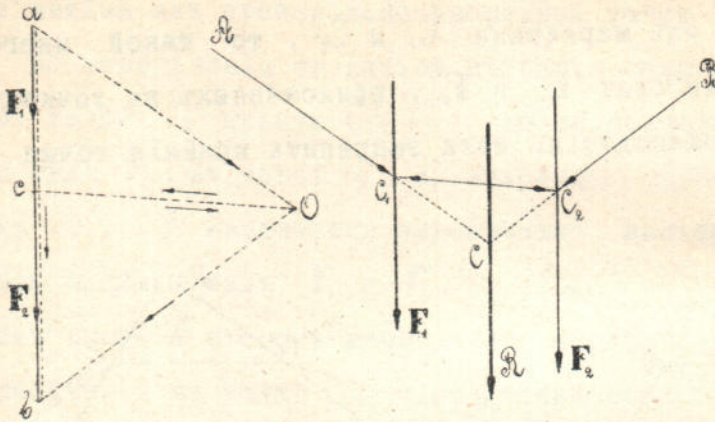
Типо-литографія И. Трофимова. СЛБ. Можайская, 3.

Корректоръ А. Савателъ.

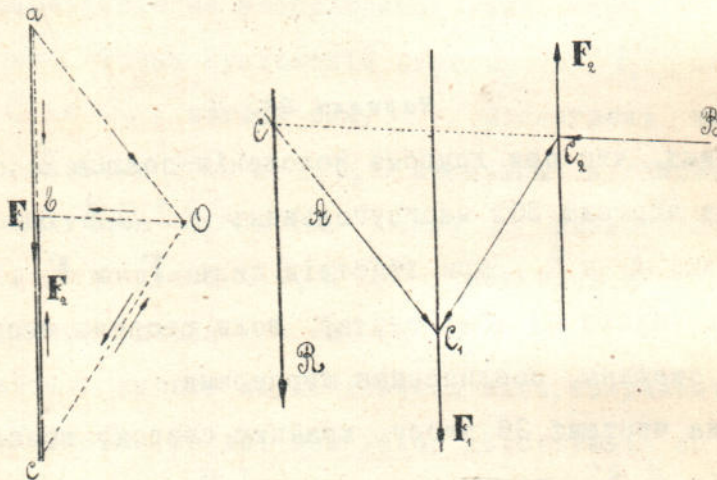
Листъ 1.

ну сторону (черт. 37) и въ разныя стороны (чертежъ 38).

Построение и доказательство ведутся на чертежахъ 37 и 38 такъ же, какъ и въ предыдущемъ случаѣ.



Чертежъ 37.



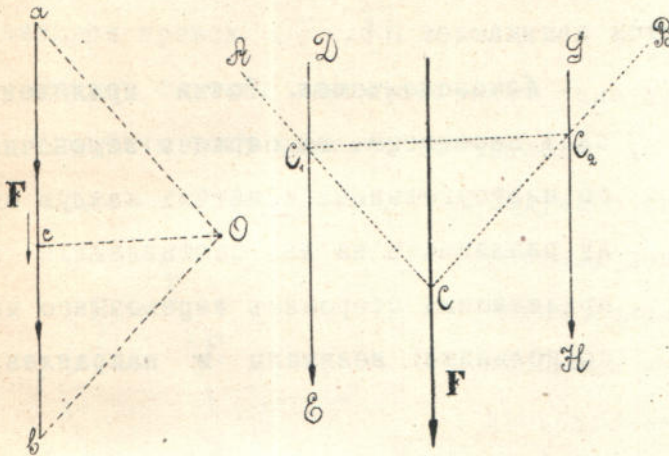
Чертежъ 38.

§ 2.

Разложение данной силы на двѣ составляющія мы можемъ произвести, имѣя въ виду вышеуказаннаго построения.

Какъ примѣръ, разложимъ данную силу F (чертежъ 39) на двѣ составляющія, ей параллельныя, линіи дѣйствія которыхъ DC и GA заданы.

На линіи дѣйствія данной силы F беремъ произвольно выбранную точку C и проводимъ черезъ нее какія нибудь прямыя: CA и CB , пересѣкающія данныя линіи DE и GH ; точки пересѣченія C_1 и C_2 соединяемъ прямою C_1C_2 .



Чертежъ 39.

Пусть ab изображаетъ величину и направленіе данной силы F ; проводимъ $aO \parallel CA$, $bO \parallel CB$ и черезъ точку ихъ пересѣченія O прямою $OC \parallel C_1C_2$; точка C дѣлитъ ab на

части, которыя, какъ это очевидно изъ предыдущаго, изображаютъ величины и направленія искомымъ составляющихъ силъ: ac по DE и cb по GH .

§ 3. Сложеніе околькихъ угодно силъ, направленныхъ какъ угодно въ одной плоскости.

Первый случай: многоугольникъ силъ не замкнутъ.

Пусть даны силы: F_1, F_2, F_3, F_4, F_5 , приложенныя къ тѣлу въ точкахъ M_1, M_2, M_3, M_4, M_5 , и $acdefb$ многоугольникъ этихъ силъ (черт. 40).

Построеніе. Произвольно выбранную точку O принимаемъ за полюсъ и проводимъ изъ нея лучи: Oa, Oc, Oe, Od, Of, Ob ; проведемъ затѣмъ: $Ac_1 \parallel Oa, Cc_2 \parallel Oc, Cc_3 \parallel Od, Cc_4 \parallel Oe, Cc_5 \parallel Of, C_5B \parallel Ob$.

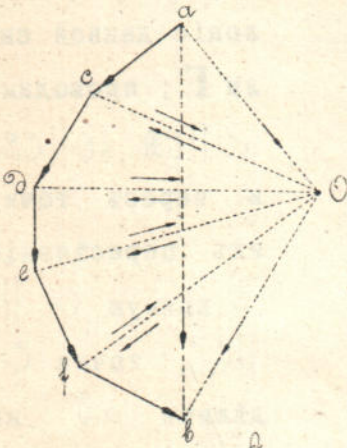
Многоугольникъ $AC_1C_2C_3C_4C_5B$ называется веревочнымъ многоугольникомъ для данной системы силъ при полюсѣ O .*)

*) Вольдскеіе того, что выборъ точекъ O и A находится въ

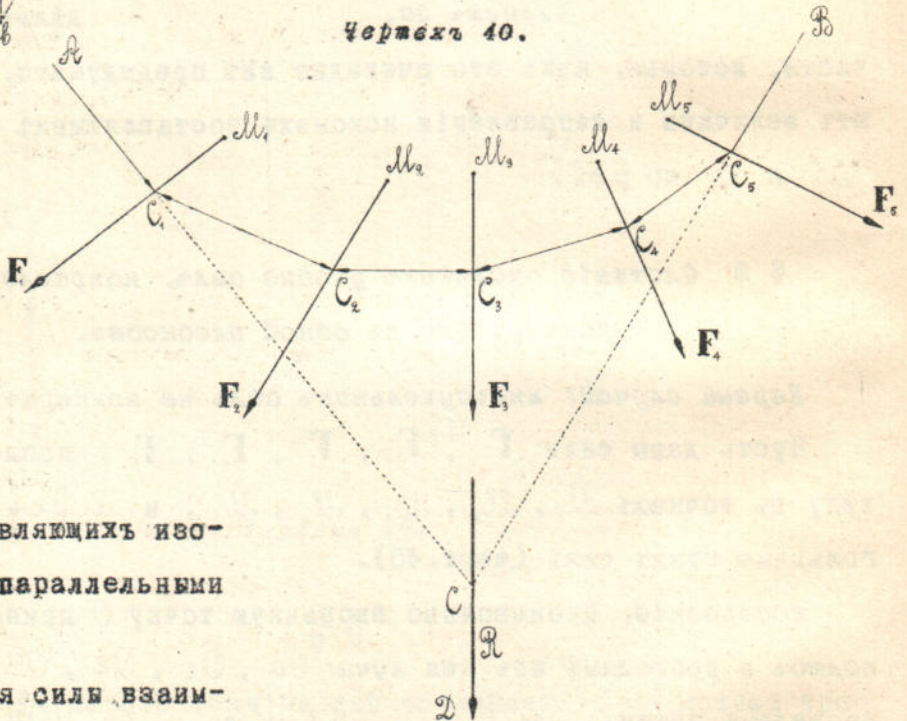
Продолжаемъ крайнія стороны Ac_1 и c_5B до пересѣченія ихъ въ точкѣ C .

Прямая CD , проведенная черезъ точку C параллельно замыкающей многоугольника силъ ab , будетъ линіей дѣйствія равнодѣйствующей данныхъ силъ, а величина и направленіе равнодѣйствующей изображаются замыкающею ab .

Доказательство. Точки приложенія силъ переносимъ въ вершины веревочнаго многоугольника и затѣмъ каждую силу разлагаемъ на двѣ составляющія по прилежащимъ сторонамъ веревочнаго многоугольника; величины и направленія



Чертежъ 40.



этихъ составляющихъ изображаются параллельными имъ лучами.

Исключая силы взаимноуравновѣшивающіяся, мы приводимъ данную систему силъ къ двумъ силамъ, линіи дѣйствія

нашемъ распоряженіи, для каждой системы силъ существуетъ безчисленное множество веревочныхъ многоугольниковъ.

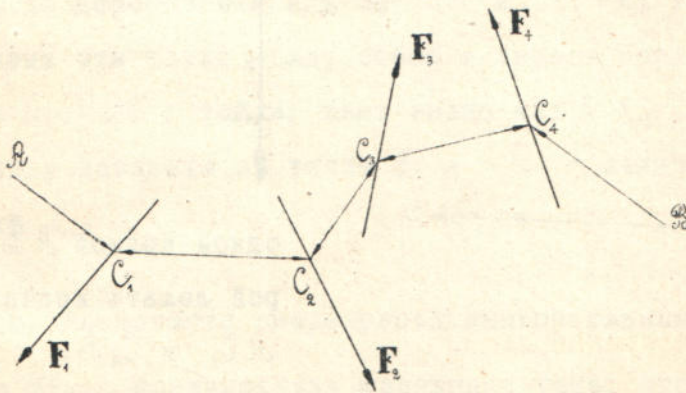
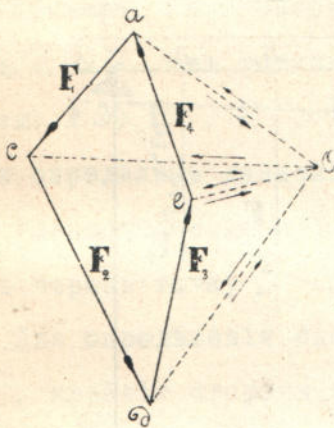
которых суть крайнія стороны веревочнаго многоугольника AC_1 и C_1B , а величины и направленія изображаются крайними лучами: aO и $Oв$.

Отсюда уже слѣдуетъ, что точка C есть одна изъ точекъ приложенія равнодѣйствующей, а величина и направленіе ея изображаются прямою ab .

Второй случай: многоугольникъ силъ замкнутъ.

Примѣняя тотъ способъ построенія, который указанъ для предыдущаго случая, мы приводимъ систему данныхъ силъ также къ двумъ силамъ, направленнымъ по крайнимъ сторонамъ веревочнаго многоугольника.

Эти силы или составляютъ пару (черт. 41) или взаимноуравно-



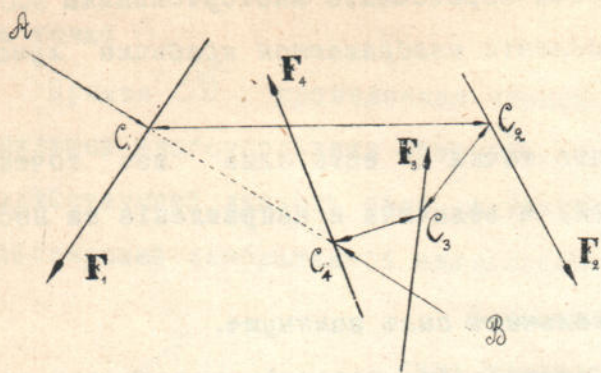
Чертежъ 41.

вшиваются (черт. 42).

Многоугольникъ силъ $acdea$ общій для чертежей 41 и 42.

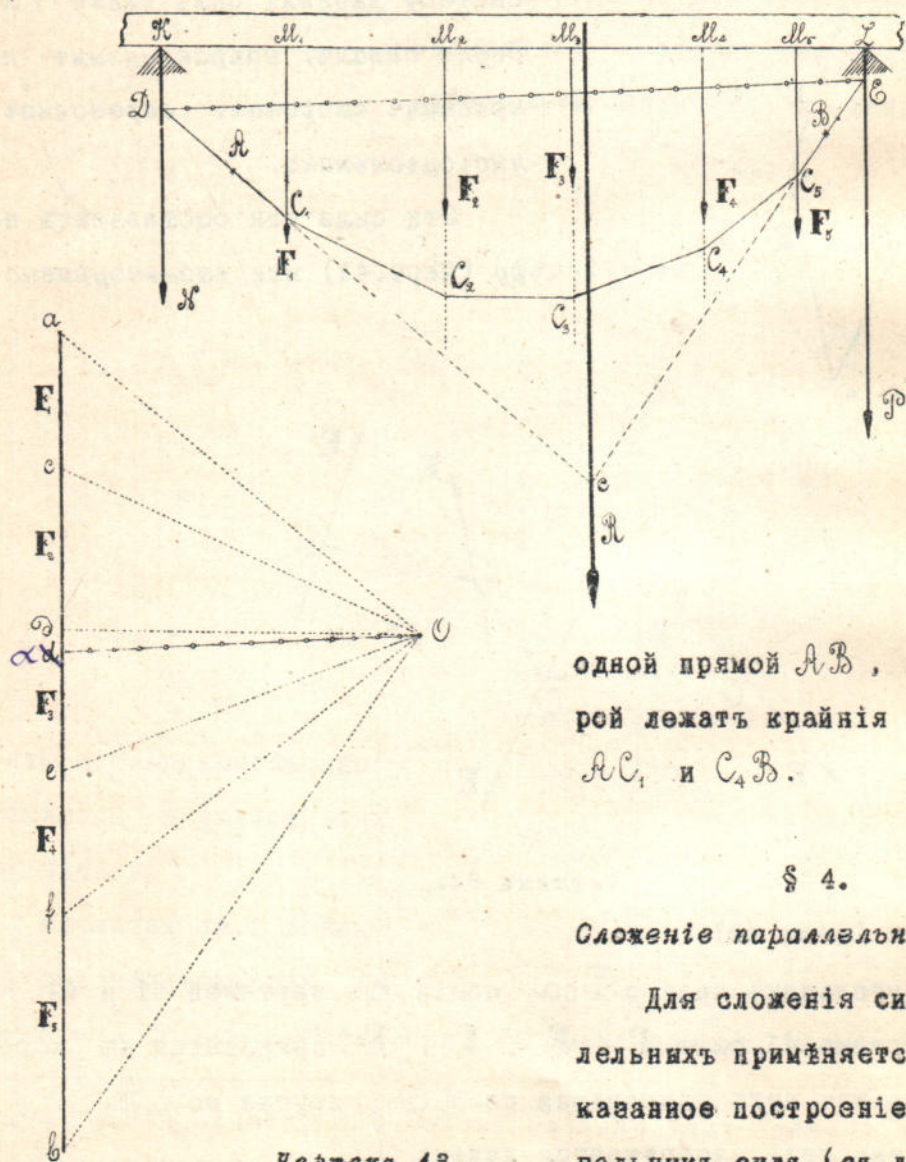
Но чертежъ 41 силы F_1, F_2, F_3, F_4 приводятся къ парѣ силъ: одна изъ нихъ направлена по AC_1 , другая по C_1B .

Величина силы изображается лучемъ Oa .



Чертежъ 42.

На черт. 42 силы F_1, F_2, F_3, F_4 находятся въ равновѣсiи: онѣ приводятся къ двумъ силамъ, равнымъ по величинѣ лучу OA и направленнымъ въ противоположныя стороны по



Чертежъ 43.

одной прямой AB , на которой лежатъ крайнія стороны AC_1 и C_4B .

§ 4.

Сложеніе параллельныхъ силъ.

Для сложенія силъ параллельныхъ примѣняется вышеуказанное построеніе: многоугольникъ силъ (съ лучами) и

веревочный многоугольник; но въ этомъ случаѣ углы многоуголь-
ника силъ равны 180° или 0° , а потому мы откладываемъ по од-
ной прямой послѣдовательно сначала величины всѣхъ силъ, на-
правленныхъ въ одну сторону, а затѣмъ въ обратномъ направле-
ніи величины силъ, направленныхъ въ сторону противоположную;-
для большей ясности чертежа, вмѣсто одной упомянутой прямой,
проводимъ иногда двѣ параллельныя прямия рядомъ; какъ на той,
такъ и на другой прямой откладываютъ величины только тѣхъ
силъ, которыя направлены въ одну сторону.

Примѣръ. На горизонтальной балкѣ, лежащей на двухъ опо-
рахъ K и L , въ точкахъ M_1, M_2, M_3, M_4, M_5 помѣщены
грузы: F_1, F_2, F_3, F_4, F_5 ; найдемъ ихъ равнодѣйствующую
 R и опредѣлимъ давленіе балки на опоры (черт. 43).

Равнодѣйствующая R равна ab и линія дѣйствія ея прохо-
дитъ черезъ точку C .

Для опредѣленія давленій, направленныхъ по линіямъ KK и
 LP , крайнія стороны веревочнаго многоугольника AC и C_1D
продолжаемъ до пересѣченія ихъ съ KK и LP въ точкахъ D и
 E ; соединяемъ эти точки между собою и черезъ полюсъ O прово-
димъ прямую $Oa \parallel DE$; тогда, какъ видно изъ § 2, oa изобра-
жаетъ величину давленія въ точкѣ K и ab - величину давле-
нія въ точкѣ L .

§ 5. Равновѣсіе стержневого многоугольника.

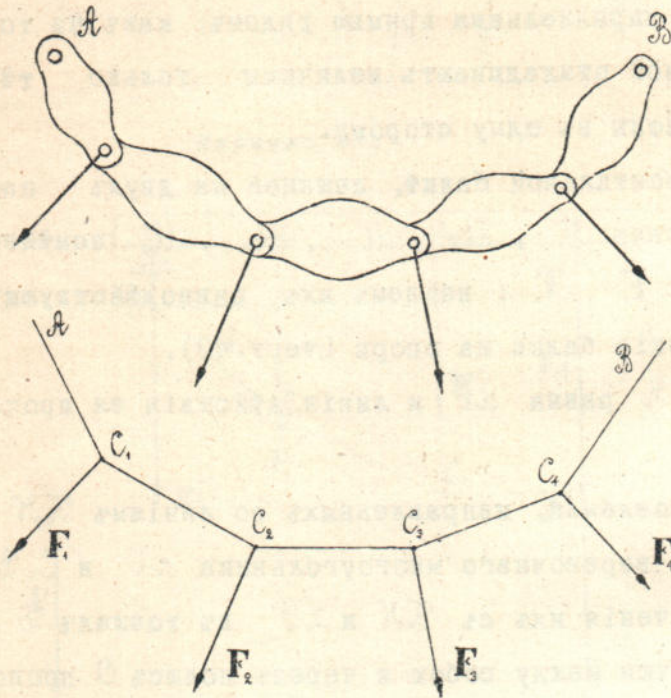
Система тѣлъ, соединенныхъ шарнирами такъ, что каждый шар-
ниръ соединяетъ только два тѣла, называется *стержневымъ мно-*
гоугольникомъ, потому что эти тѣла или на самомъ дѣлѣ стержни,
или могутъ быть рассматриваемы какъ стержни.

Предполагаемъ:

- 1) Оси шарнировъ параллельны между собою.
- 2) Даныя силы приложены только къ осямъ шарнировъ и на-

правлены въ одной плоскости, перпендикулярной къ направленію осей (черт. 44).

Въ этой плоскости мы и будемъ вести рѣшеніе вопроса о равновѣсіи стержневого многоугольника, предполагая, что крайнія его точки закрѣплены.



Чертежъ 44.

На каждый стержень дѣйствуютъ только двѣ силы, именно: реакція осей двухъ шарнировъ для промежуточного стержня; реакція оси одного шарнира и реакція закрѣпленной точки для крайняго стержня.

На осьъ каждаго шарнира дѣйствуютъ три силы: данная сила и реакціи двухъ сосѣднихъ стержней; — по принципу 3-му эти реакціи равны и прстивоположны реакціямъ оси шарнира на сосѣдніе стержни.

Для равновѣсія стержневого многоугольника, очевидно, необходимо и достаточно два условія:

- 1) каждая изъ данныхъ силъ должна уравновѣшиваться реак-

"Направленіемъ стержня" мы называемъ направленіе прямой, соединяющей оси двухъ шарнировъ, находящихся на концахъ стержня; для крайняго стержня одинъ изъ шарнировъ замѣняется закрѣпленной точкою.

На каждый стержень дѣйствуютъ только двѣ

ціями двухъ сосѣднихъ стержней;

2) каждая двѣ реакціи, приложенныя къ одному стержню должны быть равны и направлены по одной прямой въ противоположныя стороны.

Изъ этихъ условій заключаемъ, что составляющія данной силы по направленіямъ двухъ сосѣднихъ стержней и будутъ реакціи оси шарнира на эти стержни; замѣтивъ, что реакціи осей крайнихъ шарнировъ на крайніе стержни уравновѣшиваются реакціями закрѣпленныхъ точекъ, мы, на основаніи условія 2-го, получаемъ слѣдующее необходимое и достаточное *условіе равновесія стержневого многоугольника*:

послѣ того, какъ каждая изъ данныхъ силъ будетъ разложена по направленіямъ двухъ сосѣднихъ стержней, каждая двѣ составляющія, направленныя по одному и тому же промежуточному стержню, должны быть равны и противоположны.

Изъ предыдущаго мы знаемъ, что, если стержневой многоугольникъ A, C_1, C_2, C_3, C_4, B представляетъ одинъ изъ веревочныхъ многоугольниковъ для данной системы силъ F_1, F_2, F_3, F_4 , то указанныя условія выполнены; докажемъ, что оно выполняется только въ этомъ случаѣ, т.е. только тогда, когда стороны $AC_1, C_1C_2, C_2C_3, C_3C_4, C_4B$ соответственно параллельны лучамъ многоугольника силъ Oa, Oc, Od, Oe, Ob , (черт. 45).

Разлагаемъ каждую изъ силъ: F_1, F_2, F_3, F_4 на двѣ составляющія по направленіямъ сосѣднихъ стержней; для этого строимъ треугольники (черт. 46):

$$a_1b_1O_1, \text{ гдѣ } a_1b_1 \parallel F_1, a_1O_1 \parallel AC_1, b_1O_1 \parallel C_1C_2;$$

$$a_2b_2O_2, \text{ гдѣ } a_2b_2 \parallel F_2, a_2O_2 \parallel C_1C_2, b_2O_2 \parallel C_2C_3;$$

$$a_3b_3O_3,$$

$$a_4b_4O_4;$$

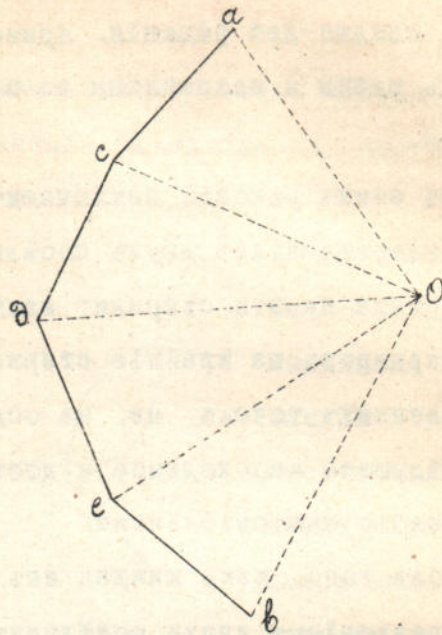
причемъ должно быть

$$b_1 O_1 = a_2 O_2,$$

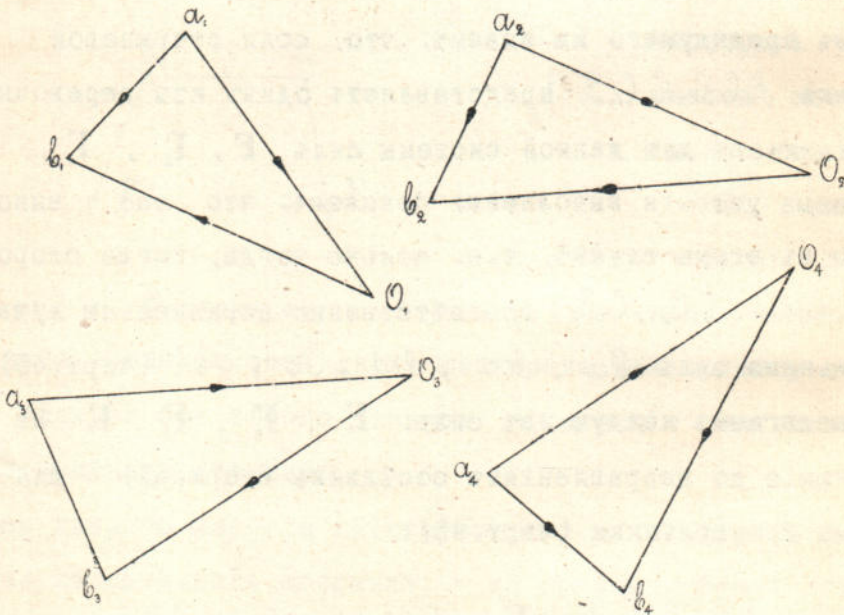
$$b_2 O_2 = a_3 O_3,$$

$$b_3 O_3 = a_4 O_4;$$

соединяя построенные треугольники такъ, чтобы равныя стороны совпали, мы и получимъ чертежъ 45, который называется *многоугольникомъ Вариньона*.



Чертежъ 45.



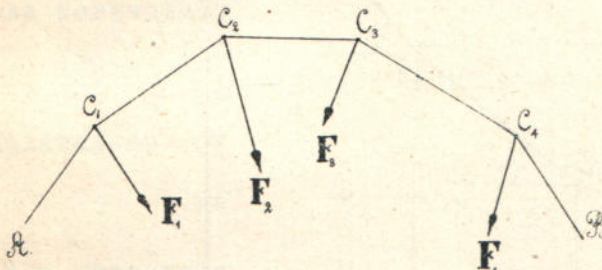
Чертежъ 46.

Приходимъ такимъ образомъ къ слѣдующему заключенію:

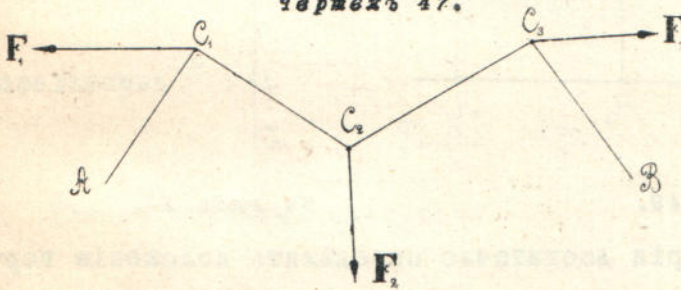
Для равновесія стержневого многоугольника необходимо и достаточно, чтобы онъ представлялъ одинъ изъ веревочныхъ многоугольниковъ для данныхъ силъ.

Каждый из стержней многоугольника въ положеніи равновѣсія или *растягивается* или *сжимается*; на чертежѣ 44 всѣ стержни растягиваются; на чертежѣ 47 всѣ стержни сжимаются; на чертежѣ 48 одни стержни растягиваются, другіе сжимаются.

Лучъ многоугольника силъ, параллельный данному стержню, изображаетъ величину и направленіе того усилія, которое растягиваетъ или сжимаетъ этотъ стержень.



Чертежъ 47.



Чертежъ 48.

Замѣтимъ, что каждый изъ растягиваемыхъ стержней можно замѣнить нитью, веревкою или цѣпью.

Задача: найти форму стержневого многоугольника въ положеніи равновѣсія — будетъ *опредѣленною*, если, на-

примѣръ, даны величины и направленія силъ и длины стержней, или если даны линіи дѣйствія силъ, направленіе крайнихъ стержней и длина одного промежуточного стержня.

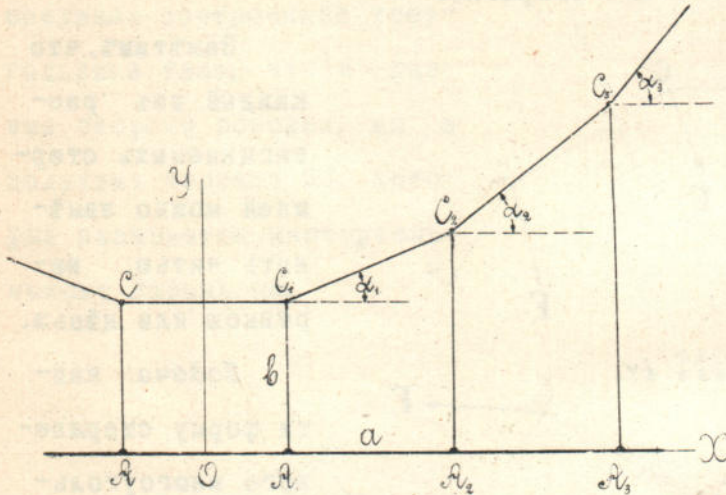
Примѣчаніе. Если крайнія точки стержневого многоугольника не закрѣплены, то въ положеніи равновѣсія къ нимъ должны быть приложены силы, соотвѣтственно равныя и противоположныя тѣмъ реакціямъ, которыя крайніе стержни испытываютъ со стороны шарнировъ.

Примѣръ. Опредѣлитъ форму равновѣсія стержневого многоугольника, поддерживающаго висячій мостъ.

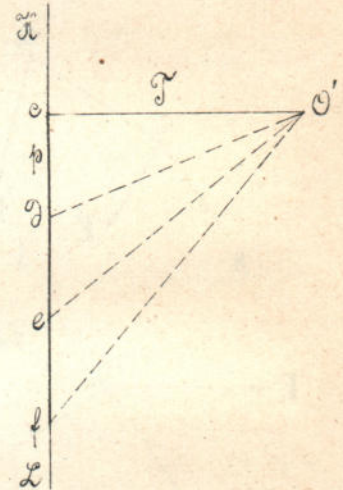
При этомъ предполагается:

1) многоугольник симметричен относительно середины моста и средней стержень горизонтален;

2) вертикальные тяги, поддерживающія помость, находятся на равномъ разстояннн a другъ отъ друга и одинаково нагружены вѣсомъ p ; число тягъ $2n$, высота двухъ среднихъ тягъ b , высота крайнихъ тягъ или соответствующихъ береговыхъ устоевъ h .



Чертежъ 49.



Чертежъ 50.

Вслѣдствіе симметріи достаточно опредѣлить положеніе вершинъ одной половины многоугольника (черт.49).

Координаты вершины C_x будутъ:

$$x_x = \frac{a}{2} + (x-1)a,$$

$$y_x = b + a(\operatorname{tg}\alpha_1 + \operatorname{tg}\alpha_2 + \dots + \operatorname{tg}\alpha_{x-1}),$$

гдѣ $\alpha_i (i=1, 2, 3, \dots, n)$ уголъ, составляемый стороною $C_i C_{i+1}$ съ горизонтомъ.

