

Сведения по технической механике

Теоретическая механика.

Теоретическая механика изучает основные законы движения твердых тел и их взаимодействие.

- ***Механическим движением*** называется происходящее с течением времени изменение взаимного положения материальных тел в пространстве.
- Под ***механическим взаимодействием*** понимают те действия материальных тел друг на друга, в результате которых происходит изменение движения этих тел или изменение их формы (деформация). За основную меру этих действий принимают величину, называемую ***силой***.
- **Основной задачей** теоретической механики является изучение движения материальных тел под действием сил.

- По характеру рассматриваемых задач теоретическую механику разделяют на статику, кинематику и динамику.
- В *статике* излагается учение о силах и условиях равновесия материальных тел под действием сил.
- В *кинematике* – общие геометрические свойства движения тел.
- В *динамике* изучается движение материальных тел под действием сил.
- В классической механике **все вводимые исходные положения и понятия являются научными моделями.**
- ТМ, в отличие от физики, изучает 3-ны движения абстрактных абсолютно твердых тел, здесь материалы, форма тел существенного значения не имеют. При движении абсолютно твердое тело не деформируется и не разрушается. В случае, когда размерами тела можно пренебречь, тела заменяют материальной точкой.

- **Основные абстрактные модели** реальных тел:
- **материальная точка** – имеет массу, но не имеет размеров;
- **абсолютно твёрдое тело** – объём конечных размеров, заполненный веществом, причём расстояния между любыми двумя точками не изменяются во время движения;
- Из них – **системы**:
- - система свободных материальных точек; если при движении системы материальных точек расстояние между точками остаются постоянными, то такая система материальных точек называется **неизменяемой системой**;
- - системы со связями;
- **«Вырожденные» модели**:
- - бесконечно тонкие стержни;
- - бесконечно тонкие пластины;
- - невесомые стержни и нити, связывающие между собой материальные точки, и т.д.

6. Введение.

Положение объекта относительно другого физического тела (например, Земли) определяется при помощи выбранной системы координат

Система отсчета. Система декартовых прямоугольных координат.

Инерциальная система отсчёта – такая, собственное движение которой не может быть обнаружено никаким механическим ОПЫТОМ.

- Все системы отсчёта, движущиеся относительно исходной прямолинейно и равномерно, будут инерциальными. Это позволяет ввести единую декартову систему координат.
- Условное соглашение – берут правую систему координат (рис. 1).

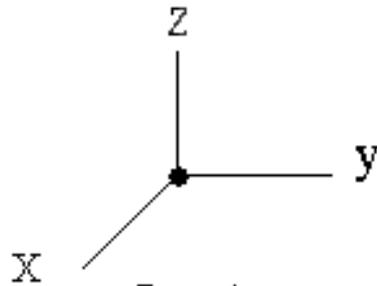


Рис. 1.

- **Время –абсолютно**, единое для всех систем отсчёта, то есть начальный момент – произволен.
- **Состояние движения тел в момент времени t определяется координатами и скоростями точек в этот момент.**

- **Статикой** называется часть механики, где изучаются условия, которым должны удовлетворять силы, действующие на систему материальных точек, для того чтобы система находилась в равновесии.
- **Сила** – это мера механического взаимодействия материальных тел между собой, способного вызвать движение тел из состояния покоя или изменить существующее движение тел.
- Совокупность сил, приложенных к данному твердому телу, называется **системой сил**.

- Система материальных точек находится **в равновесии**, если, будучи в покое, она не получает никакого движения от сил, на неё действующих. В этом случае система сил, приложенных к ней, называется **уравновешивающей**, а силы в системе **взаимно уравновешенными**.
- Две системы сил, приложенных к телу, называются **эквивалентными**, если они взаимозаменяемы без нарушения покоя тела или изменения его движения.
- Из повседневного опыта: силы имеют **векторный характер**, то есть величину (*модуль*), направление, линию действия, точку приложения.
- Условие равновесия сил, действующих на твёрдое тело, сводится к свойствам систем векторов.
- Если в характеристике величины направление не имеет значение, то эта величина называется *скалярной* (*объем тела, температура*).

Все теоремы и уравнения статики выводятся из нескольких исходных положений, называемых аксиомами. Аксиомы, устанавливающие общие закономерности механического движения, созданы в результате обобщения человеческого опыта.