Пусть $T=O'e$ (черт.50) будетъ усилие, растягивающее средней стержень CC_1 ; тогда, отложивши на прямой KL , перпендикулярной къ направленію $O'e$, длины

$$d-de = \dots = p.$$

и проведемъ лучи: $O'd, O'e, O'f, \dots$ получимъ многоугольникъ Вариньона и будемъ имѣть

$$\begin{aligned}
c_1 c_1 & \parallel O'e, \\
c_1 c_2 & \parallel O'd, \\
c_2 c_3 & \parallel O'e, \\
c_3 c_4 & \parallel O'f, \\
\dots & \dots
\end{aligned}$$

отсюда получаемъ

$$\tan \alpha_i = \frac{i \cdot p}{q},$$

слѣдовательно:

$$y_k = b + \frac{a \cdot p}{q} \cdot \frac{k(k-1)}{2}.$$

Изъ уравненія

$$h = b + \frac{a \cdot p}{q} \cdot \frac{n(n-1)}{2}$$

опредѣляемъ q :

$$q = \frac{a \cdot p}{h-b} \cdot \frac{n(n-1)}{2}.$$

Такимъ образомъ имѣемъ:

$$x_k = \frac{a}{2} + (k-1) \cdot a,$$

$$y_k = b + \frac{k(k-1)}{n(n-1)} \cdot (h-b).$$

Нетрудно показать, что вершины многоугольника лежатъ на параболѣ; исключая число k изъ двухъ предыдущихъ уравненій, мы получимъ уравненіе кривой второго порядка, именно, параболы.

Усиліе, растягивающее стержень $C_i C_{i+1}$, равно

$$\sqrt{q^2 + i^2 p^2}.$$

СТАТИКА ВЪ ПРОСТРАНСТВѢ.

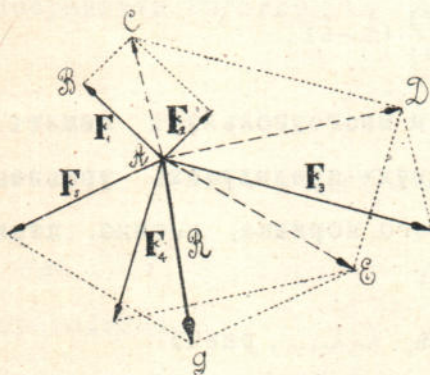
Переходимъ къ разсмотрѣнію вопросовъ о сложении, разложе-
ніи и равновѣсіи силъ, приложенныхъ къ твердому тѣлу въ про-
странствѣ.

ГЛАВА VII.

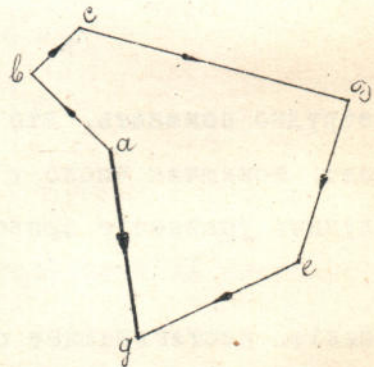
СИЛЫ, ЛИНІИ ДѢЙСТВІЯ КОТОРЫХЪ ПЕРЕСѢКАЮТСЯ ВЪ ОДНОЙ ТОЧКѢ.

§ 1. Силы, приложенныя въ одной точкѣ.

Примѣняя послѣдовательно правило параллелограмма, мы при-
ходимъ къ слѣдующему заключенію: равнодѣйствующая изображает-
ся по величинѣ и направленію замыкающею многоугольника, сто-
роны котораго изображаютъ по величинѣ и направленію данныя
силы.



Чертежъ 51.



Чертежъ 52.

Этотъ многоугольникъ называется многоугольникомъ силъ; для
силъ: F_1, F_2, F_3, F_4, F_5 , многоугольникъ силъ будетъ
 $ABCDEG$ (черт. 51) или на отдѣльномъ чертежѣ $abcdeg$ (чер-

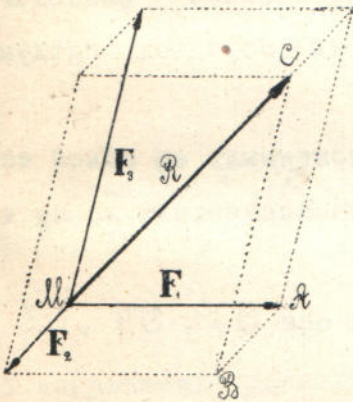
тежъ 52).

Слѣдуетъ имѣть въ виду, что въ настоящемъ случаѣ многоугольникъ силъ не будетъ плоскимъ, поэтому предыдущій чертежъ, какъ и всѣ послѣдующіе чертежи, относящіеся къ статикѣ въ пространствѣ, имѣютъ только условное значеніе.

Вспоминая то, что было выше изложено относительно геометрическаго сложения векторовъ, мы можемъ высказать слѣдующую теорему: равнодѣйствующая сколькихъ угодно силъ, приложенныхъ въ одной точкѣ, равна по величинѣ и направленію геометрической суммѣ этихъ силъ.

Въ случаѣ трехъ силъ равнодѣйствующая изображается діагональю параллелепипеда, построеннаго на этихъ силахъ (чертежъ

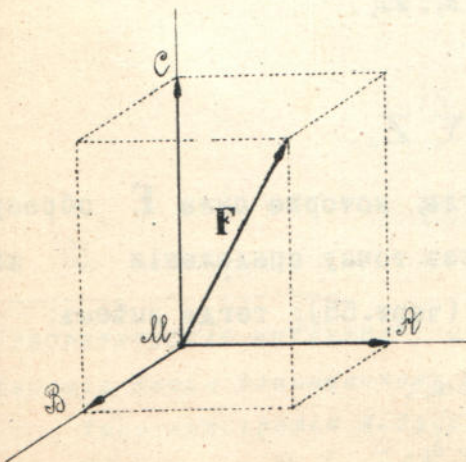
53): діагональ MC есть замыкающая многоугольника $MABC$.



Чертежъ 53.

Разложеніе данной силы на n составляющихъ, не лежащихъ въ одной съ нею плоскости, будетъ вполне опредѣленнымъ, — какъ видно изъ многоугольника силъ, если даны величины и направленія $(n - 1)$ составляющихъ; но разложеніе будетъ опредѣленнымъ также и въ нѣкоторыхъ

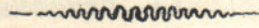
иныхъ случаяхъ, напримѣръ, тогда, когда мы разлагаемъ данную силу на три составляющія по тремъ даннымъ прямымъ; если эти прямыя взаимноперпендикулярны, то составляющія равны по величинѣ прожекціямъ данной силы (черт. 54).



Чертежъ 54.

Для равновѣсія силъ въ

разсматриваемомъ случаѣ необходимо и достаточно, чтобы многоугольникъ силъ былъ замкнутъ.



Все вопросы о сложении, разложении и равновѣсіи силъ, приложенныхъ въ одной точкѣ, могутъ быть рѣшаемы съ помощью проекцій силъ на нѣкоторыя оси; для большей простоты эти оси берутся обыкновенно взаимноперпендикулярными.

Способъ проекцій имѣетъ особенно важное значеніе для статики въ пространствахъ.

Примѣняя известную геометрическую теорему относительно проекцій замыкающей какого угодно многоугольника (плоскаго или неплоскаго) къ многоугольнику силъ, мы получаемъ слѣдующую теорему статики:

проекція равнодѣйствующей силъ, приложенныхъ въ одной точкѣ, на всякую ось равна суммѣ проекцій составляющихъ на ту же самую ось.

Возьмемъ три взаимноперпендикулярныя оси Ox , Oy , Oz ; обозначимъ проекціи на эти оси силъ:

$$F_1 \text{ через } X_1, Y_1, Z_1,$$

$$F_2 \text{ через } X_2, Y_2, Z_2,$$

$$\dots\dots\dots F_n \text{ через } X_n, Y_n, Z_n.$$

Пусть будутъ α_1 , β_1 , γ_1 углы, которые сила F_1 образуетъ съ прямыми, проведенными черезъ точку приложенія M параллельно осямъ Ox , Oy , Oz (черт. 55); тогда имѣемъ:

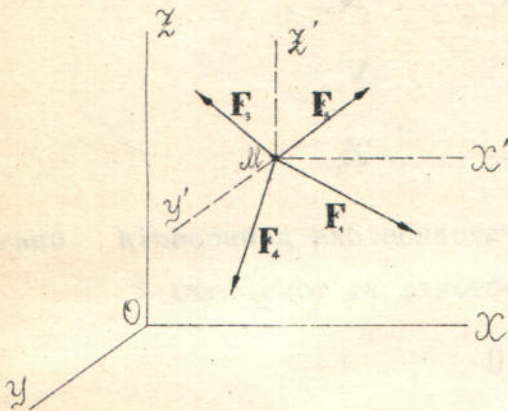
$$X_1 = F_1 \cdot \cos \alpha_1,$$

$$Y_1 = F_1 \cdot \cos \beta_1.$$

$$Z_i = F_i \cdot \cos \gamma_i ;$$

причемъ

$$\cos^2 \alpha_i + \cos^2 \beta_i + \cos^2 \gamma_i = 1 ;$$



Чертежъ 55.

буква i обозначаетъ любое изъ чиселъ 1, 2, 3, n .

Обозначаемъ равнодѣйствующую черезъ R , а проекціи ея на взятые нами оси черезъ X, Y, Z ; тогда будемъ имѣть:

$$\left. \begin{aligned} X &= X_1 + X_2 + \dots + X_n \\ Y &= Y_1 + Y_2 + \dots + Y_n \\ Z &= Z_1 + Z_2 + \dots + Z_n \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots$$

Зная X, Y, Z , мы найдемъ величину равнодѣйствующей по формулѣ:

$$R = \sqrt{X^2 + Y^2 + Z^2} ;$$

а направление равнодѣйствующей, именно, углы, которые она составляетъ съ направленіями осей, по формуламъ:

$$\cos(R, OX) = \frac{X}{R} ,$$

$$\cos(R, OY) = \frac{Y}{R} ,$$

$$\cos(R, OZ) = \frac{Z}{R} .$$

" ТЕОРЕТИЧЕСКАЯ МЕХАНИКА ", часть I. Проф. И. В. МЕНДЕРСКИЙ.
Изданіе Кассы Взаимопомощи Студ. СПб. Политехн. Института.

Типо-литографія И. Трофимова, СПб. Мохайская, 3.
Корректоръ А. Сабантеевъ.

Если будутъ заданы: сила \mathcal{R} и $(n - 1)$ ея составляющихъ, то по формуламъ (1) найдемъ проекціи n -ой составляющей:

$$X_n = X - X_1 - X_2 - \dots - X_{n-1} ,$$

$$Y_n = Y - Y_1 - Y_2 - \dots - Y_{n-1} ,$$

$$Z_n = Z - Z_1 - Z_2 - \dots - Z_{n-1} .$$

Условіе, необходимое и достаточное для равновсія силъ, приложенныхъ въ одной точкѣ, состоитъ въ томъ, что

$$\mathcal{R} = 0 ,$$

слѣдовательно,

$$X = 0 ,$$

$$Y = 0 ,$$

$$Z = 0 ,$$

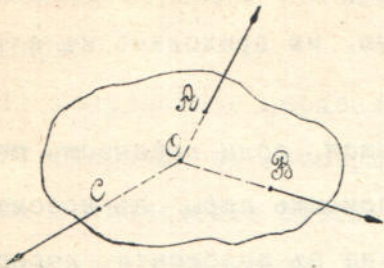
а потому оно выражается слѣдующими тремя равенствами (2):

$$\left. \begin{aligned} X_1 + X_2 + \dots + X_n &= 0 \\ Y_1 + Y_2 + \dots + Y_n &= 0 \\ Z_1 + Z_2 + \dots + Z_n &= 0 \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots (2)$$

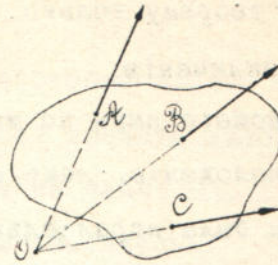
§ 2. Силы, приложенныя въ разныхъ точка тѣла, но направленныя по прямымъ, пересѣкающимся въ одной точкѣ.

Точка пересѣченія линій дѣйствія силъ можетъ находится внутри тѣла или на его поверхности (черт.56), но можетъ быть и внѣ тѣла (черт.57); - въ послѣднемъ случаѣ мы разсматриваемъ эту точку, какъ неизмѣнно съ тѣломъ связанную.

Переносимъ точки приложенія силъ въ точку пересѣченія ихъ линій дѣйствія и такимъ образомъ приходимъ къ случаю, разсмотрѣнному въ предыдущемъ параграфѣ.



Чертежъ 56.



Чертежъ 57.

ГЛАВА VIII.

ПАРА СИЛЪ ВЪ ПРОСТРАНСТВѢ.

§ 1.

Въ статикѣ на плоскости были доказаны двѣ теоремы относительно тѣхъ измѣненій пары, при которыхъ дѣйствіе ея на тѣло не измѣняется; докажемъ теперь третью теорему:

Дѣйствіе пары на тѣло не измѣнится, если перенести пару въ плоскость, параллельную ея первоначальной плоскости, причѣмъ плечо пары въ новомъ положеніи будетъ параллельно плечу въ положеніи первоначальномъ.

Доказательство. Пусть $A'B'$ новое положеніе плеча AB (черт. 58); присоединяемъ къ двумъ даннымъ силамъ $P=Q$ четыре равныя имъ силы F_1, F_2, F_3, F_4 ; замѣняемъ силы P и Q ихъ равнодѣйствующею R_1 , а силы Q и F_4 ихъ равнодѣйствующею R_2 ; очевидно

$$R_1 = R_2;$$

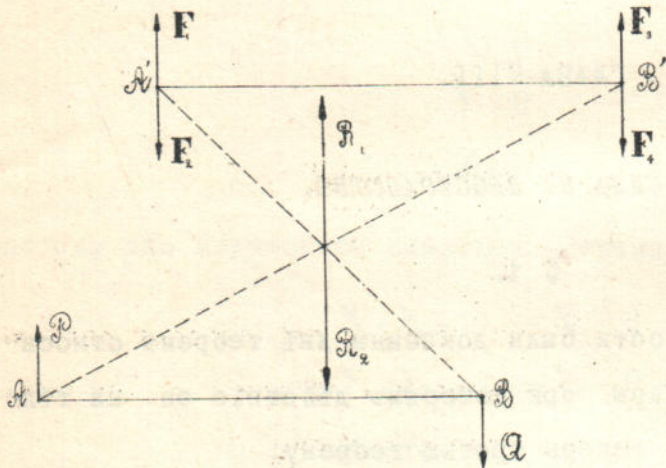
удаляя взаимноуравновѣшивающіяся силы R_1 и R_2 , получаемъ пару силъ F_1 и F_2 , которая и будетъ эквивалентною данной парѣ

силъ P и Q .

Принимая во вниманіе первую изъ упомянутыхъ теоремъ о парахъ и теорему только что доказанную, мы приходимъ къ слѣдующему заключенію:

Дѣйствіе пары на тѣло не измѣнится, если перенести ее въ любое положеніе, лишь бы только плоскость пары въ новомъ положеніи была параллельна плоскости ея въ положеніи первоначальномъ.

Съ помощью указаннаго слѣдствія можно доказать, что пара не имѣетъ равнодѣйствующей въ пространствѣ.



Чертежъ 58.

Въ самомъ дѣлѣ, если существуетъ равнодѣйствующая, то она или пересѣкаетъ плоскость пары или ей параллельна; сила, равная и противоположная равнодѣйствующей, должна уравнивать нару; перенесемъ пару такъ, чтобы одна изъ ея силъ пересѣкла предпо-

лагаемую уравнивающую силу; тогда уже нетрудно видѣть, что равновѣсіе и въ томъ и въ другомъ случаѣ невозможно.

На основаніи трехъ доказанныхъ теоремъ мы приходимъ къ слѣдующему общему заключенію:

Дѣйствіе пары на тѣло не измѣнится, если замѣнить ее другою парой идѣ либо въ ея плоскости или въ плоскости ей параллельной, лишь бы только новая пара стремилась вращать тѣло въ ту же сторону и произведеніе силы на плечо имѣло прежнюю ве-

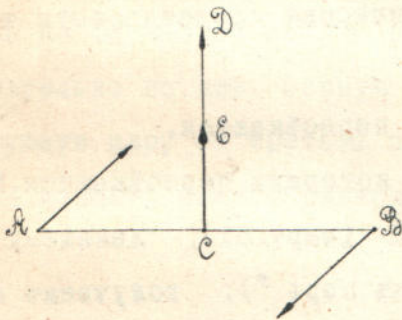
личину.

Такимъ образомъ неизмѣнны только слѣдующія свойства данной пары:

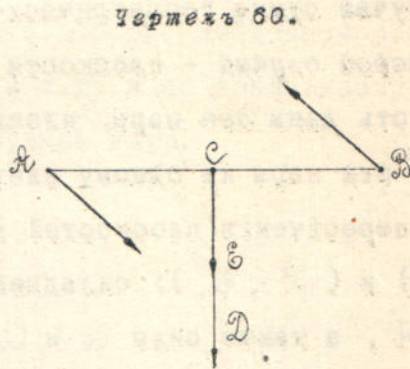
- 1) направление перпендикуляра въ плоскости пары;
- 2) сторона, въ которую пара стремится вращать тѣло;
- 3) произведеніе одной изъ силъ пары на плечо ея.

Эти свойства могутъ быть изображены графически.

Изъ какой-либо точки C проводимъ перпендикуляръ CD (чертежъ 59 и 60)*) къ плоскости пары въ такую сторону, чтобы для наблюдателя, расположеннаго по направленію этого перпендикуляра, вращеніе, которое пара стремится сообщить тѣлу, происходило слѣва направо, т.е. по часовой стрѣлкѣ; — прямая CD называется осью пары.



Чертежъ 59.



Чертежъ 60.

Векторъ CE , направленный по оси пары и имѣющій величину, равную произведенію одной изъ силъ пары на ея плечо, называется линейнымъ моментомъ пары.

На основаніи предыдущаго можемъ сказать, что пара вполне характеризуется ея**) линейнымъ моментомъ.

*) На чертежахъ 59 и 60 точка C находится въ срединѣ плеча пары, но она можетъ быть взята гдѣ угодно, напримѣръ, въ томъ или другомъ концѣ плеча или въ точку, не лежащую на плечѣ.

**) Слово "линейный" часто опускается.

§ 2.

ТВОРЕМА. Линейный моментъ пары, полученной отъ сложения нѣсколькихъ паръ, равенъ по величинѣ и направленію геометрической суммѣ линейныхъ моментовъ слагаемыхъ паръ.

(Короче: моментъ равнодѣйствующей пары равенъ геометрической суммѣ моментовъ составляющихъ паръ).

Доказательство.

Первый случай, — плоскости паръ параллельны.

Переносимъ пары въ одну плоскость и приводимъ ихъ къ одному плечу; складывая затѣмъ силы, приложенныя какъ на одномъ, такъ и на другомъ концѣ общаго плеча, получаемъ равнодѣйствующую пару, моментъ которой равенъ алгебраической суммѣ моментовъ данныхъ паръ, (а сумма алгебраическая представляетъ частный случай суммы геометрической).

Второй случай — плоскости паръ пересѣкаются.

Пусть даны двѣ пары, плоскости которыхъ пересѣкаются. Приводимъ эти пары къ одному плечу AB (черт. 61), лежащему на линіи пересѣченія плоскостей данныхъ паръ *); получаемъ пары (P, Q) и (P_1, Q_1) ; складывая силы P и P_1 , приложенныя въ точкѣ A , а также силы Q и Q_1 , приложенныя въ точкѣ B , находимъ равнодѣйствующую пару (R, R') ; доказываемъ затѣмъ, что діагональ параллелограмма, построеннаго на моментахъ BC' и BD' данныхъ паръ, изображаетъ величину и направленіе момента пары, полученной отъ сложения.

Доказательство. Моменты BC' и BD' лежатъ въ плоскости

*) Для удобства чертежа предполагаемъ, что плечо AB перпендикулярно къ плоскости бумаги такъ, что одинъ конецъ его A находится въ плоскости бумаги, а другой конецъ B обращенъ къ читателю; тогда силы P и P_1 , приложенныя въ точкѣ A , также лежатъ въ плоскости бумаги.

бумаги:

$$BC' \perp P$$

и по величинѣ

$$BC' = P \cdot AB;$$

$$BD' \perp P,$$

и по величинѣ

$$BD' = P \cdot AB;$$

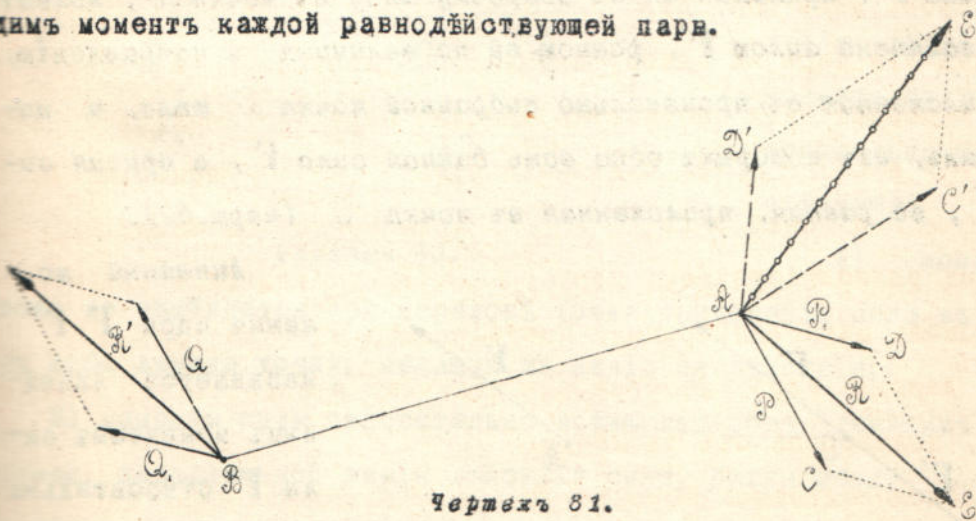
слѣдовательно, треугольники $BC'E'$ и $BC'E$ подобны, а отсюда слѣдуетъ, что

$$BE' \perp R$$

и по величинѣ

$$BE' = R \cdot AB;$$

Результатъ, полученный для двухъ паръ, распространяемъ затѣмъ на случай сколькихъ угодно паръ; складываемъ пары послѣдовательно по двѣ: первую пару со второй; найденную равнодѣйствующую пару съ третьей парой и т.д. и по доказанному находимъ моментъ каждой равнодѣйствующей паръ.



Чертежъ 81.

Такимъ образомъ, сложение паръ приводится къ геометрическому сложению ихъ линейныхъ моментовъ.

Пары находятся въ равновѣсiи, если геометрическая сумма ихъ линейныхъ моментовъ равна нулю; въ этомъ случаѣ въ равнодѣйствующей парѣ или силе равны нулю, или плечо равно нулю.

Для того чтобы разложить данную пару на нѣсколько составляющихъ паръ, мы разлагаемъ ея линейный моментъ такъ, какъ раньше разлагали силу на ея составляющія, и затѣмъ для каждаго составляющаго момента беремъ какую либо соотвѣтствующую ему пару.

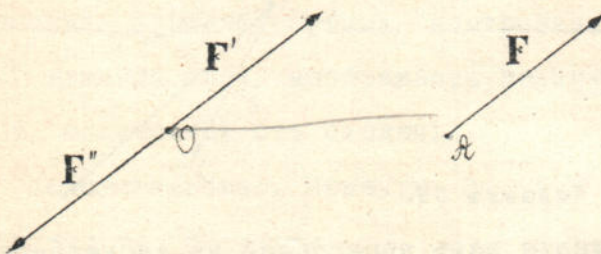
ГЛАВА IX.

ЛИНЕЙНЫЙ МОМЕНТЪ СИЛЫ ОТНОСИТЕЛЬНО ТОЧКИ И ОТНОСИТЕЛЬНО ОСИ.

§ 1. Моментъ силы относительно точки.

Принципы второй и третьей приводятъ насъ къ слѣдующему заключенію:

Сила F , приложенная къ твердому тѣлу въ точку A , можетъ быть замѣнена силою F' , равною ей по величинѣ и направленію, но приложенною въ произвольно выбранной точкѣ O тѣла, и парю силъ, изъ которыхъ одна есть данная сила F , а другая сила F'' , ей равная, приложенная въ точку O (черт. 62).



Чертежъ 62.

Линейный моментъ пары $F F''$ называется линейнымъ моментомъ силы F относительно точки O .

Точка O называется центромъ момента.

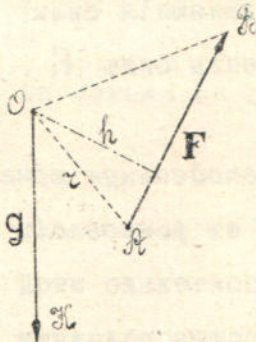
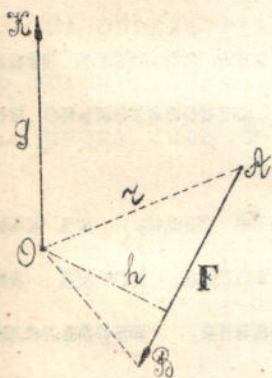
Такимъ образомъ, на основаніи предыдущаго параграфа, линейный моментъ силы F относительно точки O (черт. 63) есть векторъ $\mathcal{G} = OX$, величина и направленіе котораго опредѣляются

слѣдующимъ образомъ: величина равна произведенію величины силы на длину перпендикуляра, опущеннаго изъ центра момента на линію дѣйствія силы:

$$J = OK - Fh - 2m \cdot \Delta AOB - F \cdot r \cdot \sin(F, r).$$

Направленіе есть направленіе перпендикуляра, возстановленнаго къ плоскости, проходящей черезъ центръ момента и силу, въ такую сторону, чтобы наблюдатель, помѣщенный такъ, что перпендикуляръ идетъ отъ ногъ къ головѣ, видѣлъ силу направленною слѣва направо.

Это опредѣленіе линейнаго момента распространяется и на



тотъ случай, когда центръ момента не принадлежитъ тѣлу.

Изъ опредѣленія линейнаго момента силы относительно точки слѣдуетъ:

Чертежъ 62.

1) моментъ

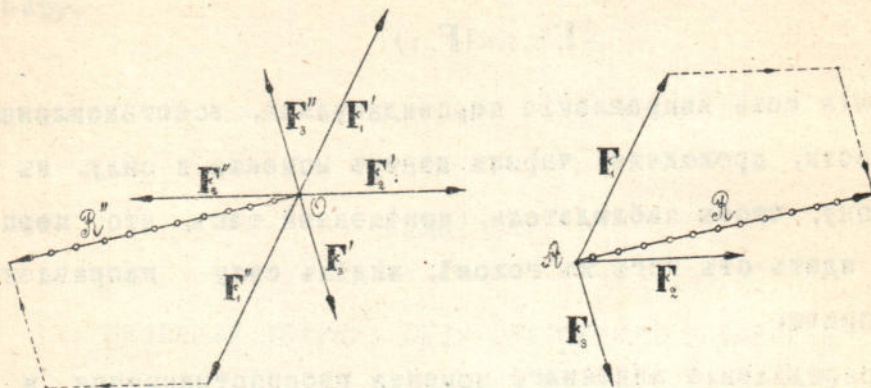
этотъ не измѣняется при переносѣ точки приложенія силы въ какую либо другую точку, лежащую на линіи ея дѣйствія;

2) моменты силы относительно всѣхъ центровъ, лежащихъ на прямой, параллельной линіи дѣйствія силы, равны между собою по величинѣ и направленію;

3) моментъ силы относительно точки равенъ нулю только тогда, когда эта точка лежитъ на линіи дѣйствія силы.

ТЕОРЕМА. Линейный моментъ равнодѣйствующей силы относительно точки равенъ геометрической суммѣ линейныхъ моментовъ составляющихъ силъ относительно той же точки.

Эта теорема слѣдуетъ изъ теоремы о линейномъ моментѣ равнодѣйствующей пары: моментъ равнодѣйствующей силы \mathcal{R} (черт. 64) относительно точки O есть моментъ пары $(\mathcal{R}, \mathcal{R}'')$, которая получается отъ сложения паръ: (F_1, F_1'') , (F_2, F_2'') , (F_3, F_3'') ,



Чертежъ 64.

гдѣ F_1, F_2, F_3 составляющія силы; а линейные моменты этихъ паръ суть линейные моменты силъ F_1, F_2, F_3 относительно точки O .

Если тѣло имѣетъ неподвижную точку, то двѣ силы, къ нему приложенныя, находятся въ равновесіи только тогда, когда линейные моменты ихъ относительно этой точки равны, параллельны*) и направлены въ противоположныя стороны; - къ этому результату мы приходимъ, замѣняя каждую силу равною ей силой, приложенною къ неподвижной точкѣ и парю силъ.

§ 2. Моментъ силы относительно оси.

Если тѣло имѣетъ неподвижную ось, то сила, приложенная къ тѣлу, уравновѣшивается реакціями оси въ двухъ случаяхъ:

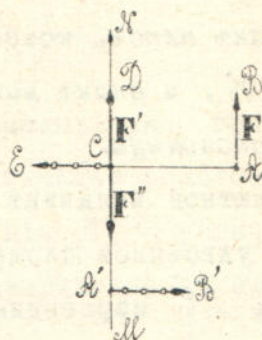
- 1) когда она пересѣкаетъ ось (черт. 65) - очевидно;
- 2) когда она параллельна оси (черт. 66); - для доказательства силу F замѣняемъ равною и параллельною ей силою F' ,

*) Для этого необходимо, чтобы силы находились въ одной плоскости, проходящей черезъ неподвижную точку.

приложенном въ точкѣ C ($AC \perp MN$), и парю силъ (F, F''); повернувши затѣмъ плечо CA пары на 90° , мы получимъ, вмѣсто силъ F , три эквивалентныя ей силы: F' , $A'B' = F$ и $CC' = F'' = F$, которыя, очевидно, уравновѣшиваются реакціями оси.



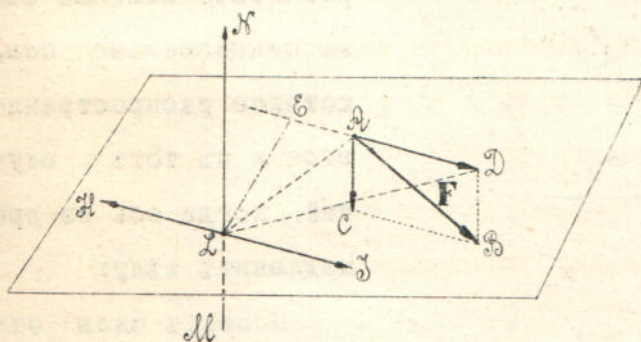
Чертежъ 65.



Чертежъ 66.

Въ обоихъ указанныхъ случаяхъ равновѣсія сила находится въ одной плоскости съ осью.

Пусть сила F (AB) не лежитъ въ одной плоскости съ осью MN (черт. 67).



Чертежъ 67.

Разлагаемъ ее на двѣ составляющія: AC , параллельную MN , и AD , перпендикулярную къ AC ; сила AC , какъ уже извѣстно, урав-

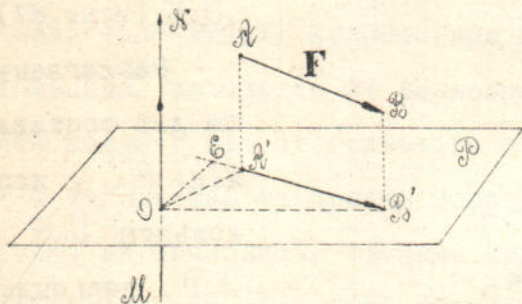
новѣшивается реакціями оси; черезъ AD проводимъ плоскость, перпендикулярную къ MN , и въ точкѣ пересѣченія L прилагаетъ двѣ взаимноуравновѣшивающіяся силы LH и LJ , равныя и параллельныя AD ; можемъ сказать, что сила F производитъ на тѣло такое же дѣйствіе, какъ пара силъ AD и LH , такъ какъ сила LJ уравновѣшивается реакціей оси; — это обстоятельство

приводить насъ къ понятію о моментъ силы относительно оси.

Оси $МН$ приписывается определенное направление, напри-
мѣръ, отъ $М$ къ $Н$.

Моментомъ силы F относительно оси $МН$ называется линей-
ный моментъ пары силъ ($AD, LН$), величину котораго припи-
сывается знакъ плюсъ, когда онъ направленъ въ ту же сторону,
что и ось $МН$, и знакъ минусъ, когда онъ направленъ въ сто-
рону противоположную.

По абсолютной величинѣ моментъ силы F относительно оси
 $МН$ равенъ удвоенной площади $\triangle ALD$, или произведенію $AD \cdot LE$,
гдѣ отрѣзокъ LE перпендикуляренъ къ AD ; такъ какъ линия
 LE перпендикулярна къ $МН$ и къ плоскости $СAD$, а слѣдо-
вательно, и къ AB , то она равна кратчайшему разстоянію меж-
ду линіей дѣйствія силы F и осью $МН$.



Чертежъ 68.

Получаемъ такимъ
образомъ слѣдующее оп-
редѣленіе момента си-
лы относительно оси,
которое распространя-
ется и на тотъ слу-
чай, когда ось не при-
надлежитъ тѣлу:

Моментъ силы от-

носительно оси равенъ произведенію проекціи силы на плоскость,
перпендикулярную къ оси (черт.68), на кратчайшее разстояніе
между линіей дѣйствія силы и осью*); это произведеніе берется
со знакомъ плюсъ, если наблюдатель, помѣщенный такъ, что ось

*) Кратчайшее разстояніе между линіей дѣйствія силы AB и
осью $МН$ равно длинѣ перпендикуляра OE , опущеннаго изъ точ-
ки O пересѣченія оси съ плоскостью P , къ ней перпендикуляр-
ной, на прямую EB' , по которой расположена AB , проекція си-
лы AB на плоскость P .

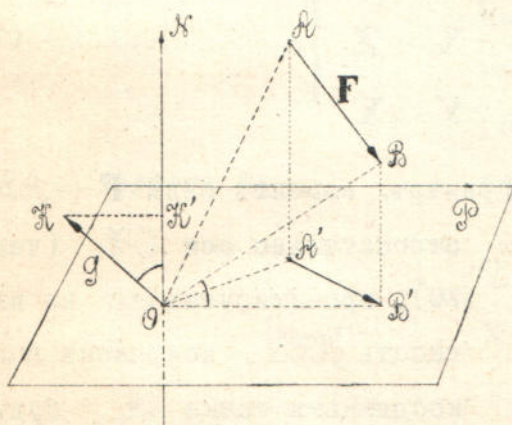
проходить отъ ногъ къ головѣ, видить силу направленную слѣва направо (по часовой стрѣлкѣ), и со знакомъ минусъ въ противоположномъ случаѣ; величина произведенія откладывается на оси отъ любой точки въ ту или другую сторону, смотря по знаку; на чертежѣ 68 моментъ силы $F=AB$ относительно оси MM равенъ

$$+ A'B' \cdot OE = + 2 \text{пл.} \Delta A'OB'.$$

Моментъ силы относительно оси равенъ нулю только тогда, когда сила или пересѣкаетъ ось (кратчайшее разстоянiе OE равно нулю) или ей параллельна (проекція $A'B'$ равна нулю), т.е. только въ томъ случаѣ, когда сила направлена въ одной плоскости съ осью.

ТЕОРЕМА. Моментъ силы относительно оси равенъ проекции на ось линейнаго момента силы относительно какой либо точки оси.

Доказательство основывается на томъ, что, какъ извѣстно изъ геометрии, когда прямая AB (черт.69) проектируется на



Чертежъ 69.

плоскость P , то площадь $\Delta A'OB'$ равна площади ΔAOB , умноженной на косинусъ острого угла между плоскостями этихъ треугольниковъ; съ другой стороны, если $g = OK$ обозначаетъ линейный моментъ силы F относительно точки O , то

$$OK = 2 \text{пл.} \Delta AOB$$

и упомянутый выше косинусъ равенъ $\cos \angle KON$, слѣдовательно, произведенiе $OK \cdot \cos \angle KON = OK'$ и будетъ равно $2 \text{пл.} \Delta A'OB'$.

Изъ этой теоремы, на основанiи вышесказаннаго о моментѣ

равнодѣйствующей силы относительно точки, слѣдуетъ:

Моментъ относительно оси равнодѣйствующей силъ, приложенныхъ въ одной точкѣ, равенъ алгебраической суммѣ моментовъ этихъ силъ относительно той же оси.

§ 3. Аналитическія выраженія моментовъ силы относительно оси и относительно точки.

Возьмемъ три взаимноперпендикулярныя координатныя оси:

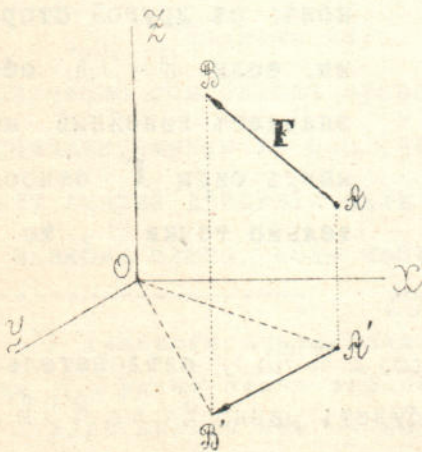
Ox, Oy, Oz ; обозначимъ черезъ x, y, z координаты точки приложенія силы F , а черезъ X, Y, Z проекціи силы F на координатныя оси.

Примѣняя къ проекціямъ силы F на каждую изъ координатныхъ плоскостей способъ, указанный на стр. 26 для силы, лежащей въ плоскости xOy , находимъ слѣдующія выраженія для момента силы F относительно каждой изъ координатныхъ осей:

$$\left. \begin{aligned} m_{ox}(F) &= yZ - zY \\ m_{oy}(F) &= zX - xZ \\ m_{oz}(F) &= xY - yX \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (1)$$

Для того, чтобы найти, напримѣръ, моментъ силы $F (=AB)$

относительно оси Oz (черт. 70), проектируемъ AB на плоскость xOy , получаемъ $A'B'$; координаты точки A' будутъ x, y , а проекціи $A'B'$ на оси Ox и Oy тѣ же, что и для силы F , т.е. X и Y , поэтому



Чертежъ 70.

$$2 \text{пл.} \triangle A'OB' = xY - yX;$$

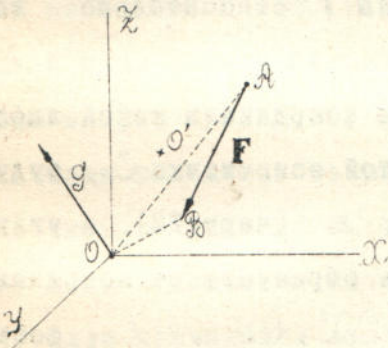
выраженія двухъ другихъ моментовъ получаются посредствомъ круглой, квадратной и буквъ

x, y, z и X, Y, Z .

Моменты силы F относительно осей $O'x', O'y', O'z'$, параллельных координатным осям и проходящих через точку O' , координаты которой обозначим через x_0, y_0, z_0 будут, очевидно, выражаться слѣдующими формулами:

$$\left. \begin{aligned} m_{O'x'}(F) &= (y - y_0)Z - (z - z_0)Y \\ m_{O'y'}(F) &= (z - z_0)X - (x - x_0)Z \\ m_{O'z'}(F) &= (x - x_0)Y - (y - y_0)X \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (2)$$

Обозначим через g линейный моментъ силы F относительно точки O , начала координатъ; на основаніи вышеуказанной связи между моментомъ силы относительно оси и линейнымъ моментомъ силы относительно точки, лежащей на оси, заключаемъ, что проекціи на координатныя оси линейнаго момента g (черт. 71) выражаются по формуламъ (1):



Чертежъ 71.

$$\left. \begin{aligned} g \cos(g, X) &= yZ - zY \\ g \cos(g, Y) &= zX - xZ \\ g \cos(g, Z) &= xY - yX \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (3)$$

Отсюда слѣдуютъ формулы, опредѣляющія величину и направление линейнаго момента силы F относительно начала координатъ:

$$g = \sqrt{(yZ - zY)^2 + (zX - xZ)^2 + (xY - yX)^2};$$

$$\cos(g, X) = \frac{yZ - zY}{g}; \quad \cos(g, Y) = \frac{zX - xZ}{g};$$

$$\cos(\mathcal{G}, \mathcal{Z}) = \frac{xY - yX}{g}$$

Проекци на координатныя оси линейнаго момента \mathcal{G} силы \mathbf{F} относительно точки O' , имѣющей какія угодно координаты x_0 , y_0 , z_0 , выражаются по формуламъ (2):

$$\left. \begin{aligned} \mathcal{G} \cos(\mathcal{G}, X) &= (y - y_0)Z - (z - z_0)Y \\ \mathcal{G} \cos(\mathcal{G}, Y) &= (z - z_0)X - (x - x_0)Z \\ \mathcal{G} \cos(\mathcal{G}, Z) &= (x - x_0)Y - (y - y_0)X \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (4)$$

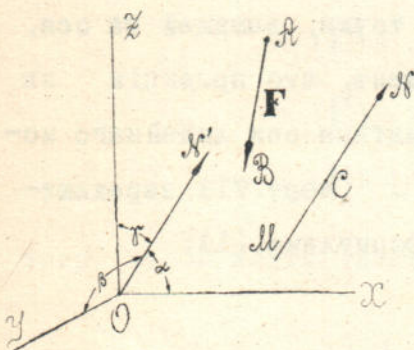
Отсюда слѣдуетъ подобныя предыдущимъ формулы для опредѣленія величины и направленія линейнаго момента \mathcal{G} .

Составимъ выраженіе момента силы \mathbf{F} относительно какой-угодно оси MN .

Пусть координаты какой либо изъ точекъ этой оси, точки C , будутъ:

x_0 , y_0 , z_0 (черт. 72), а углы, которые ось образуетъ съ координатными осями OX , OY , OZ , соответственно будутъ равны α , β , γ .

Всякій векторъ, какое бы понятіе онъ не изображалъ, равенъ по величинѣ и направленію геометрической суммѣ его проекцій на три взаимно-



Чертежъ 72.

перпендикулярныя оси, - какъ это видно для случая, когда векторъ изображаетъ силу, на черт. 4. Поэтому, чтобы найти проекцію вектора на какую-либо данную ось, мы должны проекци его на три координатныя оси умножить соответственно на косинусы угловъ, которые данная ось составляетъ съ координатными осями, и полученныя произведенія сложить.

Для момента силы \mathbf{F} относительно оси MN мы получаемъ та-

кимъ образомъ, пользуясь формулами (4), слѣдующее выраженіе:

$$m_{\text{мнр}}(\mathbf{F}) = [(y-y_0)Z - (z-z_0)Y] \cdot \cos \alpha + \\ + [(x-x_0)X - (x-x_0)Z] \cdot \cos \beta + \\ + [(x-x_0)Y - (y-y_0)X] \cdot \cos \gamma.$$

ГЛАВА X.

СЛОЖЕНІЕ СИЛЪ ВЪ ПРОСТРАНСТВѢ.

Въ настоящей главѣ, указавъ приведеніе всякой системы силъ къ одной силѣ и парѣ силъ, мы рассмотримъ затѣмъ все случаи, которые могутъ представиться, а именно:

- 1) силы находятся въ равновѣсіи;
- 2) силы приводятся къ одной парѣ;
- 3) силы приводятся къ одной силѣ;
- 4) силы приводятся къ двумъ силамъ, не лежащимъ въ одной плоскости.

§ 1. Общій случай.

ТЕОРЕМА. Система силъ, приложенныхъ къ твердому тѣлу, всегда можетъ быть замѣнена одною силою, приложенною въ произвольной выбранной точкѣ тѣла, и парю силъ.

Доказательство. Каждую изъ данныхъ силъ F_1, F_2, F_3, F_4 (черт. 73) замѣняемъ силою и парю, какъ указано въ началѣ гла-

"ТВОРЯЩАЯ МЕХАНИКА", часть I. Проф. И. В. МЕЦЕРСКИЙ.

Изданіе Кассы Взаимопомощи Студ. СПб. Политехн. Института.

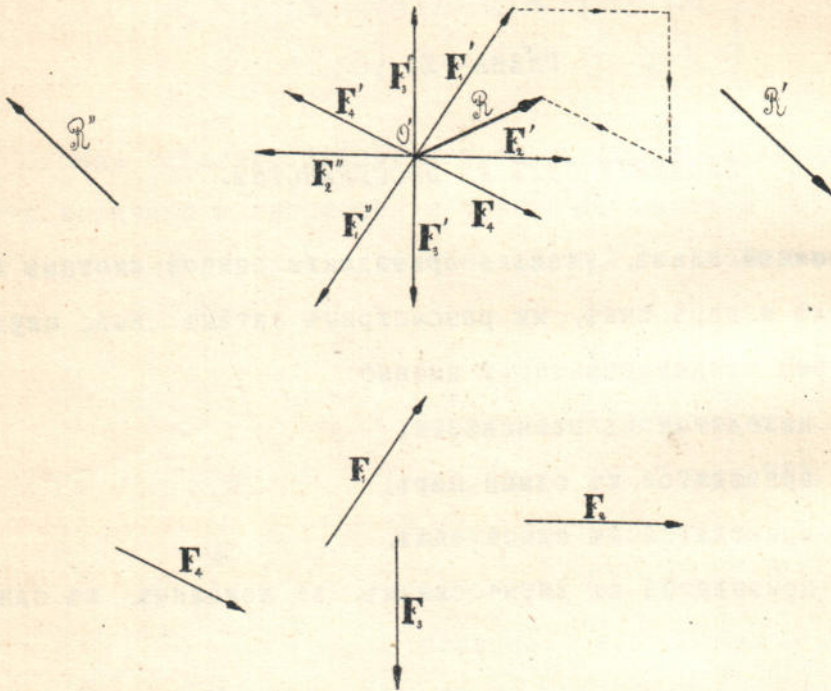
Типо-литографія Н. Трофимова. СПб. Можайская, 3.

Корректоръ А. Сабантѣевъ.

Листъ 6.

вы IX; складывая пары (F_1, F_1'') , (F_2, F_2'') , (F_3, F_3'') , (F_4, F_4'') , получаем пару (R', R'') , а складывая силы F_1', F_2', F_3', F_4' , находим силу R ; сила R и пара (R', R'') эквивалентны данной системе сил.

Введем два новых термина: "главный вектор сил" и "главный момент сил" относительно некоторой точки.



Чертежъ 78.

Будемъ обозначать проекции на координатныя оси силы

F_1 чрезъ $X_1, Y_1, Z_1,$

F_2 чрезъ $X_2, Y_2, Z_2,$

F_3 чрезъ $X_3, Y_3, Z_3,$

.....
 F_n чрезъ $X_n, Y_n, Z_n.$

а координаты точки приложения силы

F_1 чрезъ $x_1, y_1, z_1,$

F_2 чрезъ $x_2, y_2, z_2,$

F_3 чрезъ $x_3, y_3, z_3,$

.....
 F_n чрезъ $x_n, y_n, z_n.$

Геометрическая сумма данныхъ силъ называется *главнымъ векторомъ* силъ; обозначимъ этотъ векторъ чрезъ V , а проекціи его на координатныя оси чрезъ V_x, V_y, V_z , тогда будетъ:

$$\left. \begin{aligned} V_x &= \sum_{i=1}^{i=n} X_i \\ V_y &= \sum_{i=1}^{i=n} Y_i \\ V_z &= \sum_{i=1}^{i=n} Z_i \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (1)$$

Геометрическая сумма линейныхъ моментовъ данныхъ силъ относительно какой либо точки называется *главнымъ моментомъ* силъ относительно этой точки.

Главный моментъ силъ относительно начала координатъ обозначимъ чрезъ L , а проекціи его на координатныя оси чрезъ L_x, L_y, L_z , тогда будетъ:

$$\left. \begin{aligned} L_x &= \sum_{i=1}^{i=n} [y_i Z_i - z_i Y_i] \\ L_y &= \sum_{i=1}^{i=n} [z_i X_i - x_i Z_i] \\ L_z &= \sum_{i=1}^{i=n} [x_i Y_i - y_i X_i] \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (2)$$

Главный моментъ силъ относительно какой либо точки O' , имѣющей координаты x_0, y_0, z_0 , обозначимъ чрезъ L' ; проекціи его на координатныя оси выражаются следующими формулами:

$$\left. \begin{aligned} L_x^0 &= \sum_{i=1}^{i=n} [(y_i - y_0) Z_i - (x_i - x_0) Y_i] \\ L_y^0 &= \sum_{i=1}^{i=n} [(x_i - x_0) X_i - (z_i - z_0) Z_i] \\ L_z^0 &= \sum_{i=1}^{i=n} [(x_i - x_0) Y_i - (y_i - y_0) X_i] \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (3)$$

Отсюда слѣдуетъ:

$$\left. \begin{aligned} L_x &= L_x^0 - y_0 V_x + x_0 V_y \\ L_y &= L_y^0 - x_0 V_x + z_0 V_z \\ L_z &= L_z^0 - x_0 V_y + y_0 V_x \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (4)$$

Въ самомъ дѣлѣ изъ формуль (3) имѣемъ:

$$\begin{aligned} L_x^0 &= \sum_{i=1}^{i=n} (y_i Z_i - x_i Y_i) - \sum_{i=1}^{i=n} y_0 Z_i + \sum_{i=1}^{i=n} x_0 Y_i = \\ &= L_x^0 - y_0 \sum_{i=1}^{i=n} Z_i + x_0 \sum_{i=1}^{i=n} Y_i = \\ &= L_x - y_0 V_x + x_0 V_y; \end{aligned}$$

также получаютъ двѣ другія формулы (4).

Выраженія: $-y_0 V_x + x_0 V_y$, $-x_0 V_x + z_0 V_z$, $-x_0 V_y + y_0 V_x$, на основаніи формуль (4) главы IX можно разсматривать, какъ проекціи на координатныя оси момента главнаго вектора силъ, проведеннаго изъ начала координатъ относительно точки O' ; — обозначимъ этотъ моментъ черезъ L' ; тогда въ правыхъ частяхъ формуль (4) мы имѣемъ проекціи геометрической суммы моментовъ L и L' .

Такимъ образомъ, формулы (4) показываютъ, что главный моментъ силъ относительно точки O' равенъ геометрической суммѣ двухъ моментовъ: главнаго момента силъ относительно начала координатъ и момента главнаго вектора, проведеннаго изъ начала

координатъ, относительно точки O' *).

Если главный векторъ силъ равенъ нулю, то главный моментъ ихъ относительно всякой точки, какъ видно изъ формуль (4), будетъ одинъ и тотъ же: по величинѣ и направленію \bar{L} будетъ равенъ L .

Отсюда, между прочимъ, слѣдуетъ, что главный моментъ двухъ силъ, составляющихъ пару, относительно всякой точки будетъ одинъ и тотъ же: онъ равенъ по величинѣ и направленію линейному моменту пары.

Если главный векторъ силъ не равенъ нулю, то проекція главнаго момента силъ относительно какой угодно точки на ось, параллельную главному вектору, имѣетъ одну и ту же величину; — для доказательства нужно, какъ указано въ концѣ главы IX, умножить формулы (4) соответственно на \cos' -ы угловъ, образуемыхъ главнымъ векторомъ V съ координатными осями, т. е. на $\frac{V_x}{V}$, $\frac{V_y}{V}$, $\frac{V_z}{V}$, и затѣмъ сложить; тогда члены, содержащіе x_0 , y_0 , z_0 , попарно сократятся, и мы получимъ:

$$L \cdot \cos(\bar{L}, V) = L \cdot \cos(L, V).$$

Обратимся теперь къ вышеуказанному приведенію силъ, дѣйствующихъ на твердое тѣло, къ силъ и парѣ.

Когда данныя силы приведены къ одной силѣ R , приложенной въ точкѣ O' , и къ парѣ силъ (R' , R''), то эта сила R равна главному вектору силъ** и, слѣдовательно, не зависитъ отъ выбора точки O' ; проекціи ея на координатныя оси выражаются по

*) Вообще, если проекція вектора W , имѣющаго какое угодно значеніе, на каждую изъ трехъ коорд. осей равна суммѣ проекцій на ту же ось n векторовъ W_1, W_2, \dots, W_n , то векторъ W можно разсматривать какъ геометрическую сумму этихъ n векторовъ.

**) Сила R есть равнодѣйствующая силъ F', F_2', F_3', F_4' , слѣдовательно, равна ихъ геометрической суммѣ или, что все равно, тѣмъ суммѣ данныхъ силъ F, F_1, F_2, F_3 .

формулам (1); линейный же моментъ пары (\mathcal{R}' , \mathcal{R}'') равенъ главному моменту силъ *) относительно точки O' и, вообще говоря, зависитъ отъ выбора точки O' ; проекции его на координатныя оси выражаются по формуламъ (2), если точка O' принята за начало координатъ; въ противномъ случаѣ - по формуламъ (3) или (4).

Двѣ системы силъ будутъ эквивалентны, если какъ главные векторы этихъ системъ, такъ и главные моменты ихъ относительно одной и той же точки равны по величинѣ и направленію, - такъ какъ только въ этомъ случаѣ мы можемъ выбрать такую совокупность, состоящую изъ силъ и пары, которая будетъ уравновѣшивать въ отдѣльности и ту и другую изъ данныхъ системъ.

Пару (\mathcal{R}' , \mathcal{R}'') мы всегда можемъ перенести такъ, чтобы одна изъ силъ, напримѣръ, \mathcal{R}'' была приложена въ точкѣ O' ; сложивъ \mathcal{R}'' съ силою \mathcal{R}' , найдемъ ихъ равнодѣйствующую \mathcal{R}_1 ; мы получимъ такимъ образомъ двѣ силы \mathcal{R}' и \mathcal{R}_1 , эквивалентныя данной системъ.

Заключаемъ: система силъ, приложенныхъ къ твердому тѣлу, можетъ быть всегда приведена къ одной силѣ и парѣ силъ или къ двумъ силамъ, вообще говоря, не лежащимъ въ одной плоскости.

Такихъ приведеній существуетъ безчисленное множество, потому что точку O' мы можемъ брать гдѣ угодно и, кромѣ того, можемъ еще замѣнять пару какою либо другою парой, ей эквивалентною.

§ 2. Случай, когда силы находятся въ равновѣсіи.

ТЕОРЕМА. Для того, чтобы силы, приложенныя къ твердому тѣлу, находились въ равновѣсіи, необходимо и достаточно, чтобы и

*) Пара (\mathcal{R}' , \mathcal{R}'') получается отъ сложения паръ: (F_1, F_1''), (F_2, F_2''), (F_3, F_3''), (F_4, F_4''), следовательно, линейный моментъ ея равенъ геом. суммѣ моментовъ этихъ паръ, или, что то же самое, лин. моментовъ данныхъ силъ F_1, F_2, F_3, F_4 относительно точки O' .

главный векторъ этихъ силъ и главный моментъ ихъ были равны нулю.

Доказательство. Равновѣсія не будетъ, если и главный векторъ V , и главный моментъ L не равны нулю, такъ какъ (по приведеніи силъ) пара силъ не можетъ уравниваться одною силою; равновѣсія не будетъ, очевидно, и тогда, когда $V=0$, а $L \neq 0$, или $L=0$, а $V \neq 0$; заключаемъ, что для равновѣсія необходимо, чтобы и $V=0$, и $L=0$; достаточность же этихъ условій очевидна.

Условіе: $V=0$ выражается тремя уравненіями:

$$V_x=0, V_y=0, V_z=0,$$

или

$$\left. \begin{aligned} \sum_{i=1}^{i=n} X_i &= 0 \\ \sum_{i=1}^{i=n} Y_i &= 0 \\ \sum_{i=1}^{i=n} Z_i &= 0 \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots (6)$$

Условіе: $L=0$ также выражается тремя уравненіями:

$$L_x=0, L_y=0, L_z=0,$$

или

$$\left. \begin{aligned} \sum_{i=1}^{i=n} (y_i Z_i - z_i Y_i) &= 0 \\ \sum_{i=1}^{i=n} (z_i X_i - x_i Z_i) &= 0 \\ \sum_{i=1}^{i=n} (x_i Y_i - y_i X_i) &= 0 \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots (7)$$

Шесть уравненій (6) и (7) называются *уравненіями равновѣсія*.

Введемъ изъ уравненій (6) и (7) уравненія, выражающія условія равновѣсія въ томъ частномъ случаѣ, когда силы параллельны.

дѣльны.

Проведемъ изъ начала координатъ прямую OA (черт.74), параллельную даннымъ силамъ, и пусть α, β, γ , будутъ углы, которые OA образуетъ съ координатными осями Ox, Oy и Oz .

Обозначимъ черезъ P_1, P_2, \dots, P_n величины данныхъ силъ, взятая со знакомъ плюсъ или минусъ, смотря по тому, будетъ ли сила направлена въ ту же сторону, что и прямая OA , или въ сторону противоположную; тогда проекціи этихъ силъ на координатныя оси будутъ равны:

$$X_1 = P_1 \cos \alpha,$$

$$Y_1 = P_1 \cos \beta,$$

$$Z_1 = P_1 \cos \gamma,$$

$$X_2 = P_2 \cos \alpha,$$

.....

$$Y_n = P_n \cos \beta,$$

$$Z_n = P_n \cos \gamma.$$

Подставляя эти выраженія въ уравненія: (6) и (7) находимъ, что условия, необходимыя и достаточныя для равновѣсія параллельныхъ силъ, выражаются тремя уравненіями:

$$\sum_{i=1}^{i=n} P_i = 0 \dots \dots \dots (8)$$

$$\frac{\sum_{i=1}^{i=n} P_i x_i}{\cos \alpha} = \frac{\sum_{i=1}^{i=n} P_i y_i}{\cos \beta} = \frac{\sum_{i=1}^{i=n} P_i z_i}{\cos \gamma} \dots \dots \dots (9)$$

Въ самомъ дѣлѣ, уравненія (6) дадутъ:

$$\cos \alpha \sum_{i=1}^{i=n} P_i = 0,$$

$$\cos \beta \sum_{i=1}^{i=n} P_i = 0,$$

$$\cos \gamma \sum_{i=1}^{i=n} P_i = 0 ;$$

откуда слѣдуетъ равносильное имъ уравненіе (8); уравненія (7) представляются въ видѣ:

$$\cos \gamma \sum_{i=1}^{i=n} P_i y_i - \cos \beta \sum_{i=1}^{i=n} P_i x_i = 0 ,$$

$$\cos \alpha \sum_{i=1}^{i=n} P_i x_i - \cos \gamma \sum_{i=1}^{i=n} P_i x_i = 0 ,$$

$$\cos \beta \sum_{i=1}^{i=n} P_i x_i - \cos \alpha \sum_{i=1}^{i=n} P_i y_i = 0 ;$$

предполагая, что ни одинъ изъ \cos -овъ: $\cos \alpha$, $\cos \beta$, $\cos \gamma$, не равенъ нулю, мы дѣлимъ первое уравненіе на произведеніе $\cos \beta \cdot \cos \gamma$, второе на $\cos \gamma \cdot \cos \alpha$, третье на $\cos \alpha \cdot \cos \beta$, и получаемъ два равносильныя имъ уравненія (9).

Въ частномъ случаѣ, когда одинъ изъ \cos -овъ равенъ нулю, напримѣръ, $\cos \alpha = 0$, два уравненія (9) замѣняются слѣдующими двумя уравненіями:

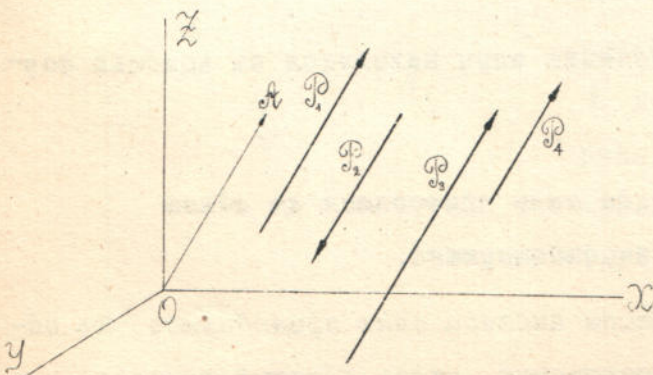
$$\sum_{i=1}^{i=n} P_i x_i = 0 ,$$

$$\cos \gamma \sum_{i=1}^{i=n} P_i y_i = \cos \beta \sum_{i=1}^{i=n} P_i x_i :$$

если же 2 \cos inus'a равны нулю, напримѣръ, $\cos \alpha = 0$ и $\cos \beta = 0$ то, вмѣсто двухъ уравненій (9), имѣемъ уравненія:

$$\sum_{i=1}^{i=n} P_i x_i = 0 ,$$

$$\sum_{i=1}^{i=n} P_i y_i = 0 .$$



Чертежъ 74.

Равновѣсіе параллельныхъ силъ называется *астатическимъ*, если силы остаются въ равновѣсіи и послѣ того, какъ онѣ будутъ повернуты вокругъ ихъ точекъ приложенія на какой угодно уголъ, лишь бы при этомъ не была нарушена ихъ параллельность.

Условія, необходимыя и достаточныя для астатическаго равновѣсія параллельныхъ силъ, выражаются четырьмя уравненіями:

$$\sum_{i=1}^{i=n} \mathcal{P}_i = 0 ,$$
$$\sum_{i=1}^{i=n} \mathcal{P}_i x_i = 0 , \quad \sum_{i=1}^{i=n} \mathcal{P}_i y_i = 0 , \quad \sum_{i=1}^{i=n} \mathcal{P}_i z_i = 0 .$$

Послѣднія три уравненія вытекаютъ изъ уравненій (9), такъ какъ въ разсматриваемомъ случаѣ уравненія (9) должны имѣть мѣсто при всякихъ величинахъ угловъ α , β , γ .

§ 3. *Случай, когда силы приводятся къ парѣ.*

Если главный векторъ силъ равенъ нулю, а главный моментъ ихъ нулю не равенъ, то силы приводятся къ парѣ, линейный моментъ которой равенъ главному моменту данныхъ силъ.

Условія, необходимыя и достаточныя для того, чтобы данныя силы приводились къ парѣ, выражаются тремя уравненіями:

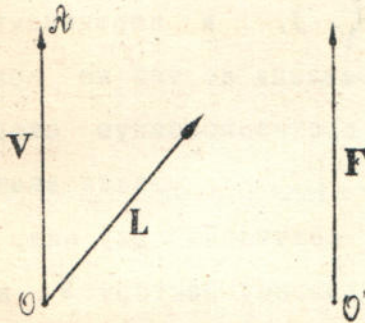
$$\sum_{i=1}^{i=n} X_i = 0 , \quad \sum_{i=1}^{i=n} Y_i = 0 , \quad \sum_{i=1}^{i=n} Z_i = 0 .$$

Проекціи линейнаго момента пары находятся съ помощью формуль (2).

§ 4. *Случай, когда силы приводятся къ одной равнодѣйствующей.*

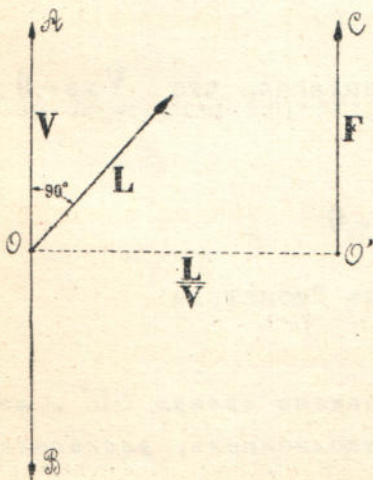
ТЕОРЕМА. Для того, чтобы система силъ приводилась къ одной силѣ, необходимо и достаточно, чтобы главный векторъ силъ не равнялся нулю, а главный моментъ былъ или равенъ нулю, или перпендикуляренъ къ главному вектору.