Аксиома 1. *Под действием уравновешивающей системы сил абсолютно твердое тело или материальная точка находятся в равновесии или движутся равномерно и прямолинейно.*

Аксиома 2. *Две силы, приложенные к твёрдому телу, взаимно уравновешиваются тогда и только тогда, когда они равны по величине, направлены в противоположные стороны и лежат на одной прямой.*

- ***Аксиома 3.*** *Действие на твёрдое тело системы сил не изменится, если добавить к этой системе или отбросить от неё две силы, равные по величине, направленные в противоположные стороны и лежащие на одной прямой.*

- **Следствие** . Силу, действующую на точку твёрдого тела, можно переносить вдоль линии действия силы без изменения равновесия (то есть, сила является **скользящим вектором**, рис.2).

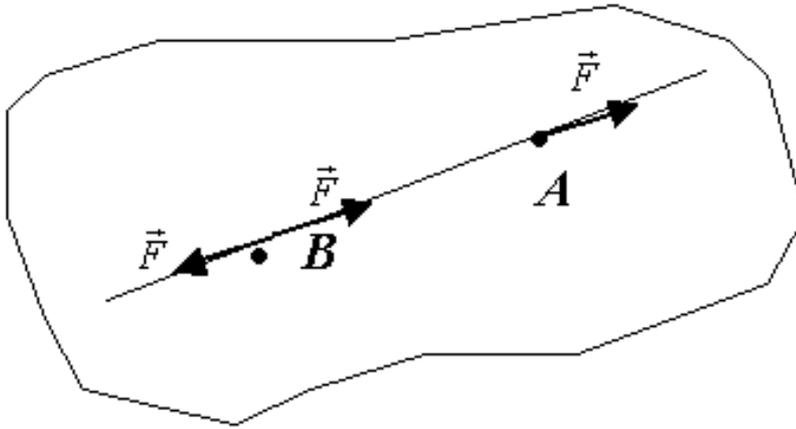


Рис.2.

- **Аксиома 4.** Действие на точку твёрдого тела нескольких сил равносильно действию одной **равнодействующей силы**, строящейся по правилу сложения векторов (рис.4).

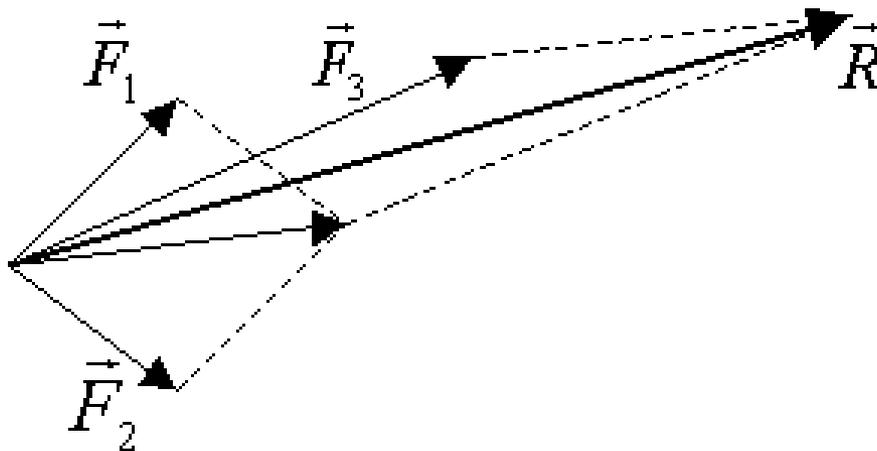


Рис. 4.

- **Следствие.** Силы, приложенные к точке твердого тела, складываются по **правилу параллелограмма**.

- **Аксиома 5.** Если деформируемое (не абсолютно твердое) тело, находящееся под действием сил в состоянии равновесия, станет абсолютно твердым (отвердеет), то его равновесие не нарушится (**принцип отвердевания**).
- Из этого закона следует, что условия, которым должны удовлетворять при равновесии силы, приложенные к абсолютно твердому телу, необходимо соблюдать и при равновесии тела деформируемого. Поэтому этот закон устанавливает связь между статикой абсолютно твердого тела и статикой деформируемых тел.

- Действие одного тела на другое никогда не может быть односторонним: мы всегда наблюдаем *взаимодействие* материальных тел.

- **Две категории сил:**

- 1) Активные - создают или способны создать движение твёрдого тела. Например, сила тяжести.
- 2) Пассивные – не создающие движения, но ограничивающие перемещения твёрдого тела, препятствующие перемещениям. Например, сила натяжения нерастяжимой нити (рис.7).