Доказательство. Пусть сила F (черт. 75), равная по величине и направлению главному вектору V , и пара, моментъ которой равенъ главному моменту L , эквивалентна данной системѣ силъ.



Чертежъ 75.

главные векторы и главные моменты соответственно равны по величине и направлению; въ настоящемъ случаѣ одна система состоитъ изъ одной силы F ; поэтому сила F должна быть равна по величине и направлению главному вектору V , и моментъ ея относительно начала координатъ O долженъ быть равенъ по величине и направлению главному моменту L .



Чертежъ 76.

1) Доказываемъ необходимость условия, заключающагося въ теоремѣ.

Допустимъ, что система силъ приводится къ одной силѣ F , приложенной въ точкѣ O' .

Выше было уже указано, что двѣ системы силъ эквивалентны

тогда и только тогда, когда ихъ

Отсюда слѣдуетъ, если точка O' совпадаетъ съ точкой O , то должно быть $L=0$; если же точка O' не совпадаетъ съ точкой O , то главный моментъ L долженъ быть перпендикуляренъ къ плоскости, проходящей черезъ точку O и силу F , а такъ какъ $F \parallel V$, то $L \perp V$.

2) Доказываемъ достаточность условия, заключающагося

въ теоремѣ.

Если $L=0$, то, очевидно, сила F , равная по величинѣ и направленію главному вектору V приложенная въ началѣ координатъ, и будетъ равнодѣйствующею силою.

Пусть $L \perp V$ (черт. 76); пару, соответствующую моменту L , возьмемъ въ такомъ видѣ, чтобы сила равнялись главному вектору V (слѣдовательно, плечо равно $\frac{L}{V}$), и перенесемъ ее такъ, чтобы одна сила OB была направлена по той же прямой, что и главный векторъ OA , но въ противоположную сторону; тогда другая сила пары пойдетъ по $OC \parallel OA$; удаляя взаимноуравновѣшивающіяся силы OA и OB , получаемъ одну силу OC , равную (по величинѣ и направленію) главному вектору V , которая и будетъ равнодѣйствующею для данной системы.

Построеніе точки (O') приложенія равнодѣйствующей силы.

Изъ начала координатъ O проводимъ прямую OO' , перпендикулярную къ плоскости, заключающей главный векторъ V и главный моментъ данныхъ силъ L , въ такую сторону, чтобы наблюдатель, расположенный по прямой OO' и обращенный лицомъ къ точкѣ A , видѣлъ главный моментъ L направленнымъ слѣва направо *); на этой прямой откладываемъ отрѣзокъ OO' , равный $\frac{L}{V}$, и получаемъ искомую точку O' .

Условіе $L=0$ или $L \perp V$, предполагая, что $V_{не} = 0$, аналитически выражается равенствомъ:

$$L_x V_x + L_y V_y + L_z V_z = 0.$$

Въ самомъ дѣлѣ, какъ извѣстно изъ Геометріи:

*) Сторона, въ которую нужно провести прямую OO' , можетъ быть опредѣлена и такимъ образомъ: наблюдатель, расположенный такъ, что главный векторъ силъ OA проходитъ отъ ногъ къ головъ, и смотрящій на главный моментъ L , долженъ видѣть прямую OO' направленною слѣва направо.

$$L_x V_x + L_y V_y + L_z V_z = L V \cos(L, V),$$

а при главномъ векторѣ V , неравномъ нулю,

$$L V \cos(L, V) = 0$$

только тогда, когда или $L = 0$ или

$$\cos(L, V) = 0,$$

т. е.

$$L \perp V.$$

Проекци равнодѣйствующей силы F будутъ:

$$F \cos(F, X) = V_x,$$

$$F \cos(F, Y) = V_y,$$

$$F \cos(F, Z) = V_z.$$

Координаты точки O' : x_0 , y_0 , z_0 , могутъ быть опредѣляемы по формуламъ:

$$x_0 = \frac{V_y L_z - V_z L_y}{V^2},$$

$$y_0 = \frac{V_z L_x - V_x L_z}{V^2},$$

$$z_0 = \frac{V_x L_y - V_y L_x}{V^2}.$$

Эти формулы получаемъ, рѣшая относительно x_0 , y_0 , z_0 систему уравненій:

$$y_0 V_z - z_0 V_y = L_x,$$

$$z_0 V_x - x_0 V_z = L_y,$$

$$x_0 V_y - y_0 V_x = L_z;$$

$$x_0 V_x + y_0 V_y + z_0 V_z = 0.$$

Первыя три изъ этихъ уравненій выражаютъ, что моментъ силы F , приложенной въ точкѣ O' , относительно каждой изъ координатныхъ осей равенъ главному моменту данныхъ силъ относи-

тельно той же оси; четвертое уравнение выражаетъ, что прямая OO' перпендикулярна къ направлению главнаго вектора:

$$OO' \cdot V \cdot \cos(OO', V) = x_0 V_x + y_0 V_y + z_0 V_z = 0.$$

Умножимъ третье уравнение на V_y , второе на V_x и вычтемъ; получимъ:

$$x_0 (V_y^2 + V_z^2) - y_0 V_x V_y - z_0 V_x V_z = V_y L_x - V_z L_y;$$

въ лѣвой части прибавимъ и вычтемъ $x_0 V_x^2$; будемъ имѣть:

$$x_0 (V_x^2 + V_y^2 + V_z^2) - V_x (x_0 V_x + y_0 V_y + z_0 V_z) = V_y L_x - V_z L_y;$$

пользуясь четвертымъ уравненіемъ, находимъ:

$$x_0 V^2 = V_y L_x - V_z L_y;$$

откуда и слѣдуетъ вышенаписанное выраженіе x_0 ; подобнымъ же образомъ получимъ выраженія для y_0 и z_0 .

Частный случай. Параллельныя силы, приложенныя къ тѣлу, если ихъ главный векторъ не равенъ нулю ($\sum_{i=1}^n \mathcal{P}_i \neq 0$), приводится къ одной силѣ.

Для доказательства проще всего взять координатныя оси такъ, чтобы одна изъ нихъ, на примѣръ, OZ , была параллельна силамъ; тогда

$$V_x = 0, V_y = 0, L_x = 0,$$

а, слѣдовательно, условіе

$$L_x V_x + L_y V_y + L_z V_z = 0$$

удовлетворяется.

Равнодѣйствующая по величинѣ равна алгебраической суммѣ величинъ данныхъ параллельныхъ силъ ($\sum_{i=1}^n \mathcal{P}_i$), параллельна имъ и направлена въ ту или другую сторону, смотря по знаку алгебраической суммѣ $\sum_{i=1}^n \mathcal{P}_i$.

Одна изъ точекъ приложенія равнодѣйствующей параллельныхъ силъ, расположенныхъ какъ угодно въ пространствѣ, обладаетъ

тѣмъ свойствомъ, что положеніе ея не зависитъ отъ направленія силъ; — эта точка называется *центромъ параллельныхъ силъ*.

Для того, чтобы показать, что такая точка существуетъ, и вмѣстѣ съ тѣмъ *опредѣлить ея положеніе*, мы складываемъ послѣдовательно, каждый разъ по двѣ, сначала силы, направленныя въ одну сторону, затѣмъ силы, направленныя въ противоположную сторону, и, наконецъ, двѣ силы, направленныя въ разныя стороны; опредѣляемъ при этомъ каждый разъ соответствующій центръ; тогда центръ двухъ послѣднихъ силъ и будетъ искомою точкою.

Опредѣленіе: центръ параллельныхъ силъ есть та точка приложенія ихъ равнодѣйствующей, вокругъ которой равнодѣйствующая поворачивается, когда всѣ силы мы повернемъ вокругъ точекъ приложенія на одинъ и тотъ же уголъ, не нарушая ихъ параллельности.

Координаты x_c , y_c , z_c центра параллельныхъ силъ опредѣляются по формуламъ:

$$x_c = \frac{\sum_{i=1}^{i=n} P_i x_i}{\sum_{i=1}^{i=n} P_i};$$

$$y_c = \frac{\sum_{i=1}^{i=n} P_i y_i}{\sum_{i=1}^{i=n} P_i};$$

$$z_c = \frac{\sum_{i=1}^{i=n} P_i z_i}{\sum_{i=1}^{i=n} P_i};$$

гдѣ x_i , y_i , z_i координаты точки приложенія силы P_i ($i = 1, 2, 3, \dots, n$).

Для вывода этихъ формулъ выражаемъ, что моментъ равнодѣйствующей, приложенной въ точкѣ C , равенъ суммѣ моментовъ данныхъ силъ сначала относительно осей Ox и Oy , въ предположеніи, что силы повернуты такъ, что онѣ параллельны оси Oz , а затѣмъ относительно оси Ox въ предположеніи, что силы повернуты такъ, что онѣ параллельны оси Oy .

Въ первомъ случаѣ проекціи данныхъ силъ и ихъ равнодѣйствующей на оси OX и OY равны нулю, а проекціи данныхъ силъ на ось OZ будутъ:

$$P_1, P_2, P_3, \dots, P_n$$

и проекція равнодѣйствующей $\sum_{i=1}^{i=n} P_i$; поэтому моменты относительно осей OX и OY дадутъ:

$$y_c \sum_{i=1}^{i=n} P_i - \sum_{i=1}^{i=n} P_i y_i ;$$

$$-x_c \sum_{i=1}^{i=n} P_i = - \sum_{i=1}^{i=n} P_i x_i ;$$

во второмъ случаѣ проекціи данныхъ силъ и ихъ равнодѣйствующей на оси OX и OZ равны нулю, а на ось OY проекціи данныхъ силъ

$$P_1, P_2, P_3, \dots, P_n$$

и проекція равнодѣйствующей

$$\sum_{i=1}^{i=n} P_i ;$$

поэтому моменты относительно оси OX дадутъ:

$$-z_c \sum_{i=1}^{i=n} P_i = - \sum_{i=1}^{i=n} P_i z_i ;$$

Такимъ образомъ для приведенія параллельныхъ силъ къ одной силѣ нѣтъ надобности находить точку O' , координаты которой x_c , y_c и z_c выражены выше; гораздо проще опредѣлить центръ параллельныхъ силъ C (x_c , y_c , z_c); сила, приложенная въ этой точкѣ, параллельная даннымъ силамъ и по величинѣ равная алгебраической суммѣ ихъ величинъ, и будетъ искомою равнодѣйствующей.

§ 5. Случай, когда силы приводятся къ силѣ и парѣ, плоскость которой перпендикулярна къ силѣ.

ТЕОРЕМА. Если главный векторъ силъ V не равенъ нулю, а главный моментъ L не равенъ нулю и не перпендикуляренъ главному вектору, то система силъ можетъ быть приведена къ силѣ и парѣ, плоскость которой перпендикулярна къ силѣ.

Доказательство. Пусть данныя силы эквивалентны силѣ OA (черт. 77), приложенной въ началѣ координатъ и равной главному вектору V , и парѣ силъ, моментъ которой есть главный моментъ L ; эту пару разлагаемъ на двѣ пары такъ, чтобы линейный моментъ одной пары L_1 , былъ параллеленъ главному вектору, а линейный моментъ другой L_2 , былъ перпендикуляренъ къ главному вектору; тогда будемъ имѣть:

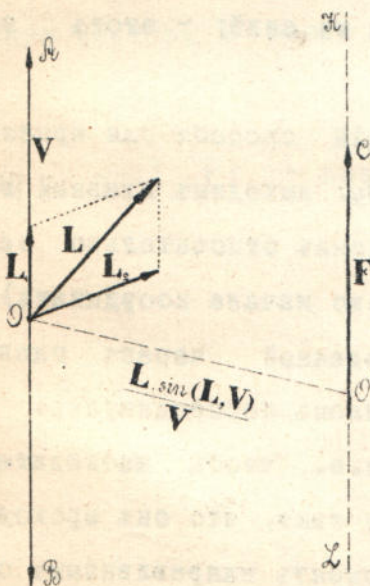
$$L_1 = L \cos(L, V),$$

$$L_2 = L \sin(L, V).$$

Вторую пару преобразуемъ такъ, чтобы силы ея были равны главному вектору, тогда плечо ея будетъ равно

$$\frac{L \sin(L, V)}{V}$$

затѣмъ помѣстимъ эту пару такъ, чтобы одна изъ силъ, OB , была приложена въ точкѣ O по той же прямой, что и сила OA ,



Чертежъ 77.

но въ противоположную сторону; тогда вторая сила

$$F-O'C-V$$

будетъ приложена въ точкѣ O' , причемъ прямая OO' , какъ плечо пары, равна

$$\frac{L \cdot \sin(L, V)}{V}$$

и перпендикулярна къ $O\mathcal{R}$ и L , а, слѣдовательно, къ плоскости, проведенной въ точкѣ O черезъ главный векторъ V и главный моментъ L .

Удаляя силы $O\mathcal{A}$ и $O\mathcal{B}$, какъ взаимно уравновѣшивающіяся, мы получимъ силу

$$F-O'C-V$$

и пару, моментъ которой есть L , но $L \parallel F$, слѣдовательно, плоскость этой пары перпендикулярна къ силѣ F .

Такимъ образомъ, система силъ приведена къ силѣ и къ парѣ, плоскость которой перпендикулярна къ силѣ; — этотъ видъ системы называется *каноническимъ*.

Изъ предыдущаго вытекаетъ слѣдующій способъ для приведенія системы силъ къ каноническому виду: находимъ главный векторъ V и главный моментъ L данныхъ силъ относительно какой либо точки O (обыкновенно относительно начала координатъ); ватѣмъ изъ точки O къ плоскости, проведенной черезъ главный векторъ и главный моментъ, восстанавливаемъ перпендикуляръ въ такую сторону, какъ указано въ § 4, т.е., чтобы наблюдатель, расположенный по этому перпендикуляру такъ, что онъ проходитъ отъ ногъ къ головѣ, видѣлъ главный моментъ направленнымъ слѣва направо: на проведенномъ такимъ образомъ перпендикулярѣ откладываемъ длину OO' , равную

$$\frac{L \cdot \sin(L, V)}{V};$$

тогда сила F , равная и параллельная главному вектору, и пара,

плоскость которой перпендикулярна къ F , а моментъ L , равенъ

$$L \cos(L, V),$$

будутъ эквивалентны данной системѣ.

Прямая KL , проведенная черезъ точку O' параллельно главному вектору, называется *центральной осью системы*; каждая изъ точекъ центральной оси можетъ быть взята за точку приложенія силы F .

Нетрудно убѣдиться въ томъ, что когда система силъ приведена къ каноническому виду, то моментъ пары (L) есть наименьшій главный моментъ системы.

Докажемъ, что для всякой точки D , не лежащей на центральной оси, главный моментъ L системы будетъ больше L_1 .

Выше уже видѣли, что проекція главного момента на направлѣніе главного вектора не зависитъ отъ выбора центра момента, поэтому проекціи моментовъ L и L_1 на направлѣніе главного вектора V равны между собою; слѣдовательно,

$$L \cos(L, V) = L_1;$$

но $\cos(L, V)$ — правильная дробь, а потому

$$L > L_1$$

ГЛАВА XI.

ЦЕНТРЪ ТЯЖЕСТИ.

§ 1.

Общій способъ для опредѣленія положенія центра тяжести.

Всѣ тѣла, находящіяся на землѣ или вообще въблизи ея поверхности, подвергнуты дѣйствию силы тяжести.

Вслѣдствіе малости размѣровъ разсматриваемыхъ тѣлъ сравнительно съ размѣрами земли, силы тяжести, приложенныя къ различнымъ частямъ тѣла, считаемъ *параллельными*, именно, направленными по вертикали внизъ.

Равнодѣйствующая сила тяжести, приложенныхъ ко всемъ частямъ тѣла, называется *вѣсомъ тѣла*, а центръ этихъ силъ — *центромъ тяжести тѣла*.

Определение. Центръ тяжести тѣла есть такая точка, которая остается одною изъ точекъ приложения вѣса тѣла при всякомъ положеніи тѣла.

Общій способъ для нахождения положенія центра тяжести даннаго тѣла состоитъ въ слѣдующемъ: тѣло дѣлимъ на части, центры тяжести которыхъ, а также вѣса, считаемъ извѣстными, и применяемъ формулы, выведенныя выше для координатъ центра параллельныхъ силъ.

Пусть будутъ: x_1, y_1, z_1 ; $x_2, y_2, z_2, \dots, x_n, y_n, z_n$ координаты центровъ тяжести частей тѣла и p_1, p_2, \dots, p_n соответствующіе вѣса; x_c, y_c, z_c координаты центра тяжести (G) тѣла; тогда

$$\left. \begin{aligned} x_c &= \frac{\sum_{i=1}^n p_i x_i}{\sum_{i=1}^n p_i} \\ y_c &= \frac{\sum_{i=1}^n p_i y_i}{\sum_{i=1}^n p_i} \\ z_c &= \frac{\sum_{i=1}^n p_i z_i}{\sum_{i=1}^n p_i} \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots (1)$$

гдѣ $\sum_{i=1}^n p_i$ есть вѣсъ тѣла.

Изъ формулъ (1) слѣдуетъ:

1) при опредѣленіи центра тяжести тѣла вѣса частей можно замѣнить какими либо пропорціональными имъ величинами;

2) если центры тяжести всѣхъ частей тѣла лежать въ одной плоскости, то и центръ тяжести тѣла лежитъ въ этой плоскости;

3) если центры тяжести всѣхъ частей тѣла лежать на одной прямой, то и центръ тяжести тѣла лежитъ на этой прямой;

4) если центры тяжести всѣхъ частей тѣла лежать въ одной точкѣ, то эта точка и будетъ центромъ тяжести тѣла.

Тѣло называется *тѣломъ однородной плотности*, если вѣса двухъ какихъ угодно частей его относятся между собою, какъ объемы этихъ частей; въ противномъ случаѣ тѣло называется *тѣломъ неоднородной плотности*.

Когда мы имѣемъ тѣло "*однородной плотности*", то плотностью его называется отношеніе вѣса какой либо части тѣла къ ея объему; если же тѣло "*неоднородной плотности*", то плотность его въ какой либо точкѣ A опредѣляется слѣдующимъ образомъ: беремъ часть тѣла, заключающую въ себѣ точку A , и находимъ отношеніе вѣса этой части къ ея объему; затѣмъ ищемъ предѣлъ, къ которому это отношеніе стремится по мѣрѣ того, какъ мы будемъ уменьшать объемъ взятой нами части, приближая его къ нулю; полученный такимъ образомъ предѣлъ и называется *плотностью тѣла* въ точкѣ A .

Когда тѣло неоднородной плотности, плотность его въ различныхъ точкахъ, вообще говоря, будетъ различна; если же тѣло однородной плотности, то плотность его во всѣхъ точкахъ одна и та же.

Опредѣленіе центра тяжести упрощается въ тѣхъ случаяхъ, когда тѣло *симметрично относительно плоскости, прямой или точки*; въ первомъ случаѣ центръ тяжести тѣла лежитъ въ плоскости симметріи, во второмъ на оси симметріи, въ третьемъ онъ совпадаетъ съ центромъ симметріи.

Доказательство. Тѣло имѣетъ *плотность симметріи* ρ тогда, когда каждой точкѣ A тѣла соответствуетъ по другую сторону

плоскости \mathcal{P} другая точка тѣла \mathcal{B} съ такою же плотностью, какъ и точка \mathcal{A} , причемъ разстоянія этихъ точекъ отъ плоскости \mathcal{P} равны между собою.

Раздѣлимъ тѣло на бесконечно малыя части такъ, чтобы бесконечно-малые объемы, скружающіе соответствующія точки \mathcal{A} и \mathcal{B} были равны, тогда и вѣса ихъ можемъ считать равными, такъ какъ и въ случаѣ тѣла неоднородной плотности разность между этими вѣсами можетъ быть только бесконечно-малая величина второго порядка; поэтому центръ тяжести каждаго двухъ такихъ частей лежитъ въ плоскости \mathcal{P} , а слѣдовательно, и центръ тяжести тѣла лежитъ въ этой плоскости.

Подобное же доказательство примѣняется, какъ въ случаѣ *оси симметріи*, такъ и въ случаѣ *центра симметріи*.

Въ послѣдующемъ изложеніи мы будемъ разсматривать только тѣла однородной плотности.

Во многихъ случаяхъ мы не можемъ раздѣлить данное тѣло на такія конечныя части, центры тяжести которыхъ извѣстны; тогда мы дѣлимъ тѣло на части *бесконечно-малыя*.

Обозначимъ черезъ ΔV ("дельта V ") бесконечно-малый объемъ какой либо части, а черезъ x, y, z координаты центра тяжести этого объема или одной изъ его точекъ; тогда изъ формуль (1), по сокращеніи на плотность, получаемъ слѣдующія формулы для опредѣленія центра тяжести:

$$\left. \begin{aligned} x_c &= \frac{\text{Пред.} \sum x \Delta V}{Q}; \\ y_c &= \frac{\text{Пред.} \sum y \Delta V}{Q}; \\ z_c &= \frac{\text{Пред.} \sum z \Delta V}{Q}; \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots (2)$$

гдѣ Q обозначаетъ объемъ тѣла, а "Пред." обозначаютъ тѣ предѣлы, къ которымъ указанныя суммы приближаются при уменьшеніи

объемов ΔV до нуля.

При рѣшеніи многихъ вопросовъ приходится опредѣлять не только центръ тяжести объемовъ, но также центръ тяжести *линій, площадей и поверхностей*.

Тѣло, двумя размерами котораго пренебрегаемъ, (примѣръ - тонкая проволока), мы рассматриваемъ, какъ *линію*.

Плотность однородной линіи (линейная плотность) опредѣляется, какъ отношеніе вѣса какой либо части линіи къ длинѣ этой части.

Формулы (1) примѣнимы и въ случаѣ линіи. Когда линію дѣлимъ на *безконечно-малыя части* Δs , формулы (1), по сокращеніи на плотность, дадутъ слѣдующія выраженія для координатъ центра тяжести однородной линіи:

$$\left. \begin{aligned} x_c &= \frac{\sum x \Delta s}{L}; \\ y_c &= \frac{\sum y \Delta s}{L}; \\ z_c &= \frac{\sum z \Delta s}{L}; \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots (3)$$

гдѣ x, y, z обозначаютъ координаты центра тяжести части Δs (или координаты одной изъ точекъ этой части), а L -длинну линіи.

Если линія *плоская*, то, принимая плоскость, въ которой она лежитъ, за плоскость xOy , опредѣляемъ центръ тяжести съ помощью двухъ первыхъ формулъ (3).

Тѣло, однимъ размеромъ котораго пренебрегаемъ (примѣръ - тонкая пластинка), мы рассматриваемъ, какъ *площадь* или *поверхность*.

Плотность однородной площади или поверхности (поверхностная плотность) опредѣляется, какъ отношеніе вѣса какой либо части площади или поверхности къ величинѣ площади этой части.

Формулы (1) применимы и в случае площади или поверхности.

Когда площадь или поверхность делим на *безконечно-малыя* части $\Delta\sigma$, формулы (1), по сокращении на плотность, дадут следующие выражения для координат центра тяжести площади или поверхности:

$$\left. \begin{aligned} x_c &= \frac{\text{Прог} \sum x \cdot \Delta\sigma}{S}; \\ y_c &= \frac{\text{Прог} \sum y \cdot \Delta\sigma}{S}; \\ z_c &= \frac{\text{Прог} \sum z \cdot \Delta\sigma}{S}; \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots (4)$$

где x , y , z обозначают координаты центра тяжести части $\Delta\sigma$ (или одной из точек этой части), а S - величину площади или поверхности.

В случае *площади*, принимая ее плоскость за плоскость XOY , определим центр тяжести с помощью двух первых из формул (4).

Сказанное выше о случаях симметрии применимо к центру тяжести как *линий*, так и *площадей* и *поверхностей*.

§ 2. *Элементарное определение положения центра тяжести в случае однородной плотности.*

1) *Линии.*

Центр тяжести прямой находится в ее середине (центр симметрии).

Центр тяжести многоугольного контура находится по формулам (1).

Примерь. Центр тяжести G части контура правильного многоугольника находится на прямой, соединяющей центр O вписанного круга (черт. 78) с серединой данной части многоугольника, причем расстояние OG равно радиусу вписанного круга, умно-

женному на замыкающую и деленному на периметр данной части многоугольника.

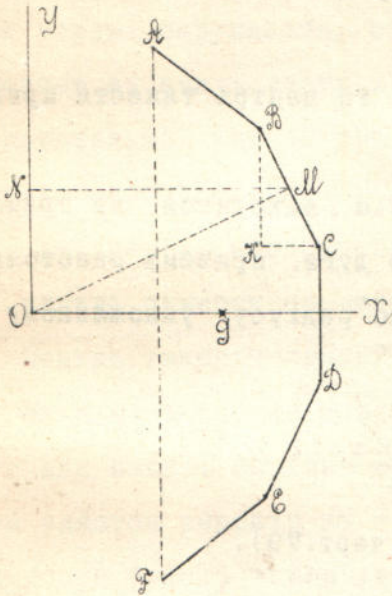
Пусть: n число сторон данной части многоугольника; $l_1 = l_2 = \dots = l_n = l$ длина сторон; $L = \sum_{i=1}^n l_i$ периметр; $H = AF$ замыкающая и $R = Om$ радиус вписанного круга; тогда

$$Og = \frac{R \cdot H}{L}.$$

Доказательство.

Возьмем начало координат в центр O вписанного круга и ось Ox расположим по оси симметрии; обозначим абсциссы середин сторон AB, BC, \dots через x_1, x_2, \dots ; тогда

$$Og = x_c = \frac{\sum_{i=1}^n l_i x_i}{\sum_{i=1}^n l_i}.$$



Чертежъ 78.

Прямоугольный треугольник

BKC , катеты которого параллельны осям Ox и Oy , подобен треугольнику Omk ; следовательно:

$$BC : BK = Om : mk,$$

откуда

$$BC \cdot mk = BK \cdot Om;$$

поэтому, обозначая через d_1, d_2, \dots длины проекций сторон AB, BC, \dots на ось Oy , имеем:

$$l_i x_i = R d_i;$$

следовательно:

$$Og = \frac{\sum_{i=1}^n R d_i}{L} = \frac{R \cdot \sum_{i=1}^n d_i}{L};$$

но

$$\sum_{i=1}^n d_i = H,$$

значитъ

$$Og = \frac{R \cdot H}{L}$$

Центръ тяжести кривой определяемъ приближенно, замѣняя ее многоугольникомъ, стороны котораго представляютъ касательныя кривой или ея хорды.

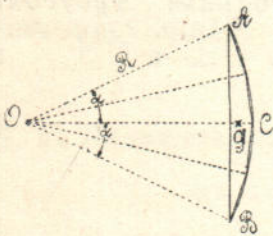
Если удастся перейти къ предѣлу, то центръ тяжести кривой будетъ опредѣленъ точно.

Примѣръ: центръ тяжести дуги круга находится на прямой, соединяющей центръ круга съ серединою дуги, причемъ разстояніе центра тяжести отъ центра круга равно радиусу, умноженному на хорду и дѣленному на дугу:

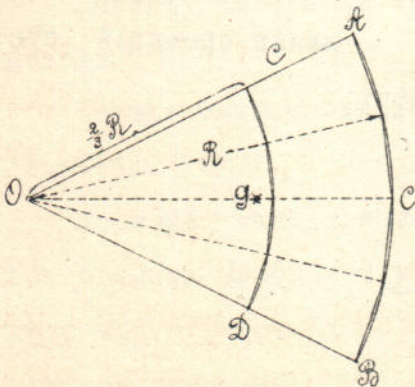
$$Og = \frac{R \cdot \overline{AB}}{\overline{AB}} = \frac{R \cdot \sin \alpha}{\alpha},$$

гдѣ α выраженъ въ частяхъ радиуса (черт. 79).

2) Площади и поверхности.



Чертежъ 79.



Чертежъ 80.

Центръ тяжести площади треуголь-
ника находится на прямой, соединяю-
щей вершину съ серединою основанія,
такъ какъ эта прямая есть ось сим-
метріи треугольника; разстояніе цен-
тра тяжести по этой прямой отъ ос-
нованія равно одной трети ея.

Центръ тяжести площади
многоугольника или части по-
верхности многоугольника мо-
жемъ всегда найти, раздѣляя на
треугольники и применяя фор-
мулы (1).

Примѣръ. Центръ тяжести

площади кругового сектора AOB (черт. 80) совпадаетъ съ центромъ тяжести дуги круга CD , описанной изъ центра O радиусомъ, равнымъ двумъ третямъ радиуса R сектора, и заключающей-ся между крайними радиусами сектора.

Доказательство. Дѣлимъ секторъ на равные треугольники; центръ тяжести каждаго изъ нихъ лежитъ въ серединѣ соответствующей хорды окружности, описанной радиусомъ $OC = \frac{2}{3}R$; приложенные въ этихъ центрахъ тяжести вѣса равны между собою, слѣдовательно, ихъ центръ совпадаетъ съ центромъ тяжести периметра многоугольника CD ; при увеличеніи числа треугольниковъ въ предѣлѣ многоугольникъ CD совпадетъ съ дугой CD и его центръ тяжести съ центромъ тяжести дуги CD .

Центръ тяжести кривой поверхности определяется приближенно, если замѣнить ее поверхностью многоугольника, грани котораго или имѣютъ вершины на данной поверхности или касаются ея; если удастся перейти къ предѣлу, то центръ тяжести кривой поверхности будетъ определенъ точно.

Примѣръ.

Центръ тяжести поверхности шарового сегмента (не считая основанія) находится на серединѣ его высоты.

Для доказательства дѣлимъ поверхность сегмента на пояса равной высоты; — поверхности такихъ поясовъ равны между собою; ихъ центры тяжести лежатъ на прямой, представляющей высоту сегмента, причемъ равнымъ отрѣзкамъ этой прямой соответствуютъ и равные вѣса; въ предѣлѣ получимъ то же, что мы имѣемъ въ случаѣ отрѣзка прямой однородной плотности, и слѣдовательно, центръ тяжести поверхности сегмента будетъ въ серединѣ его высоты.

3) *Объемы.*

Центръ тяжести G тетраэдра (черт. 81) находится на прямой, соединяющей вершину тетраэдра съ центромъ тяжести осно-

ванія, приче́мъ разстояніе центра тяжести G по этой прямой отъ основанія равно одной четверти ея.

Пусть F центр тяжести $\triangle ABC$; если мы раздѣлимъ тетраедръ на бесконечно тонкіе слои плоскостями, параллельными ABC , тогда центры тяжести всѣхъ этихъ слоевъ будутъ лежать на прямой DF , слѣдовательно, и центръ тяжести тетраедра G тоже лежитъ на прямой DF .

Если H центръ тяжести $\triangle BCD$, то центръ тяжести тетраедра G долженъ лежать и на прямой AH ; слѣдовательно, центръ тяжести G находится на пересѣченіи прямыхъ DF и AH .

Изъ подобія треугольниковъ ADG и FHG находимъ:

$$FH = \frac{1}{3} AD;$$

а тогда изъ подобія AGD и FHG получаемъ:

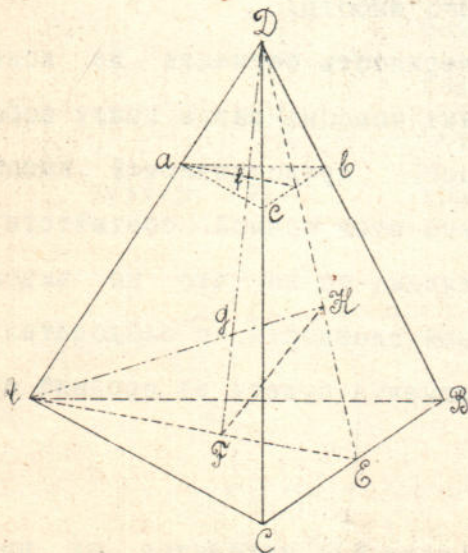
$$GF = \frac{1}{3} GD,$$

слѣдовательно

$$DG = \frac{3}{4} DF$$

Центръ тяжести пирамиды совпадаетъ съ центромъ тяжести

площади, полученной отъ пересѣченія пирамиды плоскостью, параллельной основанію, на разстояніи отъ него, равномъ одной четверти высоты; къ этому заключенію мы приходимъ, раздѣляя пирамиду на тетраедры.



Чертежъ 81.

Центръ тяжести круглаго конуса находится на прямой, соединяющей вершину съ центромъ основанія на разстояніи, равномъ одной четверти

высоты; — это слѣдуетъ изъ того, что конусъ можно разсматривать какъ предѣльный случай пирамиды.

Центръ тяжести объема *многогранника* находимъ, раздѣляя его на тетраэдры и примѣняя формулы (1).

Центръ тяжести объема, ограниченного *кривою поверхностью*, находимъ *приближенно*, замѣняя кривую поверхность поверхностью многогранника, грани котораго имѣютъ вершины на данной поверхности или касаются ея; если удастся перейти къ предѣлу, центр тяжести даннаго объема будетъ определенъ *точно*.

Примръ: центр тяжести объема *шарового сектора* совпадаетъ съ центромъ тяжести поверхности шарового сегмента, описаннаго изъ того же центра радиусомъ, равнымъ тремъ четвертямъ радиуса сектора, и заключающагося внутри сектора.

Опытное определеніе положенія центра тяжести производится посредствомъ подвѣшиванія на нити, посредствомъ уравновѣшиванія на остріѣ ножа и другими способами.

ГЛАВА XII.

РАВНОВѢСІЕ НЕСВОБОДНАГО ТВЕРДАГО ТѢЛА.

Рѣшеніе вопроса о равновѣсіи несвободнаго твердаго тѣла основывается на *принципѣ пятомъ*; пользуясь этимъ принципомъ, мы можемъ примѣнить въ случаѣ *несвободнаго тѣла* введенныя выше уравненія, выражающія условія равновѣсія силъ, приложенныхъ къ *свободному тѣлу*.

Задача о равновѣсіи несвободнаго тѣла распадается на двѣ: *первая задача*: найти необходимыя и достаточныя условія, которыми должны удовлетворять заданная силы для того, чтобы рав-

новѣіе существовало; *вторая*: опредѣлить величины и направленія реакцій опоръ.

Если опредѣлена *реакція* какой либо опоры, то опредѣлено и *давленіе* тѣла на эту опору, такъ какъ давленіе равно по величинѣ и противоположно по направленію реакціи.

Первая задача можетъ быть рѣшена съ помощью статики — во *всѣхъ* случаяхъ; вторая только тогда, когда существующія опоры не препятствуютъ тѣмъ *измѣненіямъ* тѣла, которыя происходятъ вслѣдствіе физическихъ причинъ, напри*мѣръ*, нагрѣванія, охлажденія и такъ далѣе.

Будемъ обозначать, какъ въ § 1 гл. IX, черезъ V главный векторъ задаваемыхъ силъ, черезъ L ихъ главный моментъ относительно начала координатъ, чрезъ L_x, L_y, L_z проекціи момента L на координатныя оси, или главные моменты относительно координатныхъ осей; рассмотримъ случаи, указанные въ слѣдующихъ параграфахъ.

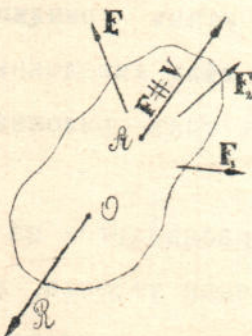
§ 1. Тѣло имѣетъ неподвижную точку.

Изъ известныхъ свойствъ реакціи неподвижной точки слѣдуетъ:

а) для равновѣсія необходимо и достаточно, чтобы задаваемые силы имѣли равнодѣйствующую, линія дѣйствія которой проходитъ черезъ неподвижную точку O (черт. 82);

б) реакція R равна по величинѣ и противоположна по направленію, равнодѣйствующей задаваемыхъ силъ.

Проекціи реакціи на координатныя оси обозначимъ черезъ X', Y', Z' ; неподвижную точку примемъ за начало координатъ; тогда уравненія равновѣсія будутъ:



Чертежъ 82.

$$V_x + X' = 0; V_y + Y' = 0; V_z + Z' = 0; \quad (1)$$

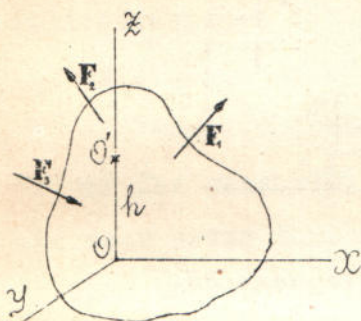
$$2) \quad L_x=0 ; L_y=0 ; L_z=0 \dots\dots\dots (2)$$

Изъ уравнений (2) слѣдуетъ условіе (а), а тогда изъ уравнений (1) - заключеніе (b).

§ 2. Тѣло имѣетъ две неподвижныя точки.

Одну изъ двухъ неподвижныхъ точекъ O и O' (черт. 83), именно точку O , примемъ за начало координатъ, и ось OZ на-

правимъ по прямой OO' ; пусть разстояние $OO'=h$; реакція въ точкѣ O пусть будетъ $R' (X', Y', Z')$, реакція въ точкѣ O' будетъ $R'' (X'', Y'', Z'')$; тогда уравненія равновѣсія напишемъ въ видѣ:



Чертежъ 83.

$$\left. \begin{aligned} V_x + X' + X'' = 0 ; L_x - h Y'' = 0 ; \\ V_y + Y' + Y'' = 0 ; L_y + h X'' = 0 ; \\ V_z + Z' + Z'' = 0 ; L_z = 0 . \end{aligned} \right\} \dots (3)$$

Последнее изъ уравнений (3) выражаетъ необходимое и достаточное *условіе равновѣсія*; остальные пять уравнений служатъ для опредѣленія реакцій; при этомъ проекціи реакцій на ось OO' вполне не опредѣляются, такъ какъ извѣстно только, что $Z' + Z'' = -V_z$, это можно было предвидѣть, такъ какъ закрѣпленіе двухъ точекъ не позволяетъ имъ удалиться другъ отъ друга при нагреваніи тѣла.

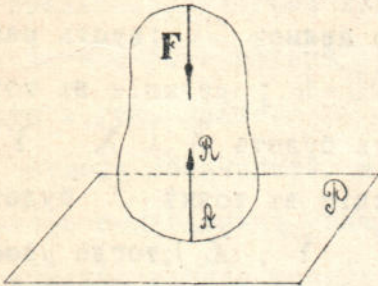
§ 3. Тѣло опирается нѣсколькими точками на гладкую плоскость.

Слѣдствія, которыя легко выводятся изъ извѣстныхъ свойствъ реакцій гладкой плоскости въ точкахъ прикосновенія къ ней твердаго тѣла.

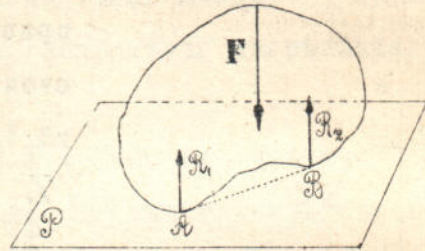
1) Одна точка прикосновения A (черт.84).

а) Для равновѣсія необходимо и достаточно, чтобы задаваемые силы имѣли равнодѣйствующую, которая была бы направлена къ плоскости \mathcal{P} по перпендикуляру къ ней въ точкѣ A ;

б) Реакція равна по величинѣ и противоположна по направленію равнодѣйствующей задаваемыхъ силъ.



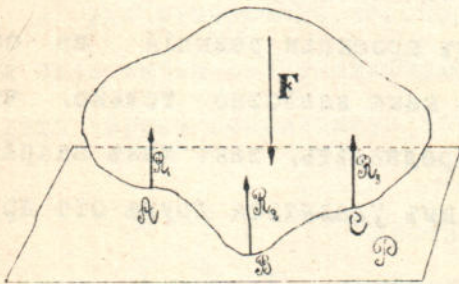
Чертежъ 84. .



Чертежъ 85.

2) Двѣ точки прикосновения (A и B) (черт.85).

а) Для равновѣсія необходимо и достаточно, чтобы задаваемые силы имѣли равнодѣйствующую, которая была бы направлена къ плоскости \mathcal{P} по перпендикуляру къ ней въ точкѣ, лежащей на прямой AB между точками A и B .



Чертежъ 86.

б) Реакціи R_1 и R_2 будутъ опредѣлены, когда равнодѣйствующую данныхъ силъ разложимъ на двѣ параллельныя ей составляющія, приложенныя въ точкахъ A и B .

3) Три точки прикосновения (A, B, C) (черт.86).

Могутъ представиться два случая.

- 1) точки A, B, C образуютъ треугольникъ;
- 2) точки A, B, C лежатъ на одной прямой.

а) Для равновѣсія необходимо и достаточно, чтобы задаваемые силы имѣли равнодѣйствующую, которая была бы направлена къ плоскости \mathcal{P} по перпендикуляру къ ней въ точкѣ, лежащей внутри треугольника ABC , - въ первомъ случаѣ, - и на отрѣзкѣ прямой ABC между крайними его точками, - во второмъ случаѣ.

б) Въ первомъ случаѣ реакціи R_1, R_2, R_3 будутъ опредѣлены, когда равнодѣйствующую данныхъ силъ разложимъ на три параллельныя ей составляющія, приложенныя въ точкахъ A, B, C ; во второмъ случаѣ реакціи останутся неопредѣленными.

4) Четыре и болѣе точекъ прикосновенія.

а) Для равновѣсія необходимо и достаточно, чтобы задаваемые силы имѣли равнодѣйствующую, которая была бы направлена къ плоскости \mathcal{P} по перпендикуляру къ ней въ точкѣ, лежащей внутри контура, проведеннаго черезъ крайнія точки прикосновенія.

б) Реакціи останутся неопредѣленными.

Напишемъ уравненія равновѣсія для рассматриваемаго случая (4).

Данную плоскость \mathcal{P} примемъ за плоскость XOY и ось OZ направимъ въ ту сторону, гдѣ находится тѣло. Пусть существуетъ k точекъ прикосновенія, координаты ихъ $(x_1, y_1), (x_2, y_2), \dots, (x_k, y_k)$ и соответствующія реакціи

$$R_1, R_2, R_3, \dots, R_k.$$

Уравненія равновѣсія будутъ:

 "ТЕОРЕТИЧЕСКАЯ МЕХАНИКА", часть I. Проф. И. В. МВѢДСКІЙ.

Изданіе Кассы Взаимопомощи Студ. СѢБ. Политехн. Института.

Типо-литографія И. Трофимова. СѢБ. Можайская, 8.

Корректоръ А. Сабантѣв.

Листъ 8.

$$\left. \begin{aligned} V_x &= 0 ; \\ V_y &= 0 ; \\ V_z + P_1 + P_2 + \dots + P_k &= 0 ; \\ L_x + y_1 P_1 + y_2 P_2 + \dots + y_k P_k &= 0 ; \\ L_y - x_1 P_1 - x_2 P_2 - \dots - x_k P_k &= 0 ; \\ L_z &= 0 ; \end{aligned} \right\} \dots \dots (4)$$

Два первых и последнее изъ уравненій (4) показываютъ, что задаваемая силы должны имѣть равнодѣйствующую, перпендикулярную къ данной плоскости.

Съ помощью остальныхъ трехъ уравненій мы можемъ опредѣлить реакціи (а слѣдовательно, и давленія тѣла на плоскость) только тогда, когда число ихъ не болѣе трехъ.

К И Н Е М А Т И К А .

(О с н о в н я п о н я т і я) .

К И Н Е М А Т И К А

(Основныя понятія).

Кинематика рассматриваетъ движеніе независимо отъ тѣхъ причинъ, которыми оно обусловливается.

Этотъ отдѣлъ Механики основывается только на тѣхъ *принципахъ*, которые лежатъ въ основаніи Геометріи.

О движеніи тѣла мы судимъ по измѣненію разстояній его точекъ отъ точекъ какого либо другого тѣла; смотря по тому, находится ли это второе тѣло въ покоѣ или въ движеніи, движеніе перваго тѣла называется *абсолютнымъ* или *относительнымъ*.

Мы будемъ изучать сначала *абсолютное движеніе*.

§ 1. Аналитическое и графическое выраженія движенія точки.

Абсолютное движеніе точки есть непрерывный переходъ ея черезъ точки пространства.

Движущаяся точка вычерчиваетъ въ пространствѣ непрерывную линію, которая называется *траекторіей* точки; траекторія точки есть геометрическое мѣсто положеній движущейся точки.

Движеніе точки называется *прямолинейнымъ*, если траекторія ея — прямая линія, и *криволинейнымъ*, если траекторія — кривая линія; эта кривая можетъ быть какъ плоскою (напримѣръ, парабола), такъ и неплюскою или "кривою двойкой кривизны" (напримѣръ, винтовая линія).

Движеніе точки считается *известнымъ* тогда, когда для каждаго момента времени можетъ быть указано соответствующее положеніе точки.

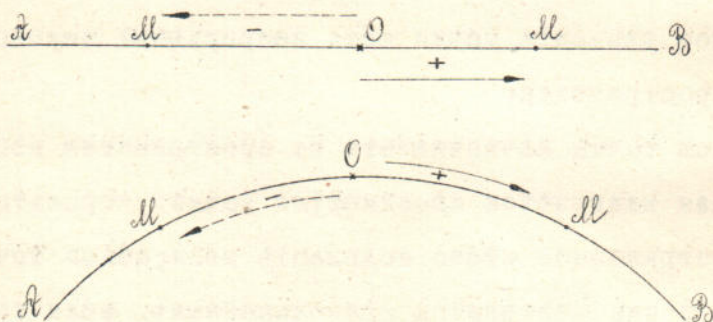
Моментъ времени опредѣляется слѣдующимъ образомъ.

Нѣкоторый произвольно выбранный моментъ времени мы принимаемъ за эпоху, т. е. за начало для отсчета времени; беремъ какую либо единицу времени, напримѣръ, секунду; измѣряемъ промежутокъ времени между эпохой и рассматриваемымъ моментомъ; найденному числу приписываемъ знакъ плюсъ или знакъ минусъ, смотря по тому, слѣдуетъ ли рассматриваемый моментъ за эпохой или предшествуетъ ей; полученное такимъ образомъ положительное или отрицательное число, опредѣляющее данный моментъ, обозначаемъ буквою t .

Если возьмемъ, напримѣръ, за эпоху 12 час. дня 26 Февраля, то для момента въ 9 часовъ утра того же дня $t = - 3$ ч., а для момента въ 9 ч. утра слѣдующаго дня $t = + 21$ часъ, или, проще, $t = 21$ часъ.

Первый способъ для выраженія движенія точки.

Пусть дана траекторія точки: прямая или кривая (черт. 87).



Чертежъ 87.

Беремъ на траекторіи произвольно выбранную неподвижную точку O ; одну сторону траекторіи, напримѣръ, OB , условимся считать положительной, другую — OA — отрицательной.

Выбравъ затѣмъ единицу длины, напримѣръ, сантиметръ, измѣряемъ разстояніе по дугѣ траекторіи отъ точки O до положенія движущейся точки M въ моментъ t ; найденному числу приписываемъ знакъ плюсъ или минусъ, смотря по тому, нахо-

дится ли точка M по положительную или по отрицательную сторону траектории; - полученное таким образом положительное или отрицательное число, определяющее положение точки на ее траектории, обозначим буквою

$$s = \pm OM.$$

При данной траектории уравнение:

$$s = f(t) \dots \dots \dots (1)$$

где $f(t)$ есть известная функция от t , вполне определяет движение точки; - уравнение (1) называется уравнением движения точки.

При вышеуказанном условии относительно знака, s возрастает, когда точка движется в сторону, указанную сплошной стрелкой (в положительную сторону), и убывает при движении точки в сторону, указанную пунктирной стрелкой (в отрицательную сторону).

Примеры, в которых легко составить представление о движении точки: траектория или прямая, или дуга окружности, или винтовая линия; уравнение движения в каждом случае одно из следующих трех уравнений:

$$s = a + bt;$$

$$s = a + bt + c \cdot t^2;$$

$$s = a \sin kt.$$

где a, b, c, k данные постоянные величины.

Для наглядного представления движения точки служит кривая разстояний: откладываем в избранном масштабе по оси абсцисс OX числа t , а по оси ординат OY соответствующия числа s для рассматриваемой движущейся точки; геометрическое место определяемых таким образом точек C (черт. 88) на плоскости XOY и будет кривою разстояний (P, Q) для данной

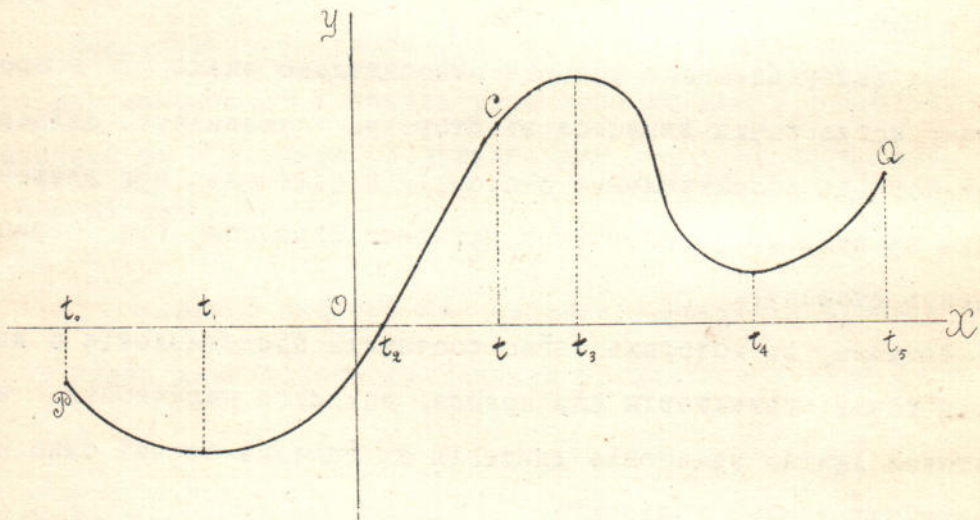
точки.

Уравнение кривой разстояній въ координатахъ x и y получается изъ уравненія движенія послѣ того, какъ если замѣнимъ въ немъ переменныя: t черезъ x и s черезъ y ; если уравненіе движенія точки

$$s = f(t),$$

то уравненіе кривой разстояній будетъ:

$$y = f(x).$$



Чертежъ 88.

Въ предыдущихъ примѣрахъ кривыя разстояній будутъ: въ первомъ - прямая, во второмъ - парабола, въ третьемъ - синусоида; уравненія этихъ кривыхъ соответственно:

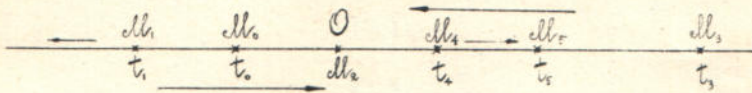
$$y = a + bx;$$

$$y = a + bx + cx^2;$$

$$y = a \cdot \sin kx.$$

Если кривая разстояній вычерчена, то при данной траекторіи нетрудно изслѣдовать движеніе точки; - на примѣръ, при кривой

разстояній, изображенной на черт.88, если траекторія прямая, движеніе происходит слѣдующимъ образомъ (черт.89):



Чертежъ 89.

отъ положенія ll_0 въ моментъ t_0 точка движется влѣво до ll_1 (моментъ t_1), отсюда вправо проходитъ черезъ точку O (моментъ t_2) и затѣмъ достигаетъ положенія ll_3 (моментъ t_3), далѣе движется влѣво до ll_4 (моментъ t_4) и наконецъ вправо до ll_5 (моментъ t_5).

Замѣтимъ, что во многихъ случаяхъ прямолинейнаго движенія можно получить кривыя разстояній, которыя будетъ вычерчивать сама движущаяся точка, — на примѣръ, на поверхности круглаго цилиндра, приведеннаго во вращательное движеніе часовымъ механизмомъ; таковы кривыя, показывающія температуру, высоту барометра, давленіе пара и т.д.

Второй способъ для выраженія движенія точки.

Если траекторія точки не дана, то движеніе точки выражается, вообще говоря, тремя уравненіями:

$$\left. \begin{aligned} x &= f_1(t) \\ y &= f_2(t) \\ z &= f_3(t) \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (2)$$

гдѣ x, y, z суть координаты точки, а $f_1(t), f_2(t)$ и $f_3(t)$ — известныя функціи отъ t .

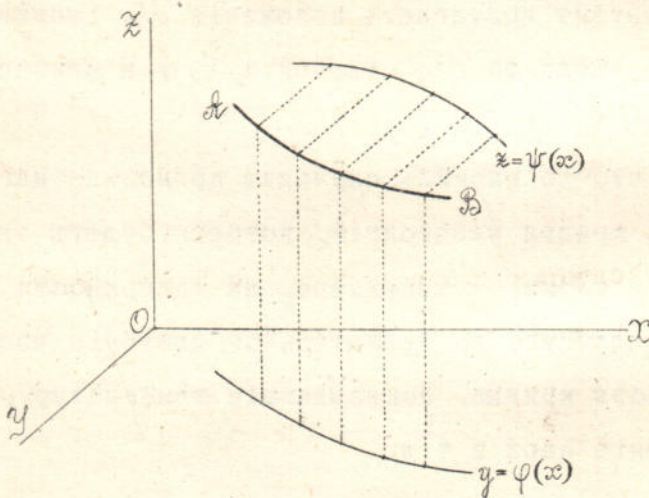
Замѣтимъ, что каждое изъ уравненій (2) въ отдѣльности опредѣляетъ движеніе проекціи движущейся точки на одну изъ координатныхъ осей.

Исключая t из уравнений (2), мы получим уравнения двух цилиндрических поверхностей:

$$y = \varphi(x),$$

$$z = \psi(x).$$

линия пересечения которых AB (черт.90) и будет траекторией точки.



Чертежъ 90.

Если движущаяся точка остается в одной плоскости, то, принимая эту плоскость за плоскость xOy , мы определяем движение двумя уравнениями:

$$\left. \begin{aligned} x &= f_1(t) \\ y &= f_2(t) \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (2_1)$$

третье уравнение $z=0$ можно не писать.

Исключая из этих уравнений t , находим уравнение траектории точки:

$$y = f(x).$$

Если мы не сумеем исключить t из уравнений (2₁), то можем построить траекторию по точкам, пользуясь этими урав-

неніями; съ помощью тѣхъ же уравненій (2) можно и изслѣдовать траекторію.

Примѣры:

1.
$$x = \alpha t,$$
$$y = \beta t + \frac{g}{2} t^2.$$

Траекторія:

$$y = \frac{\beta}{\alpha} x + \frac{g}{2\alpha^2} x^2.$$

парабола.

2.
$$x = a \cos kt,$$
$$y = a \sin kt,$$
$$z = ct.$$

Уравненія траекторіи:

$$x^2 + y^2 = a^2,$$
$$z = \frac{c}{k} \arctg \frac{y}{x}.$$

Траекторія - винтовая линія.

Замѣтимъ, что для опредѣленія положенія точки нерѣдко, вмѣсто прямоугольныхъ координатъ, берутся другія координаты, напри- мѣръ, координаты полярныя.

Примѣръ:

$$r = \alpha t,$$
$$\varphi = k t;$$

траекторія

$$r = \frac{\alpha}{k} \varphi.$$

архимедова спираль.

§ 2. Скорость точки.

Средняя скорость точки за промежуток времени отъ момента t_1 до момента t_2 ($t_2 > t_1$) есть отношение длины пути (l), пройденнаго точкою въ течение этого промежутка, къ величинѣ промежутка:

средняя скорость отъ t_1 до t_2 равна

$$\frac{l}{t_2 - t_1}.$$

Если за время отъ t_1 до t_2 точка не измѣняетъ направленія своего движенія, то средняя скорость за этотъ промежутокъ времени равна абсолютной величинѣ отношенія:

$$\frac{s_2 - s_1}{t_2 - t_1},$$

гдѣ s_1 и s_2 суть значенія s , соответствующія моментамъ t_1 и t_2 ; въ такомъ видѣ нельзя представить средней скорости за промежутокъ отъ t_1 до t_2 , если въ течение его направленіе движенія измѣнялось.

Единица средней скорости есть единица составная, символическое обозначеніе которой будетъ:

$$\frac{\text{Един. дл.}}{\text{Един. вр.}}, \text{ или } LT^{-1},$$

если условимся единицу длины обозначать черезъ L , а единицу времени - черезъ T ; принимая за единицу длины сантиметръ C , а за единицу времени секунду S , мы будемъ имѣть единицу средней скорости, равную

$$CS^{-1}.$$

Если средняя скорость остается постоянною, движеніе точки называется равномернымъ; общее уравненіе равномернаго движе-

ніа будетъ:

$$s = a + b.t.$$

гдѣ a и b величины постоянныя; траекторія точки при этомъ можетъ быть какая угодно.

Средняя скорость, равная единиць, получается при равномерномъ движеніи точки, которая въ единицу времени проходитъ единицу длины; уравненіе такого движенія будетъ:

$$s = t.$$

Опредѣленіе. Величина (v) скорости точки въ моментъ t есть предѣлъ, къ которому стремится средняя скорость точки за промежутокъ времени, начинающійся въ моментъ t (или общепе, заключающій въ себя моментъ t), при уменьшеніи этого промежутка до нуля.

Изъ этого предложенія слѣдуетъ, что величина скорости точки въ моментъ t равна абсолютной величинѣ производной $\left| \frac{ds}{dt} \right|$:

$$v = \left| \frac{ds}{dt} \right| \dots \dots \dots * \dots \dots \dots (3)$$

Доказательство. Пусть Δt , **) промежутокъ времени, слѣдующій за моментомъ t и достаточно малой для того, чтобы направление движенія точки въ теченіе этого промежутка не измѣнялось; моментамъ t и $t + \Delta t$ соответствуютъ значенія s и $s + \Delta s$; тогда средняя скорость равна $\left| \frac{\Delta s}{\Delta t} \right|$, но s есть функція отъ t :

$$s = f(t);$$

слѣдовательно:

*) Для обозначенія абсолютной величины какого либо выраженія далье мы будемъ ставить это выраженіе въ прямыхъ скобкахъ $\left| \quad \right|$.

**) Δ есть греческая большая буква "дельта" и Δt читается: "дельта t "; буква Δ часто употребляется для обозначенія безконечно-малого приращенія какой либо переменн. величины.

$$\text{Пределы} \left| \frac{\Delta s}{\Delta t} \right|_{\Delta t \rightarrow 0} = \left| \frac{ds}{dt} \right|.$$

Такимъ образомъ, имѣемъ:

$$v = \left| \dot{s}(t) \right|. *$$

Знакъ производной показываетъ въ какую сторону точка движется въ моментъ t : если $\frac{ds}{dt} > 0$, точка движется въ сторону возрастанія s , если же $\frac{ds}{dt} < 0$, точка движется въ сторону убыванія s .

При равномерномъ движеніи скорость точки въ каждый моментъ одна и та же и равна средней скорости:

$$s = a + bt;$$

$$v = \left| \frac{ds}{dt} \right| = |b|.$$

Для нагляднаго представленія величинъ скорости точки въ различные моменты служить кривая скоростей, которая строится слѣдующимъ образомъ:

откладываемъ въ избранномъ масштабѣ по оси абсциссъ (Ox) числа t , по оси ординатъ (Oy) соответствующія значенія производной $\frac{ds}{dt}$ геометрическое мѣсто опредѣляемыхъ такимъ образомъ точекъ на плоскости и будетъ кривою скоростей.

Уравненіе кривой скоростей въ координатахъ x и y получается изъ уравненія:

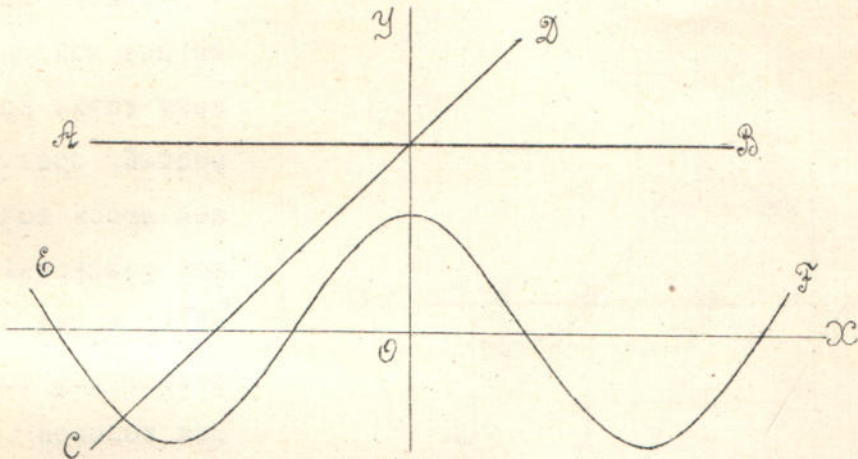
*) Для сокращенія письма мы нередко будемъ обозначать первія производныя по t однимъ значкомъ $'$, вторія - двумя значками $''$, такъ что:

$$s' = \frac{ds}{dt}, \quad \dot{f}(t) = \frac{df(t)}{dt},$$

$$s'' = \frac{d^2s}{dt^2}, \quad \ddot{f}(t) = \frac{d^2f(t)}{dt^2}, \text{ и т. д.}$$

$$\frac{ds}{dt} = f'(t),$$

если замѣнить въ немъ $\frac{ds}{dt}$ черезъ y , а t черезъ x .



Чертежъ 91.

На чертежѣ 91 изображены кривыя скоростей для движеній, уравненія которыхъ суть:

$$s = a + b.t \text{ (при } b > 0) \dots\dots\dots AB,$$

$$s = a + b.t + c.t^2 \text{ (при } b > 0, c > 0) \dots CD,$$

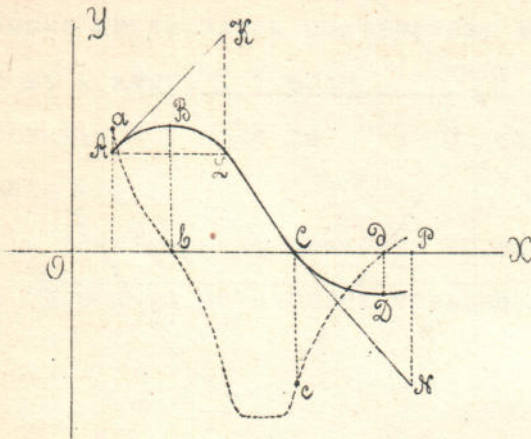
$$s = a.\sin kt \text{ (при } a > 0) \dots\dots\dots EF.$$

Замѣтимъ, что производная $\frac{ds}{dt}$ равна tangens'у угла, образуемаго касательною къ кривой разстояній съ осью OX ; поэтому кривую скоростей можно построить, имея только кривую разстояній.

Пусть AD (черт. 92) кривая разстояній. Проводимъ въ точкѣ A касательную (AK) и прямую AL , параллельную оси OX , равную единицѣ длины; изъ точки L проводимъ затѣмъ прямую $LK \parallel OY$ до пересѣченія съ касательной въ точкѣ K ; тогда

$$LK = \operatorname{tg} \angle KAL,$$

и следовательно, ордината точки кривой скоростей, соответствующей тому же моменту времени, что и A , будет равна LK ; таким образом находим точку a .