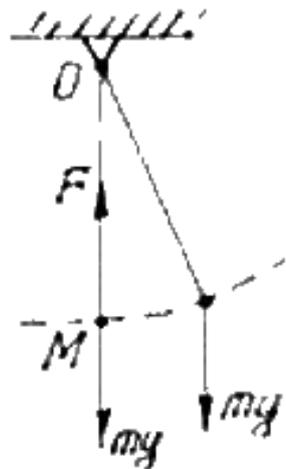


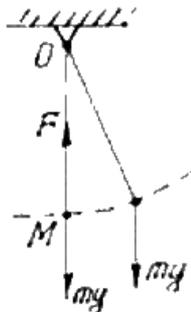
Рис.7.

Аксиома 6. Действие одного тела на второе равно и противоположно действию этого второго тела на первое (**действие равно противодействию**). Например, Земля и Луна.

- **Важно** - действие и противодействие представляют собой две силы, приложенные к двум разным телам. Поэтому нельзя сказать, что эти две силы уравниваются.

- Тело, перемещениям которого в пространстве препятствуют другие тела, скрепленные или соприкасающиеся с ним, называются **несвободными, или связанными**. Все то, что ограничивает перемещения данного тела в пространстве, называется **связью**.
- Силы, обусловленные связями и препятствующие перемещениям, называются **силами реакций связи** или **реакцией связи**. Направлена реакция связи всегда с той стороны, куда связь не дает перемещаться телу.
- Принцип освобождения от связей.

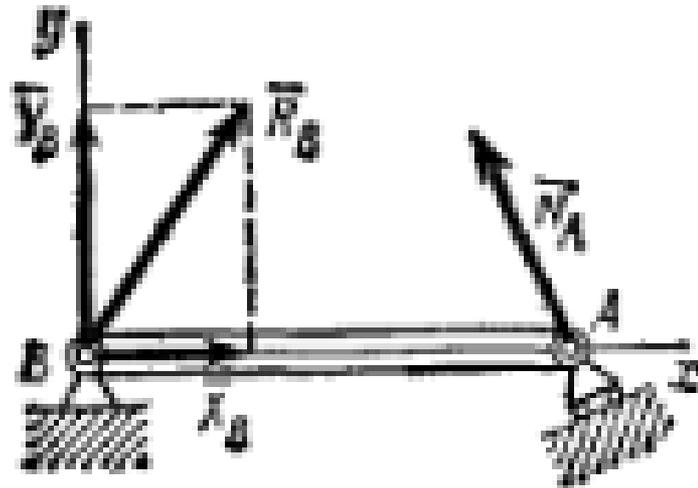
- **Аксиома 7.** Связи, наложенные на систему материальных точек, можно заменить силами реакций, действие которых эквивалентно действию связей.
- **Типы связей:**
- **1. Связь – гладкая опора (без трения)** – реакция опоры приложена в точке опоры и всегда направлена перпендикулярно опоре.
- **2. Гибкая связь (нить, веревка, трос, цепь)** – подвешен груз. Реакция направлена вдоль нити от тела, нить растянута.



- **3. Жесткий стержень** – стержень может быть сжат или растянут. Реакция стержня направлена вдоль стержня.

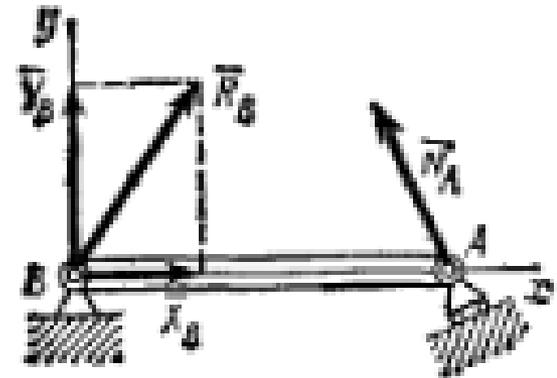
- **4. Шарнирная опора.** Шарнир допускает поворот вокруг точки закрепления. Различают два вида шарниров:
- - **подвижный шарнир (опора А).** Стержень, закрепленный на шарнире, может поворачиваться вокруг шарнира, а точка крепления может перемещаться вдоль направляющей (площадки).
- Реакция \bar{N}_A направлена перпендикулярно опорной поверхности, т.к. не допускается только перемещение поперек опорной поверхности.

Реакция \bar{N}_A опоры направлена по нормали к поверхности, на которую опираются катки подвижной опоры.