Таким же построением найдем ординату точки кривой скоростей, соответствующей любой точке кривой разстояний, например, точке C соответствует точка c , для которой

$$Cc = PK$$

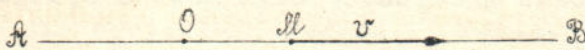
Чертежъ 92.

AD въ точкѣ C , $CP =$ единицѣ длины, $PK \parallel OY$); для точекъ B и D , гдѣ касательныя къ кривой разстояній параллельны оси OX , ординаты соответствующихъ точекъ b и d равны нулю.

(CK касательная къ

Геометрическое мѣсто точекъ a, b, c, d и будетъ кривая скоростей.

Скорости точки въ моментъ t , кроме величины, приписывается некоторое направление.



При прямолинейномъ движеніи отрезокъ, изображающій величину скорости

Чертежъ 93.

въ избранномъ масштабѣ, естественно направить отъ положенія точки по траекторіи въ сторону движенія (черт. 93).

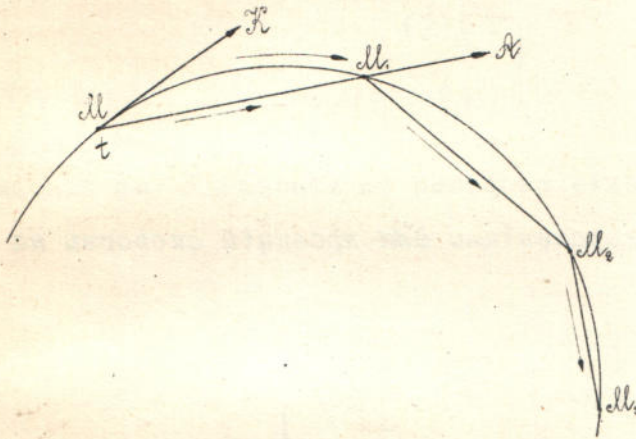
Отсюда уже будетъ слѣдовать, что при криволинейномъ движеніи отрезокъ, изображающій величину скорости, нужно откладывать отъ положенія точки по касательной къ траекторіи въ

сторону движенія.

Выводъ. Криволинейное движеніе точки M можно разсматривать, какъ *предельный случай* ряда прямолинейныхъ равномерныхъ движеній по сторонамъ вписаннаго многоугольника при томъ условіи, чтобы въ вершины $M_1, M_2, M_3, M_4, \dots$ точка приходила въ одно и то же время, какъ при криволинейномъ, такъ и

при прямолинейномъ движеніи (черт. 94).

Скорость точки M въ прямолинейномъ движеніи M_1M_2 направлена по сѣкущей M_1M_2 ; когда, увеличивая число сторонъ, мы перейдемъ къ предѣлу, эта сѣкущая обра-



Чертежъ 94.

тится въ касательную MK , по которой и будетъ направлена скорость точки M въ криволинейномъ движеніи.

На основаніи всего сказаннаго нетрудно найти *величину и направленіе скорости* въ моментъ t , если движеніе опредѣляется по первому способу, т.е. дается *траекторія и уравненіе движенія*: по уравненію

$$s = f(t),$$

находимъ положеніе точки M въ моментъ t на данной траекто-

"ТВОРЕТИЧЕСКАЯ МЕХАНИКА", часть I. Проф. И. В. МЕЩЕРСКІЙ.

Изданіе Кассы Взаимопомощи Студ. СПБ. Политехн. Института.

Типо-литографія И. Трофимова. СПБ. Можайская, 3.

Корректоръ А. Сабанцевъ.

Листъ 9.

рін, проводимъ касательную къ траекторіи въ сторону движенія и откладываемъ отрѣзокъ:

$$d\mathcal{K} = \left| \frac{ds}{dt} \right| = |f'(t)|.$$

Если движеніе точки опредѣляется по второму способу, т.е. даются уравненія:

$$x = f_1(t),$$

$$y = f_2(t),$$

$$z = f_3(t),$$

то величину и направленіе скорости въ моментъ t мы находимъ, пользуясь слѣдующими выраженіями для проекцій скорости на координатныя оси:

$$\left. \begin{aligned} v \cdot \cos(v, X) &= \frac{dx}{dt}, \\ v \cdot \cos(v, Y) &= \frac{dy}{dt}, \\ v \cdot \cos(v, Z) &= \frac{dz}{dt}. \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (4)$$

Выводъ формулъ (4).

Пусть M и M_1 (черт. 94) положенія движущейся точки въ моменты t и $t + \Delta t$, координаты ихъ x, y, z и $x + \Delta x, y + \Delta y, z + \Delta z$.

Проекціи хорды $M M_1$ на координатныя оси будутъ:

$$\Delta x, \Delta y, \Delta z.$$

Скорость точки M въ прямолинейномъ равномерномъ движеніи по хордѣ $M M_1$ будетъ

$$v = \frac{\text{хорда } M M_1}{\Delta t};$$

проекціи этой скорости равны

$$\frac{\Delta x}{\Delta t}, \frac{\Delta y}{\Delta t}, \frac{\Delta z}{\Delta t};$$

отсюда слѣдуетъ, что проекціи скорости u въ криволинейномъ движеніи точки M будутъ:

$$\text{Прод.} \left(\frac{\Delta x}{\Delta t} \right)_{\Delta t \rightarrow 0} = \frac{dx}{dt};$$

$$\text{Прод.} \left(\frac{\Delta y}{\Delta t} \right)_{\Delta t \rightarrow 0} = \frac{dy}{dt};$$

$$\text{Прод.} \left(\frac{\Delta z}{\Delta t} \right)_{\Delta t \rightarrow 0} = \frac{dz}{dt};$$

Изъ формулъ (4) слѣдуютъ формулы (5), для величины и направленія скорости:

$$v = \sqrt{x'^2 + y'^2 + z'^2}$$

$$\left. \begin{aligned} \cos(v, X) &= \frac{x'}{\sqrt{x'^2 + y'^2 + z'^2}}; \\ \cos(v, Y) &= \frac{y'}{\sqrt{x'^2 + y'^2 + z'^2}}; \\ \cos(v, Z) &= \frac{z'}{\sqrt{x'^2 + y'^2 + z'^2}}. \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots (5)$$

Если движущаяся точка остается въ одной плоскости, то, принимая эту плоскость за плоскость XOY , величину и направленіе скорости мы опредѣлимъ по формуламъ:

$$v = \sqrt{x'^2 + y'^2},$$

$$\left. \begin{aligned} \cos(v, X) &= \frac{x'}{\sqrt{x'^2 + y'^2}}; \\ \cos(v, Y) &= \frac{y'}{\sqrt{x'^2 + y'^2}}. \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots (6)$$

Если заданы: скорость точки (ея величина и направленіе или проекціи на координатныя оси) для *каждаго* момента времени t и, кромѣ того, положеніе точки въ одинъ опредѣленный моментъ t_0 ,

то мы можем опредѣлить движеніе точки съ помощью интегрирования.

Примѣры.

Дано: величина скорости постоянна: $v = a$; уголъ φ , который ее направленіе составляетъ съ осью Ox , возрастаетъ пропорціонально времени:

$$\varphi = kt;$$

въ моментъ $t = 0$, точка находится въ началѣ координатъ.

Опредѣлимъ движеніе точки. Имѣемъ:

$$x' = a \cdot \cos kt;$$

$$y' = a \cdot \sin kt;$$

отсюда

$$x = \frac{a}{k} \sin kt + \text{const.};$$

$$y = -\frac{a}{k} \cos kt + \text{const.};$$

но при $t = 0$

$$x_0 = 0,$$

$$y_0 = 0,$$

слѣдовательно, первая постоянная равна нулю, вторая $= \frac{a}{k}$; и мы получаемъ уравненія движенія точки

$$x = \frac{a}{k} \sin kt,$$

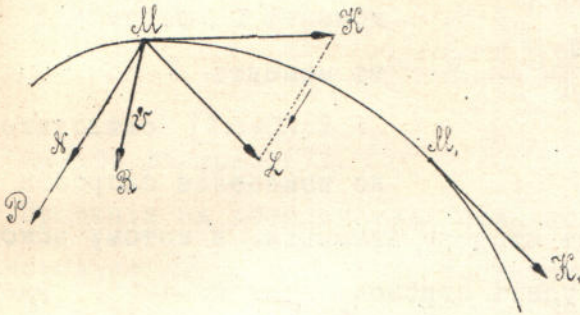
$$y = \frac{a}{k} (1 - \cos kt).$$

§ 3. Ускореніе точки.

При всякомъ движеніи точки, кромѣ движенія прямолинейнаго и равномернаго, скорость *измѣняется* или по величинѣ, или по направленію, или и по величинѣ и по направленію.

Пусть скорость точки въ моментъ t будетъ u , а въ мо-

ментъ $t + \Delta t$ будетъ M, K_1 , (черт. 95); проведемъ прямую ML , равную по величинѣ и направленію M, K_1 ; соединимъ точки K и L , тогда прямая KL , направленная отъ K къ L , будетъ геометрическая разность между скоростью M, K_1 и скоростью M, K , такъ какъ геометрическая сумма $MLK + KL = ML = M, K_1$; ; прямая ML , имѣющая ту же величину и то же направленіе, что и KL , называется измѣненіемъ скорости точки за время отъ t до $t + \Delta t$.



Чертежъ 95.

Отношеніе измѣненія скорости точки къ величинѣ соответствующаго промежутка $\frac{ML}{\Delta t}$ изображено на чертежѣ прямою MP .

Опредѣленіе.

Ускореніе точки въ моментъ t есть предѣль, къ которому стремится отношеніе измѣненія скорости точки за промежутокъ времени, начинающійся въ моментъ t (или вообще, заключающій въ себѣ моментъ t), къ величинѣ этого промежутка при уменьшеніи его до нуля.

Пусть

$$ML = \text{пред. } (MP)_{\Delta t \rightarrow 0},$$

тогда ускореніе, которое мы обозначимъ черезъ \dot{v} , будетъ:

$$\dot{v} = ML.$$

по величинѣ и направленію.

Единица ускоренія есть единица составная; символическое обозначеніе ея будетъ:

$$\text{един. ускор.} = \frac{\text{ед. скор.}}{\text{ед. врем.}} = \frac{\text{ед. длины}}{(\text{ед. врем.})^2} = \underline{\underline{L.T^{-2}}}$$

Въ прямолинейномъ движеніи, уравненіе котораго есть

$$s = ct^2,$$

гдѣ c — постоянная положительная величина, скорость точки въ



моментъ t равна $2ct$, а

въ моментъ $t + \Delta t$

.... $2c(t + \Delta t)$ слѣдователь-

Чертежъ 96.

но измѣненіе скорости рав-

но $2c \cdot \Delta t$ и направлено въ сторону движенія, а потому ускореніе

точки въ моментъ t будетъ стрѣзкокъ прямой Mv , равный

$2c$ и направленный въ сторону движенія (черт.96).

Прямолинейное движеніе, въ которомъ ускореніе въ каждый моментъ имѣетъ одну и ту же величину, называется равноускореннымъ движеніемъ:

Общее уравненіе равноускореннаго движенія есть

$$s = a + bt + ct^2,$$

гдѣ a , b и c величины постоянныя.

Въ самомъ дѣлѣ скорость точки въ моментъ t равна $|b + 2ct|$;

въ моментъ $t + \Delta t$ $|b + 2c(t + \Delta t)|$; слѣдо-

вательно, измѣненіе скорости равно $2c \Delta t$, а потому величина

ускоренія будетъ $|2c|$.

Ускореніе, равное единицѣ, получается при прямолинейномъ равноускоренномъ движеніи, когда точка, выйдя изъ состоянія покоя, въ первую единицу времени (напримѣръ, въ первую секунду) пройдетъ половину единицы длины (напримѣръ, $\frac{1}{2}$ сантиметра): уравненіе такого движенія можетъ быть написано въ видѣ

$$s = \frac{1}{2}t^2;$$

слѣдовательно:

$$\dot{v} = 1.$$

Проекціи ускоренія точки на координатныя оси выражаются слѣдующими формулами:

$$\left. \begin{aligned} \dot{v} \cos(\dot{v}, X) &= \frac{d^2x}{dt^2} \\ \dot{v} \cos(\dot{v}, Y) &= \frac{d^2y}{dt^2} \\ \dot{v} \cos(\dot{v}, Z) &= \frac{d^2z}{dt^2} \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots (7)$$

Выводъ формуль (7).

Проекціи на координатныя оси скорости \mathcal{MK} (черт.95) суть производныя: x' , y' , z' ; проекціи скорости \mathcal{MK} будутъ $x'+\Delta x'$, $y'+\Delta y'$, $z'+\Delta z'$; слѣдовательно, проекціи прямой \mathcal{KL} , а также и измѣненія скорости \mathcal{MK} будутъ Δx , Δy , Δz , а такъ какъ

$$\mathcal{MP} = \frac{\mathcal{MK}}{\Delta t},$$

то проекціи \mathcal{MP} будутъ

$$\frac{\Delta x'}{\Delta t}, \frac{\Delta y'}{\Delta t}, \frac{\Delta z'}{\Delta t};$$

откуда слѣдуетъ, что проекціи ускоренія \mathcal{MR} на координатныя оси равны:

$$\text{Прод.} \left(\frac{\Delta x'}{\Delta t} \right)_{dt=0} = \frac{d^2x}{dt^2},$$

$$\text{Прод.} \left(\frac{\Delta y'}{\Delta t} \right)_{dt=0} = \frac{d^2y}{dt^2},$$

$$\text{Прод.} \left(\frac{\Delta z'}{\Delta t} \right)_{dt=0} = \frac{d^2z}{dt^2}.$$

Изъ формуль (7) слѣдуютъ выраженія, опредѣляющія величину и направленіе ускоренія точки въ моментъ t :

$$\left. \begin{aligned} \dot{v} &= \sqrt{x''^2 + y''^2 + z''^2}, \\ \cos(\dot{v}, X) &= \frac{x''}{\sqrt{x''^2 + y''^2 + z''^2}}, \\ \cos(\dot{v}, Y) &= \frac{y''}{\sqrt{x''^2 + y''^2 + z''^2}}, \\ \cos(\dot{v}, Z) &= \frac{z''}{\sqrt{x''^2 + y''^2 + z''^2}}. \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots (8)$$

Если движущаяся точка остается в одной плоскости, то, принимая эту плоскость за плоскость XY , величину и направление ускорения мы определим по формулам:

$$\left. \begin{aligned} \dot{v} &= \sqrt{x''^2 + y''^2}, \\ \cos(\dot{v}, X) &= \frac{x''}{\sqrt{x''^2 + y''^2}}, \\ \cos(\dot{v}, Y) &= \frac{y''}{\sqrt{x''^2 + y''^2}}. \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (9)$$

Если точка движется по прямой линии, то, принимая эту прямую за ось OX , величину и направление ускорения мы определим с помощью формулы:

$$\dot{v} \cdot \cos(\dot{v}, X) = \frac{d^2x}{dt^2};$$

откуда

$$\dot{v} = \left| \frac{d^2x}{dt^2} \right|,$$

$$\cos(\dot{v}, X) = 1,$$

т.е. ускорение направлено в положительную сторону оси OX , если $\frac{d^2x}{dt^2} > 0$, и

$$\cos(\dot{v}, X) = -1,$$

т.е. ускорение направлено в отрицательную сторону оси OX , если $\frac{d^2x}{dt^2} < 0$.

Вводя прежнее обозначение s , вместо x , мы получим, что в прямолинейном движении ускорение точки равно абсолютной величине второй производной от s по t :

$$\dot{v} = \left| \frac{d^2s}{dt^2} \right| \dots\dots\dots (10)$$

и направлено в положительную сторону траектории, если $\frac{d^2s}{dt^2} > 0$,
 - в отрицательную сторону, если $\frac{d^2s}{dt^2} < 0$.

Примѣръ.

Найдемъ ускореніе точки въ равномерномъ движеніи ея по окружности (черт.97):

$$x = a \cdot \cos kt,$$

$$y = a \cdot \sin kt.$$

Получаемъ:

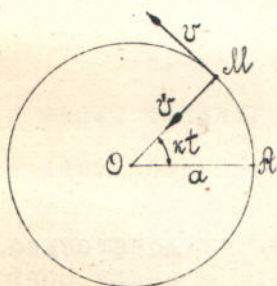
$$x'' = -a \cdot k^2 \cdot \cos kt,$$

$$y'' = -a \cdot k^2 \cdot \sin kt,$$

слѣдовательно, ускореніе имѣетъ постоянную величину

$$v = a \cdot k^2,$$

и направлено по радіусу точки къ центру окружности.



Чертежъ 97.

Если заданы: ускореніе точки (его величина и направленіе или проекціи на координатныя оси) для каждаго момента времени t , кромѣ того, положеніе и скорость точки въ одинъ опредѣленный моментъ, то мы можемъ съ помощью интегрированія опредѣлить сначала скорость точки,

а затѣмъ и движеніе точки.

Примѣръ.

Дано: ускореніе постоянно по величинѣ и направленію - оно равно g (напримѣръ, $g = 981 \frac{\text{сантм.}}{(\text{сек})^2}$) и направлено по вертикали внизъ; въ моментъ $t = 0$ точка находится въ началѣ координатъ и имѣетъ скорость a , составляющую уголъ α съ горизонтомъ (черт.98).

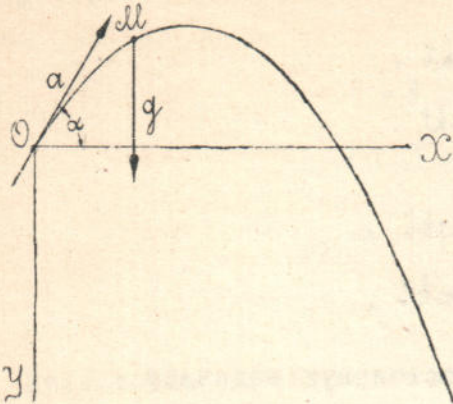
Опредѣлить скорость и движеніе точки.

Пусть ось Ox горизонтальна, ось Oy направлена по вертикали внизъ.

Имѣемъ:

$$x''=0, \quad y''=g;$$

при $t=0$



Чертежъ 98.

$$x_0=0,$$

$$y_0=0;$$

$$x'_0 = a \cdot \cos \alpha,$$

$$y'_0 = a \cdot \sin \alpha;$$

находимъ:

$$x' = \text{пост.},$$

$$y' = g \cdot t + \text{пост.};$$

слѣдовательно:

$$x' = a \cdot \cos \alpha,$$

$$y' = g \cdot t + a \cdot \sin \alpha;$$

отсюда

$$x = a \cdot t \cdot \cos \alpha + \text{пост.},$$

$$y = \frac{1}{2} g t^2 + a t \sin \alpha + \text{пост.};$$

но эти постоянныя должны быть равны нулю, слѣдовательно, находимъ:

$$x = a \cdot t \cdot \cos \alpha,$$

$$y = a \cdot t \cdot \sin \alpha + \frac{1}{2} g t^2,$$

траекторія точки - парабола.

§ 4. Поступательное движеніе твердаго тѣла.

Тѣло движется поступательно тогда, когда двѣ какія либо пересѣкающіяся плоскости, проведенныя черезъ точки тѣла, остаются при движеніи тѣла себѣ параллельными.

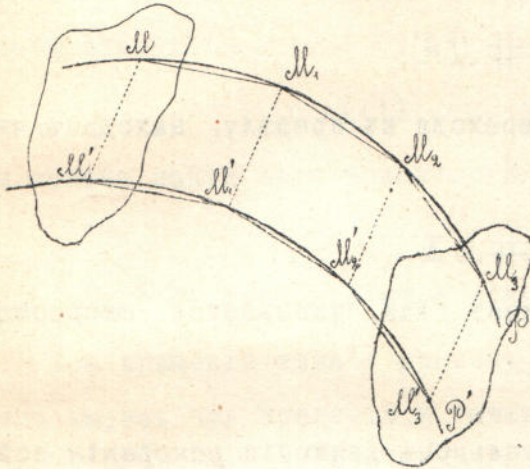
Отсюда слѣдуетъ, что при поступательномъ движеніи тѣла, всякая плоскость, проведенная черезъ точки тѣла, остается себѣ параллельною, а потому и всякая прямая, проведенная черезъ

точки тѣла, также остается себѣ параллельною.

Разсмотримъ траекторіи, скорости и ускоренія точекъ тѣла.

1. *Траекторіи.* При поступательномъ движеніи траекторіи

всѣхъ точекъ тѣла суть *тождественныя линіи*, т. е. такія, которыя при наложеніи могутъ быть совмѣщаемы другъ съ другомъ (черт. 99).



Доказательство.

Пусть $M P$ и $M' P'$ — траекторіи точекъ M и M' ; пусть M_1 и M'_1 , M_2 и M'_2 , M_3 и M'_3

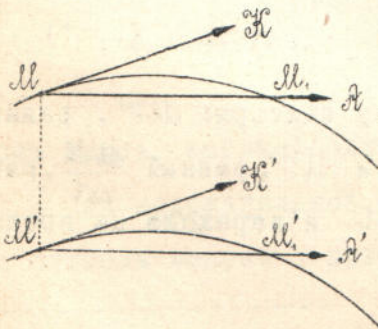
Чертежъ 99.

будутъ одновременныя положенія этихъ точекъ; прямыя $M M'_1$, $M_1 M'_2$, $M_2 M'_3$, $M_3 M'_4$ равны и параллельны, слѣдовательно, стороны многоугольниковъ $M M_1 M'_1$, $M_1 M_2 M'_2$, $M_2 M_3 M'_3$, и $M' M'_1 M'_2$, $M'_1 M'_2 M'_3$, соответственно равны и параллельны; увеличивая число сторонъ многоугольниковъ и переходя къ предѣлу, получаемъ высказанную теорему.

будутъ одновременныя по-

2. *Скорости.* При поступательномъ движеніи скорости всѣхъ

точекъ тѣла въ каждый моментъ имѣютъ одинаковую величину и одинаковое направленіе.



Доказательство.

Пусть M и M' — положенія двухъ точекъ тѣла въ моментъ t , M_1 и M'_1 — положенія ихъ въ моментъ $t + \Delta t$ (черт. 100); пусть

Чертежъ 100.

$$M_A = \frac{M M_1}{\Delta t},$$

$$M'A' = \frac{M' M'_1}{\Delta t};$$

тогда

$$M_A \neq M'A';$$

уменьшая промежуток Δt и переходя къ предѣлу, находимъ, что скорости:

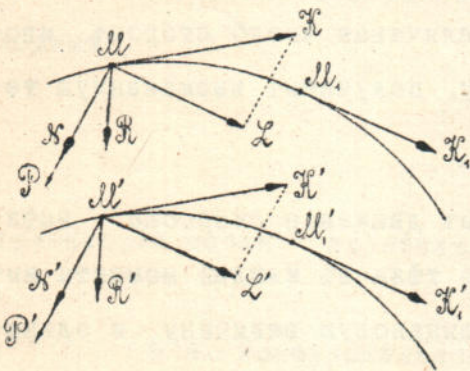
$$M_K \neq M'K'.$$

Скорость, общая воёмъ точкамъ тѣла, называется скоростью тѣла.

3. Ускоренія. При поступательномъ движеніи ускоренія всѣхъ точекъ тѣла въ каждый моментъ имѣютъ одинаковую длину и одинаковое направленіе.

Доказательство.

Скорости двухъ точекъ въ моментъ t (черт. 101)



Чертежъ 101.

$$M_K \neq M'K'$$

и въ моментъ $t + \Delta t$

$$M_1K_1 \neq M'_1K'_1;$$

слѣдовательно, и измѣненія скорости

$$M_K \neq M'K'; \quad *)$$

поэтому векторы: M^P , равный $\frac{M_K}{\Delta t}$ и M'^P' , равный $\frac{M'_1K'_1}{\Delta t}$, равны и одинаково направлены; уменьшая Δt и переходя къ предѣлу, находимъ, что ускоренія

$$M_R \neq M'R'.$$

*) $M_K \neq K_L, M'K' \neq K'L'.$

Ускорение, общее всемъ точкамъ тѣла, называется *ускорениемъ тѣла*.

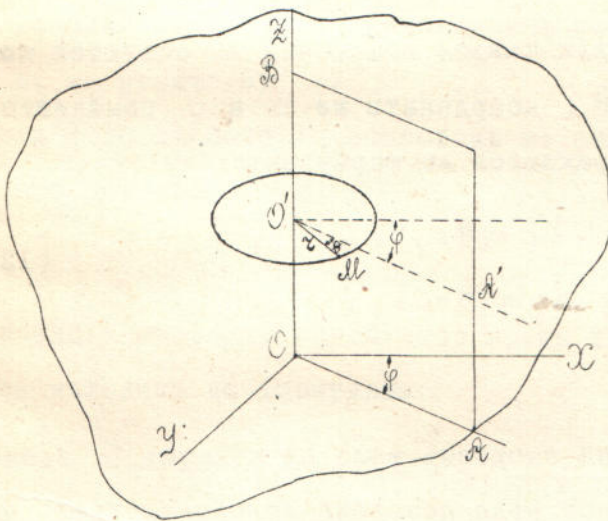
Такимъ образомъ, *поступательное движение тѣла вполне определяется движениемъ одной изъ его точекъ*; - имѣя уравнение движения какой либо точки $M_0(x_0, y_0, z_0)$ тѣла, движущагося поступательно:

$$x_0 = f_1(t), \quad y_0 = f_2(t), \quad z_0 = f_3(t),$$

мы можемъ найти видъ траекторіи, скорость и ускорение тѣла.

§ 5. Вращение тѣла вокругъ неподвижной оси.

Ось вращения тѣла*) примемъ за ось OZ (черт.102); проведемъ черезъ ось вращения и точки тѣла какую либо плоскость AB ;



Чертежъ 102.

уголъ, составляемый этой плоскостью съ плоскостью ZOX т.е. $\angle AOB$, называется "уголю поворота" тѣла; обозначимъ черезъ φ величину угла поворота, выраженную въ частяхъ радіуса и взятую со зна-

комъ *плюсъ*, когда уголь отсчитывается отъ положительной оси OX , къ положительной оси OY , т.е. по часовой стрѣлкѣ, и со знакомъ *минусъ* - при отсчетѣ въ противоположную сторону.

*) Предполагаемъ, что ось вращения или принадлежитъ тѣлу или раскатривается, какъ неизмѣнно съ нимъ связанная.

Уравнение:

$$\varphi = f(t), \dots \dots \dots (11)$$

гдѣ $f(t)$ - известная функция отъ времени t , вполне опредѣляетъ движеніе тѣла.

Разсмотримъ траекторіи, скорости и ускоренія точекъ тѣла.

1. Траекторіи. При вращеніи тѣла около оси траекторія каждой точки M тѣла есть дуга окружности круга, плоскость котораго перпендикулярна къ оси вращенія, центръ лежитъ на оси, а радіусъ равенъ кратчайшему разстоянію r точки до оси.

Пусть $OX' \parallel OX$, $OA' \parallel OA$; уголъ $A'O'M$ обозначимъ черезъ θ ; уголъ θ имѣетъ одну и ту же величину для точекъ тѣла, лежащихъ въ одной плоскости, проходящей черезъ ось вращенія.

При вращеніи тѣла для каждой его точки M остаются постоянными величины: r , θ и φ ; координаты же x и y измѣняются съ теченіемъ времени и выражаются по формуламъ:

$$\left. \begin{aligned} x &= r \cdot \cos(\theta + \varphi), \\ y &= r \cdot \sin(\theta + \varphi). \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots (12)$$

2. Скорости.

Опредѣленіе. Угловая скорость тѣла въ моментъ t есть предѣлъ отношенія приращенія угла поворота за промежутокъ времени, начинающійся въ моментъ t (или общѣе - заключающій въ себѣ моментъ t), къ величинѣ этого промежутка, при уменьшеніи его до нуля.

Величина угловой скорости (ω) равна абсолютной величинѣ первой производной отъ угла поворота по времени:

$$\omega = \text{Пред.} \left| \frac{\Delta \varphi}{\Delta t} \right|_{\Delta t \rightarrow 0} = \left| \frac{d\varphi}{dt} \right|.$$

Знакъ производной $\frac{d\varphi}{dt}$ указываетъ, въ какую сторону въ мо-

ментъ t тѣло вращается: наблюдатель, помѣщенный такъ, что ось OZ проходитъ отъ ногъ къ головѣ, видитъ тѣло вращающимся слѣва направо, когда $\frac{d\varphi}{dt} > 0$ и справа налѣво, когда $\frac{d\varphi}{dt} < 0$

Единица угловой скорости:

$$\frac{\text{ед. угла}}{\text{ед. времени}} = \frac{1}{\text{ед. времени}} = T^{-1}.$$

Вращение называется *равномернымъ*, если угловая скорость постоянна.

Уравнение равномернаго вращенія будетъ:

$$\varphi = \alpha + \beta t,$$

гдѣ α и β - величины постоянныя.

Угловая скорость, равная единицѣ, получается при равномерномъ вращеніи тѣла, когда оно въ единицу времени (напримѣръ, въ одну секунду) поворачивается на уголъ, равный единицѣ, т. е. на уголъ: $57^\circ 17'$.

Если тѣло дѣлаетъ n оборотовъ въ секунду, то угловая скорость его равна:

$$2n\pi \cdot \frac{1}{\text{сек.}}$$

Проекціи скорости какой либо точки тѣла M на координатныя оси находимъ по формуламъ:

$$\left. \begin{aligned} v \cdot \cos(\nu, X) &= -y \cdot \varphi', \\ v \cdot \cos(\nu, Y) &= x \cdot \varphi', \\ v \cdot \cos(\nu, Z) &= 0. \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (13)$$

Эти формулы получаютъ дифференцированиемъ по времени формулъ (12) и уравненія $x = \text{const.}$

$$\left. \begin{aligned} x' &= -r \cdot \sin(\theta + \varphi) \cdot \varphi' = -y \cdot \varphi', \\ y' &= r \cdot \cos(\theta + \varphi) \cdot \varphi' = x \cdot \varphi', \\ z' &= 0. \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (13.)$$

Изъ формуль (13) слѣдуетъ:

$$v = \sqrt{x^2 + y^2} \cdot |\varphi'| = r \cdot \omega ,$$

$$\cos(v, X) = -\frac{y}{r} ,$$

$$\cos(v, Y) = \frac{x}{r} ;$$

такъ какъ

$$\cos(O'M, X) = \frac{x}{r} ,$$

$$\cos(O'M, Y) = \frac{y}{r} ,$$

то

$$\cos(v, O'M) = 0 ,$$

слѣдовательно, $v \perp O'M$; кромѣ того, очевидно, скорость точки, координаты которой суть $x=1, y=0$, направлена по положительной оси OY , если $\varphi > 0$, и по отрицательной оси OY , если $\varphi < 0$.

Такимъ образомъ, изъ формуль (13) приходимъ къ слѣдующему заключенію:

При вращеніи тѣла около оси скорость всякой точки равна произведенію угловой скорости на кратчайшее разстояніе точки до оси ($v = r \cdot \omega$) и направлена по перпендикуляру къ кратчайшему разстоянію въ сторону движенія часовой стрѣлки или въ сторону противоположную, смотря по знаку производной φ' (ч. 103)*.

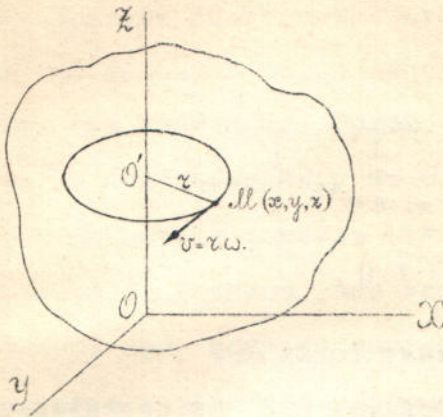
Отсюда заключаемъ, что угловая скорость тѣла, вращающагося вокругъ оси, можетъ быть опредѣлена, какъ отношеніе скорости какой либо точки тѣла къ ея кратчайшему разстоянію до оси:

$$\omega = \frac{v}{r} .$$

3. Ускоренія.

Опредѣленіе. Угловое ускореніе тѣла въ моментъ t есть

*) Это заключеніе о скорости вытекаетъ непосредственно изъ того, что сказано выше о траекторіи точки и объ угловой скорости тѣла.



Чертежъ 103.

предель отношенія приращенія угловой скорости тѣла за промежутокъ времени, начинающійся въ моментъ t (или общѣе, заключающій въ себѣ моментъ t), къ величинѣ этого промежутка, при уменьшеніи его до нуля.

Величина углового ускоренія ($\dot{\omega}$) равна абсолютной величинѣ второй производной отъ угла поворота по времени, $\left| \frac{d^2\varphi}{dt^2} \right|$:

$$\dot{\omega} = \text{Пред.} \left| \frac{\Delta \varphi'}{\Delta t} \right|_{\Delta t=0} = \left| \frac{d^2\varphi}{dt^2} \right|.$$

Проекціи ускоренія какой либо точки тѣла M на координатныя оси находимъ по формуламъ:

$$\left. \begin{aligned} \dot{v} \cdot \cos(\dot{v}, X) &= -y \cdot \varphi'' - x \cdot \varphi'^2, \\ \dot{v} \cdot \cos(\dot{v}, Y) &= x \cdot \varphi'' - y \cdot \varphi'^2, \\ \dot{v} \cdot \cos(\dot{v}, Z) &= 0. \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots (14)$$

Формулы (14) получаются дифференцированиемъ по времени t формулъ (13.); онѣ показываютъ, что ускореніе всякой точки тѣла равно геометрической суммѣ двухъ ускореній: проекціи одного выражаются первыми членами правыхъ частей формулъ (14), а проекціи другого - ихъ вторыми членами*).

*). См. примѣчаніе на стр. 85 "Статики".

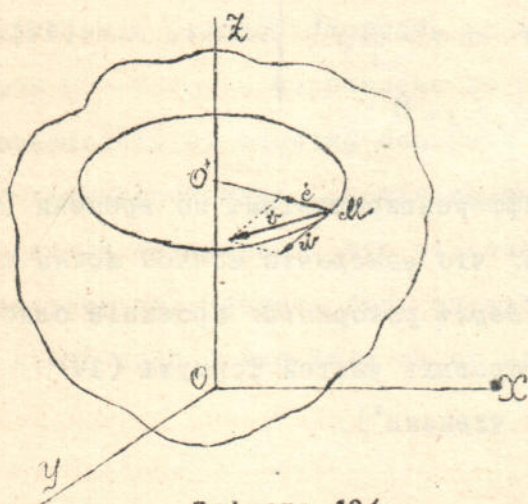
Ускорение $\dot{\omega}$, проекции которого на координатныя оси выражаются по формуламъ:

$$\left. \begin{aligned} \dot{\omega} \cos(\dot{\omega}, X) &= -y \varphi'', \\ \dot{\omega} \cos(\dot{\omega}, Y) &= x \varphi'', \\ \dot{\omega} \cos(\dot{\omega}, Z) &= 0. \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots (15)$$

называется *вращательнымъ ускорениемъ* точки M .

Тѣмъ же способомъ, какъ изъ формулъ (13) мы опредѣлили величину и направление скорости точки, изъ формулъ (15) мы находимъ, что *вращательное ускорение* точки по величинѣ равно произведенію углового ускоренія на кратчайшее разстояніе точки до оси ($\dot{\omega} = r \cdot \dot{\omega}$) и направлено по перпендикуляру къ кратчайшему разстоянію въ сторону часовой стрѣлки, если $\varphi'' > 0$, и въ сторону противоположную, если $\varphi'' < 0$ (черт. 104).

Ускорение \dot{c} , проекции котораго на координатныя оси выражаются по формуламъ:



Чертежъ 104.

$$\left. \begin{aligned} \dot{c} \cos(\dot{c}, X) &= -x \varphi''^2, \\ \dot{c} \cos(\dot{c}, Y) &= -y \varphi''^2, \\ \dot{c} \cos(\dot{c}, Z) &= 0. \end{aligned} \right\} (16)$$

называется *центростремительнымъ ускорениемъ* точки M .

Изъ формулъ (16) слѣдуетъ:

$$\dot{c} = \sqrt{x^2 + y^2} \cdot \varphi''^2 = r \cdot \omega^2,$$

$$\dot{c} \cos(\dot{c}, X) = -\frac{x}{r},$$

$$\dot{c} \cos(\dot{c}, Y) = -\frac{y}{r},$$

следовательно, ускорение \dot{c} направлено противоположно $O'M$. Таким образом получаемъ, что центростремительное ускорение точки по величинѣ равно произведенію квадрата угловой скорости тѣла на кратчайшее разстояніе точки до оси и направлено отъ точки по перпендикуляру къ оси: $\dot{c} = \tau \cdot \varphi'^2$.

На основаніи формулъ (14), (15) и (16) заключаемъ, что ускореніе (\dot{v}) какой либо точки тѣла, вращающагося вокругъ неподвижной оси, есть геометрическая сумма двухъ ускореній: вращательнаго и центростремительнаго; поэтому ускореніе \dot{v} изображается диагональю прямоугольника, построеннаго на ускореніяхъ \dot{w} и \dot{c} :

$$\dot{v} = \tau \sqrt{\varphi''^2 + \varphi'^4}.$$

§ 6. Движеніе твердаго тѣла, параллельное неподвижной плоскости.

Движеніе твердаго тѣла называется параллельнымъ неподвижной плоскости, если точки тѣла, лежація въ нѣкоторый моментъ въ одной неподвижной плоскости, при движеніи тѣла остаются въ этой плоскости.

Очевидно, что тогда точки тѣла, лежація въ какой угодно плоскости, параллельной неподвижной, останутся въ ней при движеніи тѣла.

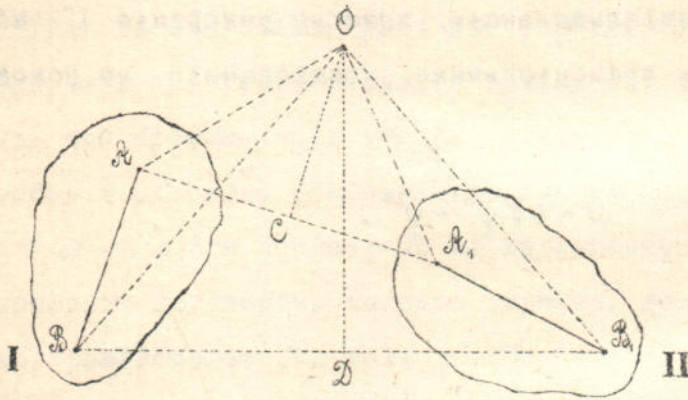
Движеніе всѣхъ точекъ тѣла, лежащихъ на одной прямой, перпендикулярной къ неподвижной плоскости, будетъ жодественно.

Поэтому для изученія движенія тѣла достаточно рассмотреть движеніе той плоской неизмѣняемой фигуры, которая получается при пересѣченіи тѣла неподвижною плоскостью.

ТВОРЕНІА. Всякое положеніе неизмѣняемой плоской фигуры, дви-

жущейся въ ея плоскости, можетъ быть получено изъ какого угодно другого ея положенія посредствомъ вращенія вокругъ нѣкоторой точки, если только оно не получается посредствомъ поступательнаго движенія.

Доказательство. Положеніе плоской фигуры будетъ опредѣлено, если извѣстно положеніе нѣкоторой прямой, принадлежащей этой фигурѣ.



Чертежъ 105.

въ срединахъ ихъ C и D возстановимъ перпендикуляры, — пусть они пересѣкаются въ точкѣ O . Соединимъ точку O съ точками A, B, A_1, B_1 ; тогда

$$OA = OA_1,$$

$$OB = OB_1.$$

Изъ равенства треугольниковъ AOB и A_1OB_1 слѣдуетъ, что

$$\angle AOB = \angle A_1OB_1;$$

а потому

$$\angle AOB + \angle BOB_1 = \angle A_1OB_1 + \angle BOA_1,$$

или

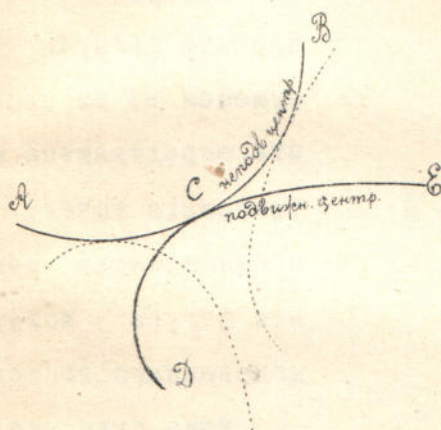
$$\angle AOA_1 = \angle BOB_1 = \varphi.$$

Отсюда заключаемъ, что при вращеніи фигуры вокругъ точки

Пусть AB и A_1B_1 (черт. 105) будутъ два положенія одной и той же прямой, принадлежащей фигурѣ при I и II положеніяхъ. Проведемъ прямыя AA_1 и BB_1 и

О на угол φ , точка A придетъ въ A_1 , а точка B въ B_1 ; следовательно, изъ положенія I фигура перейдетъ въ положеніе II*).

Доказанная теорема имѣетъ мѣсто и тогда, когда положенія I и II плоской фигуры суть положенія *безконечно близкія*, и мы приходимъ къ слѣдующему заключенію: *безконечно малое перемѣщеніе плоской фигуры въ ея плоскости можетъ быть получено вращеніемъ ея на безконечно малый уголъ вокругъ некоторой точки.*



Чертежъ 106.

Эта точка въ различные моменты времени занимаетъ разныя положенія и потому называется "мгновеннымъ центромъ". При своемъ движеніи мгновенный центръ вычерчиваетъ на неподвижной плоскости нѣкоторую кривую, которая называется "неподвижной центроидой"; другую кривую онъ вычерчиваетъ на плоскости движущейся вмѣстѣ съ фигурой, - эта кривая называется "подвижной центроидой" (чертежъ 106).

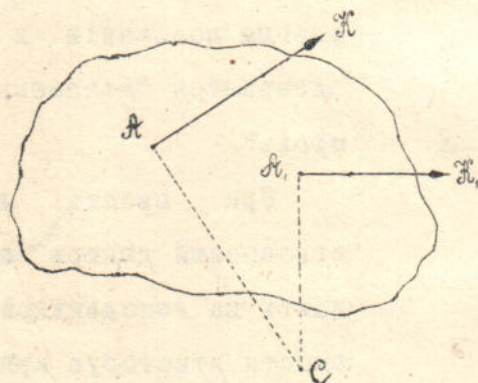
Центроиды въ каждый моментъ имѣютъ общую точку касанія, которая служитъ мгновеннымъ центромъ для этого момента, и при движеніи тѣла подвижная центроида катится безъ скольженія по центроидѣ неподвижной.

Скорости точекъ плоской фигуры въ каждый моментъ суть вращательныя скорости вокругъ мгновеннаго центра, слѣдовательно,

*) ПРИМѢЧАНІЕ. Поступательное движеніе плоской фигуры можно разсматривать какъ вращеніе вокругъ безконечно удаленной точки, и тогда высказанное въ теоремѣ ограниченіе отпадаетъ.

перпендикулярны къ линиямъ, соединяющимъ ихъ съ мгновеннымъ центромъ.

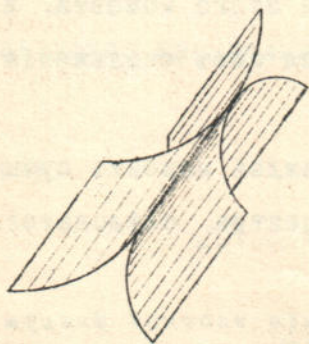
Поэтому, чтобы построить мгновенный центръ для даннаго момента, достаточно знать направленія скоростей въ этотъ моментъ двухъ точекъ (A и A_1) фигуры (черт.107): точка пересѣченія (C) перпендикуляровъ, возстановленныхъ въ этихъ точкахъ къ направленіямъ ихъ скоростей ($A\mathcal{K}$ и $A_1\mathcal{K}_1$) и будетъ мгновенный центръ для даннаго момента.



Чертежъ 107.

Въше было уже указано, что при движеніи твердаго тѣла, параллельномъ неподвижной плоскости, всѣ точки, лежація на одномъ перпендикулярѣ къ этой плоскости, движутся совершенно одинаково; слѣдовательно, въ тѣлѣ въ каждый моментъ существуетъ безчисленное множество точекъ, скорость

которыхъ равна нулю; эти точки лежатъ на перпендикулярѣ, возстановленномъ къ плоскости фигуры въ мгновенномъ центрѣ; въ тѣлѣ существуетъ, такимъ образомъ, мгновенная ось.



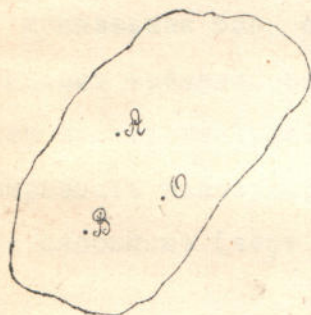
Чертежъ 108.

Когда мгновенный центръ описываетъ центроиды, мгновенная ось описываетъ цилиндры, кото-

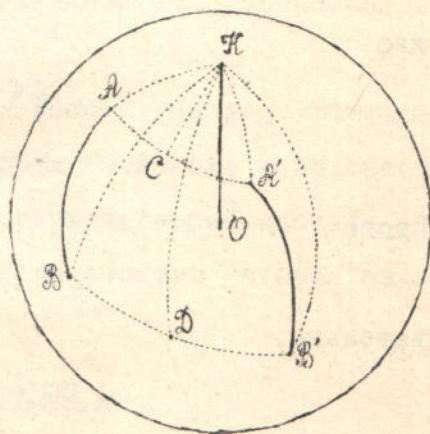
рые называются аксидами (черт.108); одинъ изъ нихъ - "подвижный аксидъ" - катится безъ скольженія по другому - "неподвижному аксиду".

§ 7. Вращеніе твердаго тѣла вокругъ неподвижной точки.

Когда тѣло имѣетъ неподвижную точку O , то положеніе тѣла будетъ вполне опредѣлено, если будемъ знать положеніе двухъ какихъ нибудь точекъ A и B , не лежащихъ на одной прямой съ точкою O (черт.109).



Чертежъ 109.



Чертежъ 110.

ТЕОРЕМА. При вращеніи твердаго тѣла вокругъ неподвижной точки всякое положеніе тѣла можетъ быть получено изъ какому угодно другому положенія посредствомъ вращенія вокругъ нѣкоторой оси, проходящей черезъ неподвижную точку.

Опишемъ изъ неподвижной точки O , какъ центра, поверхность шара, и возьмемъ на ней какую-либо дугу большого круга, принадлежащую тѣлу (черт.110); при перемѣщеніи тѣла эта дуга перемѣщается, оставаясь на поверхности шара; пусть AB и $A'B'$ будутъ ея положенія при первомъ и второмъ положеніяхъ тѣла; для доказательства теоремы достаточно показать, что AB приходитъ въ $A'B'$ при поворотѣ тѣла на нѣкоторый уголъ вокругъ нѣкоторой оси, проходящей черезъ точку O .

Доказательство аналогично тому, которое указано выше для случая движения плоской неизменяемой фигуры въ ея плоскости (см. стр. 148) съ тою разницею, что здѣсь, вмѣсто прямыхъ, проводятся дуги большихъ круговъ:

$$\sphericalangle AC = \sphericalangle CA';$$

$$\sphericalangle BD = \sphericalangle DB';$$

$$\sphericalangle CX \perp \sphericalangle AA';$$

$$\sphericalangle DX \perp \sphericalangle BB'.$$

Очевидно

$$\sphericalangle AK = \sphericalangle A'K,$$

и

$$\sphericalangle BK = \sphericalangle B'K;$$

кромѣ того,

$$\sphericalangle AB = \sphericalangle A'B';$$

слѣдовательно,

$$\triangle ABK = \triangle A'B'K,$$

откуда

$$\sphericalangle AKB = \sphericalangle A'KB';$$

прибавляя по углу BKA' ; получимъ:

$$\sphericalangle BKB' = \sphericalangle AKA' = \varphi.$$

Такимъ образомъ, когда тѣло повернемъ вскругъ прямою OK на уголъ φ , т.е. такъ, чтобы точка A перешла въ A' , то точка B перейдетъ въ B' , и дуга AB займетъ положеніе $A'B'$.

Слѣдствіе. Теорема справедлива, какъ бы второе положеніе тѣла ни было близко къ положенію первому, слѣдовательно, какъ бы мало ни было рассматриваемое перемѣщеніе; поэтому теорема справедлива для *безконечно малаго перемѣщенія*: *безконечно малое перемѣщеніе тѣла, вращающагося вокругъ неподвижной точки, можетъ быть получено вращеніемъ тѣла на*

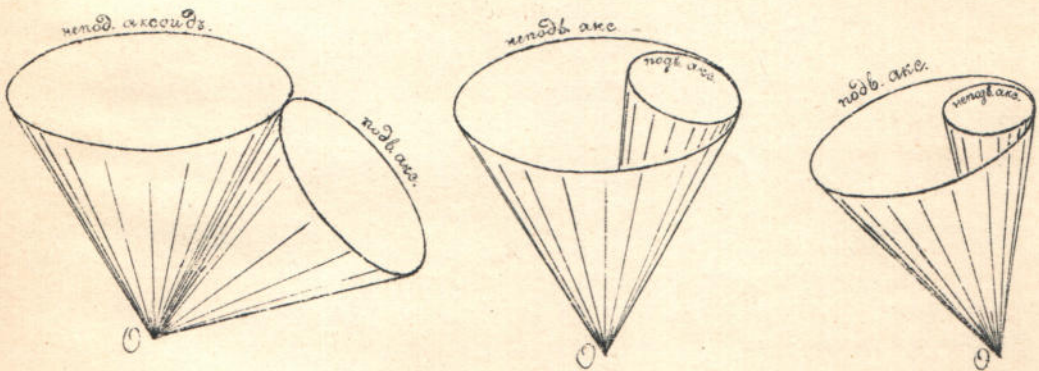
безконечно малый уголъ вокругъ некоторой оси.

Эта ось проходитъ постоянно черезъ неподвижную точку, но въ различные моменты времени имѣетъ разныя направленія, и потому называется *мгновенной осью*.

Мгновенную ось для какого либо момента мы найдемъ, если, кромѣ закрѣпленной точки, будетъ извѣстна другая точка, скорость которой равна нулю.

Скорости и ускоренія точекъ тѣла, вращающагося вокругъ неподвижной точки, въ каждый моментъ мы можемъ опредѣлить такъ же, какъ при вращеніи около неподвижной оси, принимая за ось вращенія мгновенную ось.

Мгновенная ось, перемѣщаясь, вообще говоря, непрерывно съ теченіемъ времени, описываетъ двѣ коническихъ поверхности, одну въ самомъ движущемся тѣлѣ, другую въ пространствѣ: первая поверхность называется *подвижнымъ аксоидомъ*, вторая *неподвижнымъ аксоидомъ* (черт. 111).



Чертежъ 111.

Въ каждый моментъ оба аксоида имѣютъ общую производящую, которая и служитъ мгновенной осью для этого момента.

При вращеніи тѣла около неподвижной точки *подвижной аксоидъ катится безъ скольженія по аксоиду неподвижному*.



К И Н Е Т И К А .

(О с н о в н ы я п о н я т и я).

1875

1875

ВВЕДЕНІЕ.

Кинетика, или, какъ ее нерѣдко называютъ, *динамика*, изучаетъ движеніе въ связи съ тѣми причинами, которыми оно обусловливается.

Одно изъ основныхъ понятій кинетики представляетъ понятіе о матеріальной точкѣ.

Матеріальная точка есть тѣло, размѣрами котораго пренебрегаемъ.

Такое пренебреженіе мы можемъ сдѣлать, напримѣръ, тогда, когда тѣло движется *поступательно*.

Положеніе матеріальной точки опредѣляется, подобно точкѣ математической, тремя координатами, а потому матеріальную точку можно разсматривать, какъ точку математическую, въ которой сосредоточено все вещество тѣла.

Понятіе о матеріальной точкѣ введено въ кинетику для *упрощенія* различныхъ вопросовъ о движеніи тѣла, такъ какъ, пренебрегая размѣрами тѣла, мы пренебрегаемъ вмѣстѣ съ тѣмъ и его форму, и распредѣленіемъ въ немъ вещества.

Матеріальная точка называется *свободною*, когда въ занимаемомъ ею положеніи она можетъ имѣть скорость какой угодно величины и какого угодно направленія; въ противномъ случаѣ точка называется *несвободною*.

ГЛАВА I.

ПРИНЦИПЫ КИНЕТИКИ И ГЛАВНЫЯ ЗАДАЧИ КИНЕТИКИ ТОЧКИ.

§ 1. Принципы кинетики.

При изложеніи кинетики мы будемъ основываться на трехъ принципахъ, устанавливающихъ связь между движеніемъ и тѣми причинами, которыми оно вызывается; - эти принципы принимаются нами безъ доказательствъ.

Первый принципъ (принципъ инерціи, первый законъ Ньютона)*).

Свободной матеріальной точки свойственно сохранять безъ измѣненія величину и направленіе своей скорости.

Изъ этого принципа мы выводимъ прежде всего два слѣдствія.

Слѣдствіе I. Если свободная матеріальная точка находится въ покоѣ, т.е. имѣетъ скорость, равную нулю, то ей свойственно оставаться въ покоѣ.

Слѣдствіе II. Если свободная матеріальная точка въ данный моментъ находится въ движеніи, то ей свойственно далѣе дви-

гаться прямолинейно и равномерно съ тою скоростью, которую она имѣла въ данный моментъ.



Чертежъ 112.

На черт. 112 отрезокъ MK изображаетъ скорость v точки M въ некоторой моментъ t , а линия MA ту прямую, которую должна бы была опи-

*) "Philosophiae Naturalis Principia Mathematica" 1687.

сать точка послѣ этого момента, двигаясь съ постоянной скоростью на основаніи слѣдствія II.

Причины, обусловливающія такое состояніе свободной матеріальной точки, которое не объясняется принципомъ инерціи, называются силами.

Сила, слѣдовательно, есть та причина, которая или покоящуюся точку приводитъ въ движеніе, или точку движущуюся заставляеть двигаться или по прямой, но неравномѣрно, или по кривой; короче говоря, сила есть та причина, которая производитъ измѣненіе скорости точки, т. е. сообщаетъ точкѣ ускореніе.

Силы по своему происхожденію бываютъ весьма разнообразны, какъ-то: сила тяжести, сила всемірнаго тяготѣнія, силы сопротивленія среды, силы упругости, силы электрическія, магнитныя и пр.

Не интересуясь ни происхожденіемъ, ни характеромъ силъ, механика рассматриваетъ только три свойства силы: точку приложенія, направленіе и величину.

Второй принципъ. Сила, приложенная къ свободной матеріальной точкѣ, имѣетъ направленіе сообщаемого ей ускоренія и по величинѣ пропорціональна этому ускоренію.

Если силу, приложенную къ матеріальной точкѣ, обозначимъ черезъ F , ускореніе, сообщаемое ей, черезъ \dot{v} , то F имѣетъ одинаковое направленіе съ \dot{v} , и, кромѣ того, по величинѣ:

$$F = m \dot{v}, \dots \dots \dots (1)$$

гдѣ m есть коэффициентъ пропорціональности; этотъ коэффициентъ мы называемъ *массою* матеріальной точки.

Для уясненія этого новаго понятія возьмемъ простѣйшій случай, именно тотъ, когда на свободную матеріальную точку дѣйствуетъ только сила тяжести.

Какъ извѣстно, ускореніе, сообщаемое силою тяжести, направлено по вертикали внизъ и равно

$$g = 981 \frac{\text{сантм.}}{(\text{сек.})^2}.$$

Если возьмемъ двѣ матеріальныя точки, массы которыхъ будутъ m_1 и m_2 , а соответственные вѣса въ данномъ мѣстѣ земной поверхности p_1 и p_2 , то въ силу уравненія (1) имѣемъ:

$$p_1 = m_1 g,$$

$$p_2 = m_2 g,$$

откуда

$$\frac{p_1}{p_2} = \frac{m_1}{m_2};$$

слѣдовательно, массы матеріальныхъ точекъ пропорціональны ихъ вѣсамъ; поэтому, если вѣса двухъ матеріальныхъ точекъ равны, то мы можемъ утверждать, что и массы ихъ равны.

Такимъ образомъ, мы имѣемъ возможность измѣрять массы.

Въ той системѣ, въ которой за единицу длины принимаютъ одинъ сантиметръ, а за единицу времени одну секунду, — за единицу массы принимаютъ массу одного грамма, такъ что, если какое либо тѣло вѣситъ n граммовъ, то масса этого тѣла выражается числомъ n .

Итакъ, мы имѣемъ теперь всѣ эти три основныхъ единицы: единицу массы (М), единицу длины (L) и единицу времени (Т).

Наиболѣе часто употребляется система единицъ: граммъ, сантиметръ, секунда; эта система называется для краткости "система CGS".

Единица силы будетъ единица производная и получится, когда мы единицу массы умножимъ на единицу ускоренія:

$$\begin{aligned} \text{ед. силы} &= (\text{ед. массы}) \times (\text{ед. ускор.}) = \\ &= \frac{(\text{ед. массы}) \times (\text{ед. длины})}{(\text{ед. врем.})^2} = \text{MLT}^{-2}. \end{aligned}$$

Единицей силы вообще называется такая сила, которая материальной точкѣ, имѣющей массу, равную единицѣ, сообщитъ ускореніе, равное единицѣ.

Въ системѣ CGS сила, равная единицѣ, будетъ такая, которая материальной точкѣ, масса которой равна одному грамму, сообщитъ ускореніе, равное одному $\frac{\text{сант.}}{(\text{сек})^2}$; — эта сила называется дина.

Дина — сила весьма малая; она равна $\frac{1}{981}$ вѣса одного грамма*).

Изъ формулы (1) слѣдуетъ:

$$\dot{v} = \frac{F}{m}.$$

Такъ какъ при этомъ ускореніе \dot{v} и сила F имѣютъ одинаковое направленіе, то проекція ускоренія \dot{v} на какую угодно ось равна раздѣленной на массу m проекціи силы F на ту же ось. Проектируя ускореніе \dot{v} и силу F на координатныя оси, находимъ:

$$\dot{v} \cdot \cos(\dot{v}, X) = \frac{1}{m} F \cdot \cos(F, X),$$

$$\dot{v} \cdot \cos(\dot{v}, Y) = \frac{1}{m} F \cdot \cos(F, Y),$$

$$\dot{v} \cdot \cos(\dot{v}, Z) = \frac{1}{m} F \cdot \cos(F, Z);$$

откуда, по умноженіи на массу m , получимъ:

*) Если дано статическое выраженіе величины силы въ единицахъ вѣса, то въ кинетикѣ это число должно быть умножено на величину ускоренія силы тяжести.

"ТВОРЕТИЧЕСКАЯ МЕХАНИКА", часть I. Проф. И. В. МЕЦЦЕРСКІЙ.

Изданіе Кассы Взаимопомощи Студ. СПб. Политехн. Института.

Типо-литографія Н. Трофимова. СПб. Можайская, 8.

Корректоръ А. Савантѣвъ.

Листъ 11.

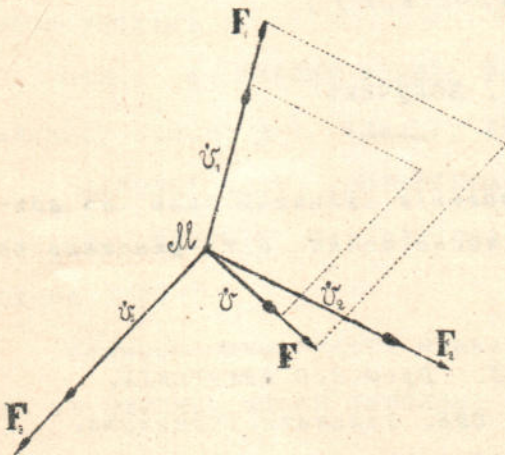
$$\left. \begin{aligned} m \cdot \dot{v} \cos(\dot{v}, X) &= F \cos(F, X), \\ m \cdot \dot{v} \cos(\dot{v}, Y) &= F \cos(F, Y), \\ m \cdot \dot{v} \cos(\dot{v}, Z) &= F \cos(F, Z); \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (2)$$

Обозначая координаты материальной точки через x, y, z , а проекции силы F , къ ней приложенной, на координатныя оси через X, Y, Z , получимъ аналитическое выраженіе принципа второго въ видѣ слѣдующихъ, вообще говоря, трехъ уравненій:

$$\left. \begin{aligned} m \cdot \frac{d^2x}{dt^2} &= X, \\ m \cdot \frac{d^2y}{dt^2} &= Y, \\ m \cdot \frac{d^2z}{dt^2} &= Z; \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (3)$$

или

$$\begin{aligned} m \cdot x'' &= X, \\ m \cdot y'' &= Y, \\ m \cdot z'' &= Z. \end{aligned}$$



Чертежъ 113.

Третій принципъ.

При одновременномъ дѣйствіи на свободную материальную точку нѣсколькихъ силъ, ускореніе, получаемое точкой, равно по величинѣ и направленію геометрической суммѣ тѣхъ ускореній, которыя точка получаетъ

при дѣйствіи каждой изъ этихъ силъ въ отдельности.

Пусть \dot{v}_1 будетъ ускореніе, которое получаетъ точка, когда къ ней приложена только одна сила F_1 ; \dot{v}_2 ускореніе при дѣйствіи одной силы F_2 ; \dot{v}_n ускореніе при дѣйствіи одной силы F_n ; тогда при одновременномъ приложеніи къ точкѣ этихъ силъ $F_1, F_2, F_3, \dots, F_n$ (черт. 113) точка получитъ такое ускореніе \dot{v} , что

$$\bar{v} = \bar{v}_1 + \bar{v}_2 + \bar{v}_3 + \dots + \bar{v}_n. \quad *)$$

Отсюда по умноженіи ускореній на число, выражающее массу точки, получимъ:

$$m\bar{v} = m\bar{v}_1 + m\bar{v}_2 + m\bar{v}_3 + \dots + m\bar{v}_n.$$

Отрѣзокъ, имѣющій величину $m\bar{v}$ и направленіе ускоренія \dot{v} , изображаетъ нѣкоторую силу F , а отрѣзки, входящіе геометрическими слагаемыми въ правой части полученнаго равенства, изображаютъ данныя силы: $F_1, F_2, F_3, \dots, F_n$; поэтому мы имѣемъ:

$$\bar{F} = \bar{F}_1 + \bar{F}_2 + \bar{F}_3 + \dots + \bar{F}_n.$$

Сила F равна геометрической суммѣ силъ F_1, F_2, \dots, F_n , слѣдовательно, одновременное дѣйствіе на точку данныхъ силъ можно, какъ и въ статикѣ, замѣнить дѣйствіемъ одной силы — ихъ равнодѣйствующей.