- - **неподвижный шарнир** (опора В).
- Стержень может свободно поворачиваться вокруг оси шарнира. *Реакция опоры \bar{R}_B* проходит через ось шарнира, но неизвестна по направлению.
- Реакцию разлагают на составляющие \bar{X}_B и \bar{Y}_B по направлению координатных осей. Реакция по модулю определится:

$$R_B = \sqrt{X_B^2 + Y_B^2}$$



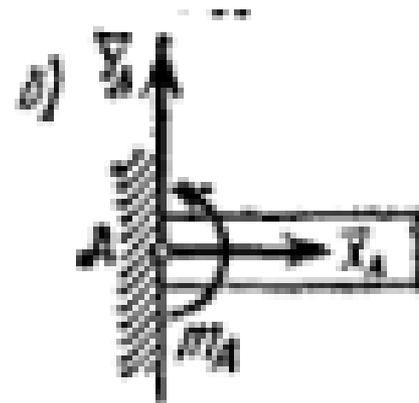
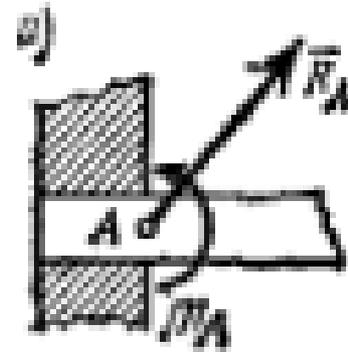
Способ закрепления применяется для того, чтобы исключить возможные напряжения от действия температуры или изгиба.

5. Защемление , или «заделка».

Любые перемещения точки крепления невозможны.

Под действием внешних сил в опоре возникают *реактивная сила* и *реактивный момент*, препятствующий повороту.

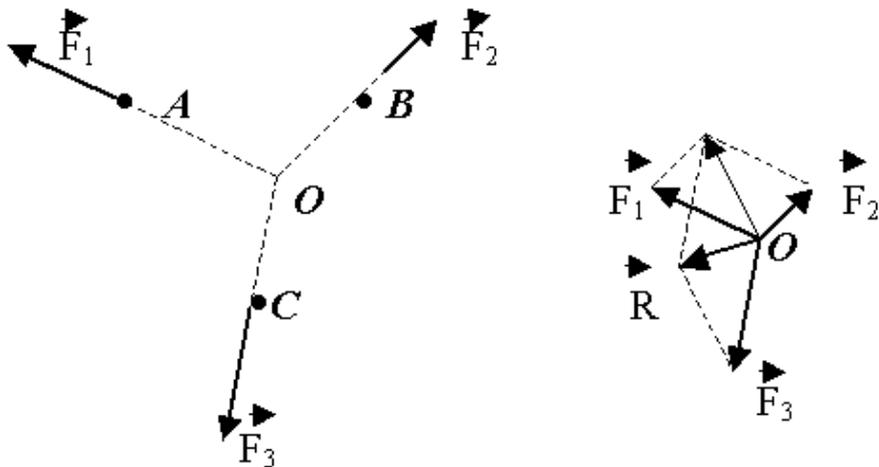
$$R_B = \sqrt{X_B^2 + Y_B^2}$$



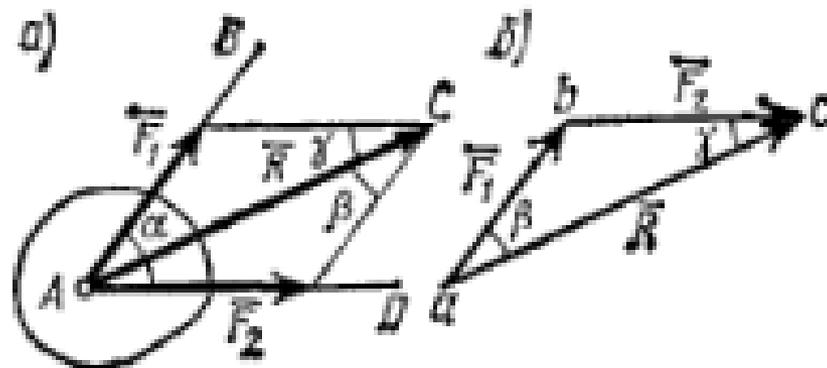
• **1. Определение равнодействующей геометрическим способом**

• **А. Сложение сил.**

• Система сил, линии действия которых пересекаются в одной точке, называется **сходящейся**.