Если проекціи на координатныя оси силы F_1 обозначимъ черезъ X_1, Y_1, Z_1 , проекціи силы F_2 черезъ X_2, Y_2, Z_2 и вообще проекціи силы F_i черезъ X_i, Y_i, Z_i , то проекціи равнодѣйствующей будутъ:

$$X = \sum_{i=1}^n X_i,$$

*) Черта наверху показываетъ на то, что сумма геометрическая.

$$\left. \begin{aligned} Y &= \sum_{i=1}^{i=n} Y_i, \\ Z &= \sum_{i=1}^{i=n} Z_i. \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (4)$$

Замѣняя данныя силы ихъ равнодѣйствующей, мы получимъ случай, къ которому относится второй принципъ*).

§ 2. Главныя задачи кинетики точки.

Съ помощью уравненій (2) или (3) мы можемъ рѣшать слѣдующія два задачи:

I. Дано движеніе матеріальной точки; опредѣлить силу, подъ вліяніемъ которой это движеніе совершается.

II. Дана сила, приложенная къ точку; опредѣлить движеніе, которое подъ вліяніемъ этой силы точка совершаетъ.

Первая задача рѣшается легко.

Движеніе точки опредѣляется тремя уравненіями:

$$\left. \begin{aligned} x &= f_1(t), \\ y &= f_2(t), \\ z &= f_3(t), \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (5)$$

гдѣ $f_1(t)$, $f_2(t)$, $f_3(t)$ суть данныя функціи отъ времени t .

Дифференцируя эти функціи два раза по t , мы найдемъ проекціи ускоренія точки на координатныя оси:

$$x'' = f_1''(t),$$

*) ПРИМѢЧАНІЕ. Къ этимъ тремъ принципамъ можетъ быть присоединенъ четвертый принципъ, установленный въ статикѣ: всякому дѣйствию соответствуетъ равное и противоположно направленное противодѣйствіе.

$$y'' = f_2''(t),$$

$$z'' = f_3''(t).$$

На основаніи уравненій (3) имѣемъ:

$$\left. \begin{aligned} X &= m \cdot f_1''(t), \\ Y &= m \cdot f_2''(t), \\ Z &= m \cdot f_3''(t). \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (6)$$

Отсюда найдемъ величину и направление искомой силы.

Когда точка движется въ одной плоскости, тогда принимая ее за плоскость xOy , мы силу опредѣлимъ съ помощью двухъ уравненій:

$$\left. \begin{aligned} X &= m \cdot f_1''(t), \\ Y &= m \cdot f_2''(t), \end{aligned} \right\} \dots\dots\dots (6')$$

такъ какъ будетъ $Z=0$.

Въ случаѣ прямолинейнаго движенія точки, принимая траекторію точки за ось Ox , получимъ одно уравненіе:

$$X = m \cdot f_1''(t), \dots\dots\dots (6'')$$

такъ какъ двѣ другія проекціи $Y=0$, $Z=0$.

Въ формулахъ (6), (6'), (6'') проекціи силы выражаются въ функціяхъ времени, но изъ уравненій (5) время t мы можемъ выразить въ функціи отъ любой координаты, а изъ уравненій, которыя получатся дифференцированиемъ этихъ уравненій,

$$x' = f_1'(t),$$

$$y' = f_2'(t),$$

$$z' = f_3'(t),$$

мы можемъ выразить t въ функціи отъ проекцій x' , y' , z' скорости точки; поэтому проекціи силы, а слѣдовательно, и си-

лу, мы можем выразить через время t , или через координаты x, y, z , или через проекции скорости x', y', z' ; таким образом, во самом общем видѣ проекции силы выражаются какъ нѣкоторыя функции отъ t, x, y, z, x', y', z' .

Во частномъ случаѣ проекции силы могутъ быть величины постоянныя.

Примръ 1. Найдемъ силу, при дѣйствіи которой точка массы m совершаетъ по оси Ox колебательное движеніе:

$$x = a \cdot \cos kt.$$

Находимъ:

$$x' = -a \cdot k \sin kt,$$

$$x'' = -a \cdot k^2 \cos kt;$$

поэтому сила F будетъ:

$$F = -m \cdot a \cdot k^2 \cos kt,$$

или

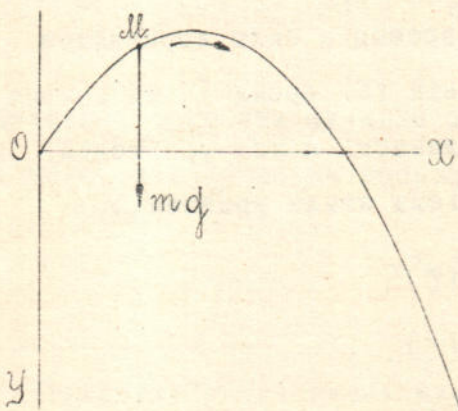
$$F = -m \cdot k^2 \cdot x,$$

или

$$F = -m \cdot k \cdot \sqrt{a^2 k^2 - x^2}.$$

Выбираемъ самое простое выраженіе:

$$F = -m \cdot k^2 \cdot x,$$



Чертежъ 114.

которое показываетъ, что дѣйствующая сила есть сила притяженія къ началу координатъ, пропорціональная разстоянію движущейся точки отъ начала координатъ.

Примръ 2. Найдемъ

силу, при дѣйствіи которой точка массы m описываетъ параболу въ вертикальной плоскости (черт. 114), причемъ координаты ея

выражаются формулами:

$$x = at,$$

$$y = bt + \frac{g}{2}t^2,$$

если ось $O\dot{x}$ горизонтальна, а ось Oy направлена по вертикали вниз.

Находимъ:

$$x'' = 0,$$

$$y'' = g;$$

слѣдовательно:

$$X = 0,$$

$$Y = mg.$$

Такимъ образомъ искомая сила имѣетъ постоянную величину mg и направлена по вертикали внизъ.

Рѣшеніе второй задачи, т.е. опредѣленіе движенія по данной силѣ, вообще говоря, несравненно труднѣе; — зная проекціи силы, какъ функціи въ общемъ случаѣ, отъ переменныхъ $t, x, y, \dot{x}, \dot{y}, \ddot{x}, \ddot{y}$, мы должны съ помощью уравненій (3) найти координаты точки x, y и \dot{x} , какъ функціи времени t ; такъ какъ уравненія (3) всегда содержатъ вторя производныя отъ координатъ по времени, а иногда и ихъ первыя производныя по времени, то они будутъ, такъ называемыя, дифференціальныя уравненія; эти уравненія нужно интегрировать, что представляетъ большія затрудненія.

Вторая задача будетъ подробно рассмотрѣна во второй части курса Теоретической Механики.

ГЛАВА II.

ЗАКОНЪ ЖИВОЙ СИЛЫ.

§ 1. Работа силы и живая сила материальной точки.

Пусть сила \mathcal{P} , постоянная по величинѣ и направленію, напримеръ, сила тяжести, приложена къ матеріальной точкѣ, и точка проходитъ по направленію этой силы нѣкоторый путь h ; тогда произведеніе силы на длину пройденнаго точкою пути: $\mathcal{P} \cdot h$, называется *работою* силы \mathcal{P} на пути h .

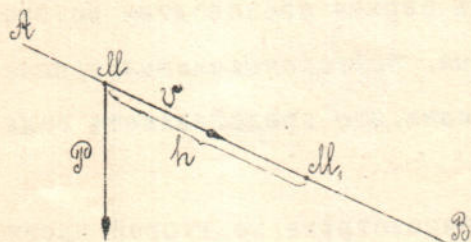
Единица работы: (ед. силы) \times (ед. дл.) = MLT^2 . Въ системѣ CGS единица работы будетъ работа силы, равной одной динѣ на протяженіе одного сантиметра по направленію силы; эта единица работы называется *эргъ*.

Такъ какъ эргъ единица очень малая, то часто употребляютъ другія единицы работы:

Килограммометръ = $981 \cdot 10^5$ эрговъ,

пудофутъ = 5 килограммометрамъ*);

и т. д.



Чертежъ 115.

Если точка движется подъ нѣкоторымъ угломъ къ направленію приложенной къ ней постоянной силы, то работа силы на протяженіи пути h точки (черт. 115) есть произведеніе силы на

*) ПРИМЕЧАНИЕ. Работа въ теченіе нѣкотораго опредѣленнаго промежутка времени, напр., въ одну секунду, наз. "мощностью"; единица мощности - лошадиная сила = 15 пудофутовъ въ секунду.

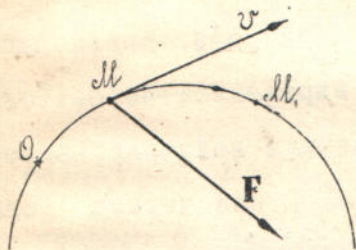
длину пути h и на косинусъ угла между направлениемъ силы и скоростью точки:

$$P \cdot h \cdot \cos(P, v).$$

Работа силы будетъ положительною, если уголъ (P, v) острый, отрицательною, если уголъ (P, v) тупой, и равною нулю, если уголъ (P, v) прямой.

Для того, чтобы установить понятие о работѣ въ общемъ случаѣ, т. е. въ случаѣ переменной силы и криволинейнаго движенія точки, необходимо ввести понятие объ элементарной работѣ.

Каковы бы ни были движеніе точки и сила, къ ней приложенная, бесконечно малое перемѣщеніе точки мы можемъ разсматривать, какъ прямолинейное, а направление и величину силы при бесконечно маломъ перемѣщеніи точки можемъ считать постоянными*).



Чертежъ 116.

Пусть s будетъ дуга траекторіи точки M , отсчитываемая отъ произвольно выбранной неподвижной точки O (чертежъ 116), тогда элементъ пути:

$$ll = |ds|,$$

гдѣ разсматривается только абсолютная величина дифференціала ds , такъ что

$$|ds| = v \cdot dt.$$

Элементарной работой силы, приложенной къ матеріальной точкѣ, называется произведеніе величины силы на элементъ пути и на косинусъ угла между направлениемъ силы и направлениемъ

*) Допускаемая при этомъ погрѣшность въ выраженіи соответствующей работы будетъ бесконечно малая величина второго порядка.

скорости:

$$F |ds| \cos(F, v);$$

элементарная работа силы будет положительною, если угол (F, v) острый, отрицательною, если угол (F, v) тупой, и равною нулю, если угол (F, v) прямой.

Работа силы F на некоторой конечной части пути M_1, M_2 (черт. 117) точки есть предѣлъ, къ которому приближается сумма элементарныхъ работъ силы F на этой части пути, при уменьше- нии соответствующихъ элементовъ пути до нуля, т.е.

$$\Sigma F |ds| \cos(F, v);$$

этотъ предѣлъ есть интеграль

$$\int_{M_1}^{M_2} F \cos(F, v) |ds|,$$

причемъ величина, стоящая подѣ знакомъ интеграла, предполагается выраженной черезъ одну переменную величину: черезъ время t , или черезъ одну изъ координатъ, напримѣръ, черезъ x , или черезъ дугу S^* ; предѣлы интегрирования будутъ значенія этой переменной, соответствующія

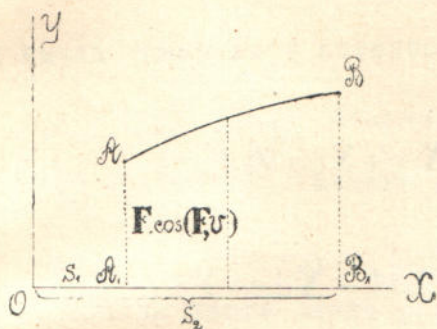


чертежъ 117.

положеніямъ точки M_1 и M_2 ; въ первомъ случаѣ t_1 и t_2 , во второмъ x_1 и x_2 , въ третьемъ S_1 и S_2 .

Замѣтимъ, что интеграль $\int_{M_1}^{M_2} F \cos(F, v) |ds|$ можемъ изобразить некоторой площадью, напримѣръ, при $\cos(F, v) > 0$, пло-

*) При движеніи точки координаты ея суть некоторыя функции отъ времени: поэтому все три величины: сила F , $\cos(F, v)$ и дуга S также некоторыя функции отъ времени t ; но, вмѣсто t , можно ввести какую либо другую переменную величину, связанную съ t , напримѣръ, x , S и т.д.



Чертежъ 118.

щадкь $A, A B B$, изображенной на чертежѣ 118. Линію AB строимъ по точкамъ, откладывая по оси OX значенія переменной s , а по оси OY соответствующія величины проекціи силы на направление скорости: $F \cdot \cos(F, v)$.

ТЕОРЕМА 1. Элементарная работа равнодѣйствующей нѣсколькихъ силъ, приложенныхъ къ одной матеріальной точкѣ, равна суммѣ работъ составляющихъ силъ на томъ же элементѣ пути.

Если F есть равнодѣйствующая силъ: F_1, F_2, \dots, F_n , то

$$F \cdot \cos(F, v) = F_1 \cdot \cos(F_1, v) + F_2 \cdot \cos(F_2, v) + \dots + F_n \cdot \cos(F_n, v) .$$

откуда по умноженіи на элементъ пути $|ds|$ получаемъ:

$$F \cdot \cos(F, v) |ds| = F_1 \cdot \cos(F_1, v) |ds| + F_2 \cdot \cos(F_2, v) |ds| + \dots + F_n \cdot \cos(F_n, v) |ds| . \quad (1)$$

ТЕОРЕМА 2. Работа равнодѣйствующей нѣсколькихъ силъ, приложенныхъ къ одной матеріальной точкѣ, на нѣкоторой конечной части пути равна суммѣ работъ составляющихъ силъ на той же части пути.

Въ самомъ дѣлѣ, проинтегрировавъ обѣ части уравненія (1), получимъ:

$$\int_{s_1}^{s_2} F \cdot \cos(F, v) |ds| = \int_{s_1}^{s_2} F_1 \cdot \cos(F_1, v) |ds| + \int_{s_1}^{s_2} F_2 \cdot \cos(F_2, v) |ds| + \dots + \int_{s_1}^{s_2} F_n \cdot \cos(F_n, v) |ds| .$$

Это равенство и выражаетъ теорему 2-ую.

Найдемъ выраженіе элементарной работы черезъ проекціи силы: X, Y, Z на оси декартовыхъ координатъ и координаты точки: x, y, z , - получимъ:

$$|ds| = v \cdot dt ;$$

поэтому

$$F \cos(\mathbf{F}, \mathbf{v}) |ds| = F.v \cos(\mathbf{F}, \mathbf{v}) . dt ;$$

но, по известной формулѣ для косинуса угла между двумя направ-
леніями, имѣемъ:

$$F.v \cos(\mathbf{F}, \mathbf{v}) = X x' + Y y' + Z z',$$

слѣдовательно:

$$F \cos(\mathbf{F}, \mathbf{v}) |ds| = (X x' + Y y' + Z z') . dt = X dx + Y dy + Z dz .$$

Такимъ образомъ, элементарная работа силы \mathbf{F} равна

$$X dx + Y dy + Z dz .$$

Отсюда слѣдуетъ, что работа силы на нѣкоторой конечной
части пути $ll_1 ll_2$ можетъ быть представлена въ видѣ интеграла:

$$\int_{ll_1}^{ll_2} (X dx + Y dy + Z dz) ,$$

предполагая, что всё величины подъ знакомъ интеграла выражены
черезъ одну переменную величину, на примѣръ, черезъ t , или че-
резъ x , или черезъ s и т. д.

----- " -----

Живою силою матеріальной точки или кинетическою энергіей
матеріальной точки называется половина произведенія массы точ-
ки на квадратъ ея скорости: $\frac{m.v^2}{2}$.

Изъ этого опредѣленія слѣдуетъ, что живая сила измѣряется
тѣми же единицами, что и работа силы: ML^2T^{-2} ; въ системѣ
CGS единица живой силы будетъ

$$\frac{\text{грамм} \cdot (\text{сант.})^2}{(\text{сек.})^2} .$$

§ 2. Законъ живой силы.

Возьмемъ дифференціальныя уравненія движенія точки:

$$m x'' = X, \quad m y'' = Y, \quad m z'' = Z;$$

умножимъ правая части этихъ уравненій соотвѣтственно на dx , dy , dz , а лѣвая на равныя имъ величины $x'dt$, $y'dt$, $z'dt$, и сложимъ, тогда получимъ:

но
$$m(x'x'' + y'y'' + z'z'').dt = X dx + Y dy + Z dz \dots\dots\dots (2)$$

$$m(x'x'' + y'y'' + z'z'').dt = m(x'dx' + y'dy' + z'dz') = -d\left[\frac{m}{2}(x'^2 + y'^2 + z'^2)\right] = d\frac{mv^2}{2};$$

слѣдовательно, уравненіе (2) представится въ видѣ:

$$d\frac{mv^2}{2} = X dx + Y dy + Z dz; \dots\dots\dots (3)$$

или, на основаніи предыдущаго параграфа:

$$d\frac{mv^2}{2} = F \cos(F, v) |ds| \dots\dots\dots (3)$$

Уравненіе (3) или (3.) выражаетъ законъ живой силы въ случаѣ матеріальной точки:

безконечно малое приращеніе живой силы матеріальной точки, получаемое ею на протяженіи элемента пути, равно элементарной работѣ равнодѣйствующей силъ, приложенныхъ къ точкѣ, на томъ же элементѣ пути.

Пусть l_1 и l_2 будутъ крайнія положенія матеріальной точки на нѣкоторой конечной части ея пути, а v_1 и v_2 соотвѣтствующія скорости точки; возьмемъ интегралы отъ обѣихъ частей уравненія (3) въ предѣлахъ отъ l_1 до l_2 ; тогда получимъ:

$$\frac{mv_2^2}{2} - \frac{mv_1^2}{2} = \int_{M_1}^{M_2} (X dx + Y dy + Z dz), \dots\dots\dots (4)$$

или

$$\frac{mv_2^2}{2} - \frac{mv_1^2}{2} = \int_{M_1}^{M_2} \mathbf{F} \cdot \cos(\mathbf{F}, \mathbf{v}) |ds| \dots\dots\dots (4_1)$$

Уравнение (4) или (4₁) даетъ другое выраженіе закона живой силы:

приращеніе живой силы матеріальной точки, получаемое ею на некоторой конечной части пути, равно работѣ на этой части пути равнодѣйствующей силъ, приложенныхъ къ точкѣ.

Уравненія (4) или (4₁) позволяютъ намъ опредѣлить работу силы, приложенной къ точкѣ, если даны: масса точки и скорость ея какъ въ началѣ, такъ и въ концѣ этого пути.

Съ помощью уравненій (4) или (4₁) можемъ также опредѣлить скорость точки въ какомъ либо положеніи, если извѣстны ея масса и скорость въ какомъ либо другомъ положеніи и затѣмъ работа приложенной силы на всемъ пути отъ одного изъ этихъ положеній до другого.

Примѣнимъ уравненія (3) и (4) къ случаю силы тяжести.

Вертикальную плоскость, въ которой точка движется, примемъ за плоскость xy и ось oy направимъ по вертикали внизъ; тогда проекціи силы тяжести будутъ:

$$X = 0, \quad Y = mg, \quad Z = 0,$$

и мы получимъ

$$d \frac{mv^2}{2} = mg \cdot dy,$$

$$\frac{mv_2^2}{2} - \frac{mv_1^2}{2} = mg \cdot (y_2 - y_1).$$

Полученныя формулы показываютъ, что при движеніи матеріальной точки подѣ влияніемъ силы тяжести живая сила точки возрастаетъ, когда точка движется внизъ, и убываетъ, когда она

движется вверхъ.

При этомъ абсолютная величина измѣненія живой силы точки равна произведенію вѣса точки на ту высоту, на которую точка опускается или поднимается въ разсматриваемой части пути.

Понятія: "работа силы" и "живая сила", установленныя здѣсь для матеріальной точки, распространяются затѣмъ на тѣ случаи, когда размѣрами тѣла мы не пренебрегаемъ, и слѣдовательно, тѣло не можемъ разсматривать, какъ матеріальную точку, — напримеръ, когда твердое тѣло вращается около оси.

Эти случаи будутъ разсмотрѣны во второй части курса "Теоретической Механики".



О Г Л А В Л Е Н І Е .

(Цифры въ скобкахъ указываютъ NN страницъ).

ВВЕДЕНІЕ (5).

С Т А Т И К А .

Глава I. ПРИНЦИПЫ СТАТИКИ И СЛѢДСТВІЯ, НЕПОСРЕДСТВЕННО ИЗЪ НИХЪ ВЫТЕКАЮЩІЯ (7).

СТАТИКА НА ПЛОСКОСТИ.

Глава II. СЛОЖЕНІЕ, РАЗЛОЖЕНІЕ И РАВНОВѢСІЕ СИЛЪ, ПРИЛОЖЕННЫХЪ ВЪ ОДНОЙ ТОЧКѢ.

§1. Способъ "многоугольника силъ":

Силы, направленныя по одной прямой (18).

Дѣя силы, направленія которыхъ составляютъ уголъ (14)

Какое угодно число силъ, направленія которыхъ составляютъ углы между собою (15).

§2. Способъ проеціій (19).

Глава III. СИЛЫ, ПРИЛОЖЕННЫЯ ВЪ РАЗНЫХЪ ТОЧКАХЪ ТѢЛА И ДѢЙСТВУЮЩІЯ ПО ЛИНІЯМЪ, ПЕРЕСѢКАЮЩИМСЯ ВЪ ОДНОЙ ТОЧКѢ.

§1. (22).

§2. Моментъ силы относительно точки (23).

Теорема Вариньона (моментъ равнодѣйствующей) (24).

Аналитическое выраженіе момента силы относительно начала координатъ (26).

Условія равновѣсія рычага (27).

Глава IV. ПАРАЛЛЕЛЬНЫЯ СИЛЫ ВЪ ПЛОСКОСТИ.

§1. Дѣя параллельныхъ силъ, направленныхъ въ одну сторону (28); центръ ихъ (29); моментъ равнодѣйствующей (30).

§2. Какое-угодно число параллельныхъ силъ, направленныхъ

въ одну сторону: центръ ихъ; моментъ равнодѣйствующей (31).

§3. Дѣя неравныя параллельныя силы, направленныя въ разныя стороны: центръ ихъ; моментъ равнодѣйствующей (32).

§4. Пары силъ (34); моментъ пары (35); измѣненія пары, при которыхъ дѣйствіе ея на тѣло не измѣняется (35); моментъ пары, полученной отъ сложенія нѣсколькихъ паръ (37).

§5. Какое-угодно число параллельныхъ силъ, направленныхъ въ разныя стороны: случай, когда силы приводятся къ одной силѣ (38); центръ параллельныхъ силъ (39); случай, когда силы приводятся къ парѣ: случай, когда силы находятся въ равновѣсіи (40); аstaticкое равновѣсіе (41).

Глава V. КАКІЯ УГОДНО СИЛЫ ВЪ ПЛОСКОСТИ.

§1. Сложеніе какихъ угодно силъ въ плоскости (42).

Случай, когда силы приводятся къ одной силѣ (43).

Случай, когда силы приводятся къ парѣ (44).

Случай, когда силы находятся въ равновѣсіи (46).

Глава VI. ГРАФИЧЕСКАЯ СТАТИКА.

§1. Сложеніе двухъ силъ, направленія которыхъ составляютъ уголъ (47).

Сложеніе двухъ параллельныхъ силъ (49).

§2. Разложеніе силы на дѣя параллельныя ей составляющія (50).

§3. Сложеніе сколькихъ-угодно силъ, какъ-угодно направленныхъ въ одной плоскости: случай, когда многоугольникъ силъ не замкнутъ (51); случай, когда многоугольникъ силъ замкнутъ (53).

§4. Сложеніе параллельныхъ силъ (54).

Примѣръ на случай параллельныхъ силъ: давленіе балки на дѣя опоры (55).

§5. Равновѣсіе стержневого многоугольника (55); примѣръ: стержневой многоугольникъ, поддерживающій мостъ (59).

СТАТИКА ВЪ ПРОСТРАНСТВѢ.

Глава VII. СИЛЫ, ЛИНІИ ДѢЙСТВІЯ КОТОРЫХЪ ПЕРЕСѢКАЮТСЯ ВЪ ОДНОЙ ТОЧКѢ.

§1. Силы, приложенныя въ одной точкѣ (62).

Многоугольникъ силъ (63).

Примѣненіе способа проекцій (64).

§2. Силы, приложенныя въ разныхъ точкахъ тѣла, но направленныя по прямымъ, пересѣкающимся въ одной точкѣ (66).

Глава VIII. ПАРЫ СИЛЪ ВЪ ПРОСТРАНСТВѢ.

§1. Измѣненія пары, при которыхъ дѣйствіе ея на тѣло не измѣняется (67).

Линейный моментъ пары (69).

§2. Линейный моментъ пары, полученной отъ сложенія нѣсколькихъ паръ (70).

Сложеніе, разложеніе и равновѣсіе паръ (71).

Глава IX. ЛИНЕЙНЫЙ МОМЕНТЪ СИЛЫ ОТНОСИТЕЛЬНО ТОЧКИ И ОТНОСИТЕЛЬНО ОСИ.

§1. Величина и направленіе линейнаго момента силы относительно точки (72).

Линейный моментъ относительно точки равнодѣйствующей силъ, приложенныхъ въ одной точкѣ тѣла (73).

§2. Моментъ силы относительно оси (74).

Связь момента силы относительно оси съ линейнымъ моментомъ силы относительно точки (77).

Моментъ относительно оси равнодѣйствующей силъ, приложенныхъ въ одной точкѣ (78).

§3. Аналитическія выраженія моментовъ силы относительно координатныхъ осей (78); относительно осей имъ параллельныхъ (79) и относительно какой угодно оси (80). Аналитическія выраженія линейнаго момента силы относительно начала координатъ (79) и относительно какой угодно точки (80).

Глава X. СЛОЖЕНІЕ СИЛЪ ВЪ ПРОСТРАНСТВѢ.

§1. Общій случай (81).

Главный векторъ силъ (82).

Главный моментъ силъ (82).

Аналитическія выраженія проекцій на координатныя оси главнаго момента силъ относительно начала координатъ и какой угодно точки (83); проекція главнаго момента силъ на направленіе ихъ главнаго вектора (97).

Условія эквивалентности двухъ системъ силъ (86).

§2. РАВНОВЕСІЕ СИЛЪ.

Условія равновесія силъ въ общемъ случаѣ (86).

Условія равновесія параллельныхъ силъ (88).

Условія аstaticескаго равновесія параллельныхъ силъ (90).

§3. ПРИВЕДЕНІЕ СИСТЕМЫ СИЛЪ КЪ ПАРѢ (90).

§4. ПРИВЕДЕНІЕ СИСТЕМЫ СИЛЪ КЪ ОДНОЙ СИЛѢ.

Условіе (необ. и дост.) такого приведенія (90).

Величина, направленіе и точка приложенія равнодѣйствующей; построеніе точки приложенія и аналитическія выраженія ея координатъ (92).

Случай параллельныхъ силъ (94); центръ параллельныхъ силъ (95); аналитическія выраженія его координатъ (95).

§5. ПРИВЕДЕНІЕ СИСТЕМЫ СИЛЪ КЪ КАНОНИЧЕСКОМУ ВИДУ (97).

Построеніе центральной оси системы силъ (98).

Моментъ пары при каноническомъ видѣ системы (99).

Глава XI. ЦЕНТРЪ ТЯЖЕСТИ.

§1. Общій способъ для нахождения центра тяжести (99).

Случай, когда тѣло имѣетъ плоскость симметріи, ось симметріи и центръ симметріи (101).

Выраженія координатъ центра тяжести тѣлъ, линій, площадей и поверхностей въ случаѣ однородной плотности (102).

§2. Опредѣленіе центра тяжести линіи (104); примѣры: центры тяжести части правильнаго многоугольника (105) и дуги круга (106).

Опредѣленіе центра тяжести площади и поверхности (106); примѣры: центры тяжести площади круговаго сектора и поверхности шароваго сегмента (107).

Опредѣленіе центра тяжести объема (107); центры тя-

же шести тетраэдра (107), пирамиды (108) и конуса (108).

Глава XII. РАВНОВѢСІЕ НЕСВОБОДНАГО ТВЕРДАГО ТѢЛА.

Условія равновѣсія; опредѣленіе реакцій опоръ и давленій на опоры (109).

§1. Случай, когда тѣло имѣетъ две неподвижныя точки (111).

Случай, когда тѣло опирается нѣсколькими точками на гладкую плоскость (111).

К И Н Е М А Т И К А .

(Основные понятія).

КИНЕМАТИКА ТОЧКИ.

§1. ГРАФИЧЕСКОЕ И АНАЛИТИЧЕСКОЕ ВЪРАЖЕНІЯ ДВИЖЕНІЯ ТОЧКИ (117).

Уравненіе движенія точки по ея траекторіи (118); кривая разстояній (119).

Уравненія движенія точки, составляемая съ помощью координатъ (121).

§2. СКОРОСТЬ ТОЧКИ.

Средняя скорость (124).

Величина скорости въ моментъ t (125); кривая скоростей (126).

Направленіе скорости въ моментъ t (128).

Выраженія проекцій скорости на координатныя оси (130).

Опредѣленіе движенія точки по данной ея скорости (132).

§3. УСКОРЕНІЕ ТОЧКИ.

Величина и направленіе ускоренія (132).

Выраженія проекцій ускоренія на координатныя оси (134).

Ускореніе въ прямолинейномъ движеніи и въ равномерномъ движеніи точки по окружности (136).

Опредѣленіе движенія точки по данному ея ускоренію (137).

КИНЕМАТИКА ТВЕРДАГО ТѢЛА.

§4. ПОСТУПАТЕЛЬНОЕ ДВИЖЕНІЕ.

Траекторіи скорости и ускоренія точекъ тѣла (139).

§5. ВРАЩЕНІЕ ТѢЛА ВОКРУГЪ НЕПОДВИЖНОЙ ОСИ.

Траекторіи точекъ тѣла (142).

Угловая скорость (142).

Скорости точекъ тѣла (143).

Угловое ускореніе (144).

Выраженія провкцій на координатныя оси ускоренія какой либо точки тѣла (145).

Вращательное и центростремительное ускоренія какой либо точки тѣла (146).

§6. ДВИЖЕНІЕ ТѢЛА, ПАРАЛЛЕЛЬНОЕ НЕПОДВИЖНОЙ ПЛОСКОСТИ.

Теорема о перемѣщеніи плоской неизмѣняемой фигуры въ ея плоскости (теорема Галя) (147).

Мгновенный центръ; центроиды и аксоиды (149).

§7. ВРАЩЕНІЕ ТѢЛА ВОКРУГЪ НЕПОДВИЖНОЙ ТОЧКИ.

Теорема о перемѣщеніи (151).

Мгновенная ось и аксоиды (158).

КИНЕТИКА ИЛИ ДИНАМИКА.

(Основныя понятія).

ПОНЯТІЕ О МАТЕРІАЛЬНОЙ ТОЧКѢ (157).

Глава I. ПРИНЦИПЫ КИНЕТИКИ И ГЛАВНАЯ ЗАДАЧА КИНЕТИКИ ТОЧКИ.

§1. Принципы кинетики.

Принципъ инерціи (158); понятіе о силѣ (159).

Второй принципъ (159); понятіе о массѣ (159); измѣреніе силы (160); аналитическія выраженія связи между ускореніемъ точки и дѣствующею силою (161).

Третій принципъ, относящійся къ одновременному дѣствію силъ на точку (162).

§2. Главныя задачи кинетики точки.

Определение силы, производящей данное движение точки (166).

Глава II. ЗАКОНЪ ЖИВОЙ СИЛЫ.

§1. Работа силы и живая сила матеріальной точки.

Работа постоянной силы при прямолинейномъ движеніи точки (168).

Элементарная работа силы и работа на конечной части пути точки (169).

Работа равнодѣйствующей силъ, приложенныхъ къ точкѣ (171).

Выраженіе работы силы черезъ ея проекціи и координаты точки (172).

Живая сила матеріальной точки (172).

§2. Законъ живой силы.

Связь между живою силою точки и работою силъ, къ ней приложенныхъ (173).

----- и -----