• *Рис. 8. Следствие 2 и 3 аксиом.*



4-я аксиома.

Рис. 9.

• **Плоская задача.** Геометрическая сумма двух сил находится по правилу параллелограмма (рис. 9).

$$\bar{R} = \sum \bar{F}_k$$

- **Объемная задача.** Геометрическая сумма трех сил, не лежащих в одной плоскости, изображается диагональю параллелепипеда, построенного на этих силах (рис. 10).

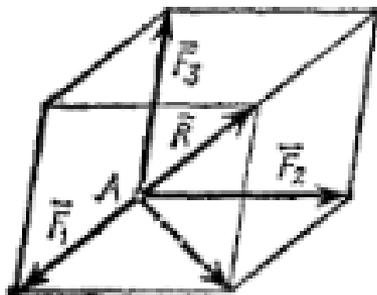


Рис. 10.

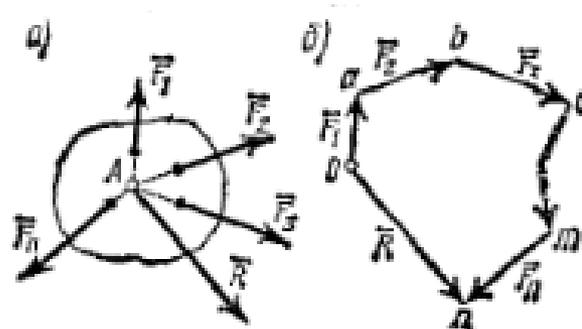


Рис.11.

- При геом. способе определения равнодействующей векторы сил можно вычерчивать в любом порядке, результат (величина и направление равнодействующей) не изменится.
- Такой способ получения равнодействующей называется **геометрическим**.
- Т.обр., система сходящихся сил имеет **равнодействующую**, равную геометрической сумме этих сил и приложенную в точке пересечения их линий действия (рис. 11).

$$\bar{R} = \sum \bar{F}_k$$

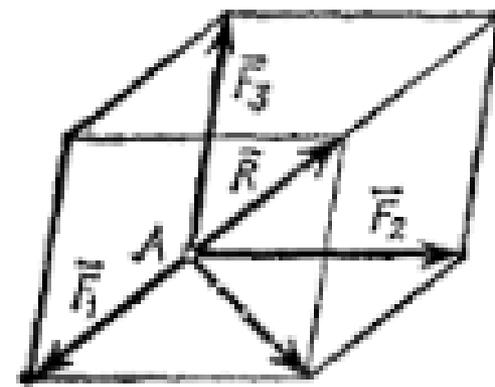
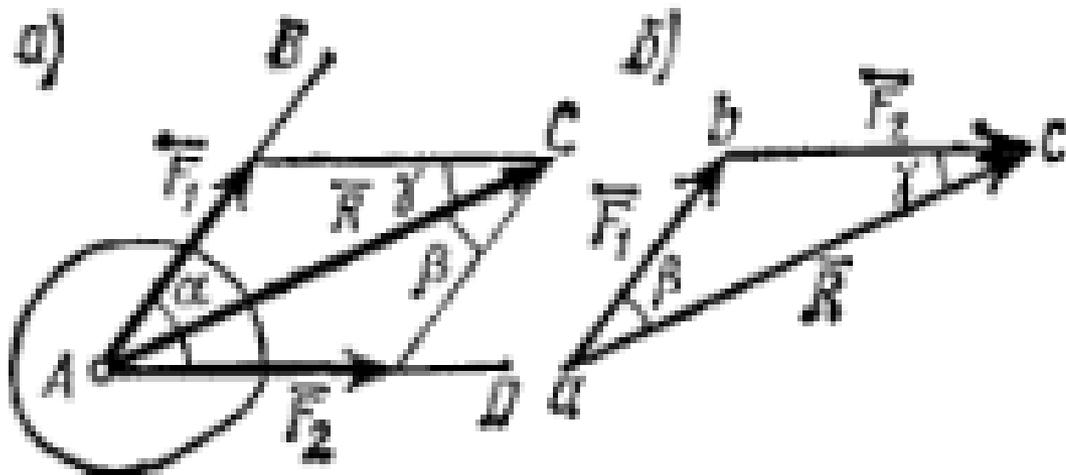
Б. Разложение сил. Способом разложения удобно пользоваться при определении сил давления тела на связи и реакции связей.

• *А) разложение силы по двум заданным направлениям.*

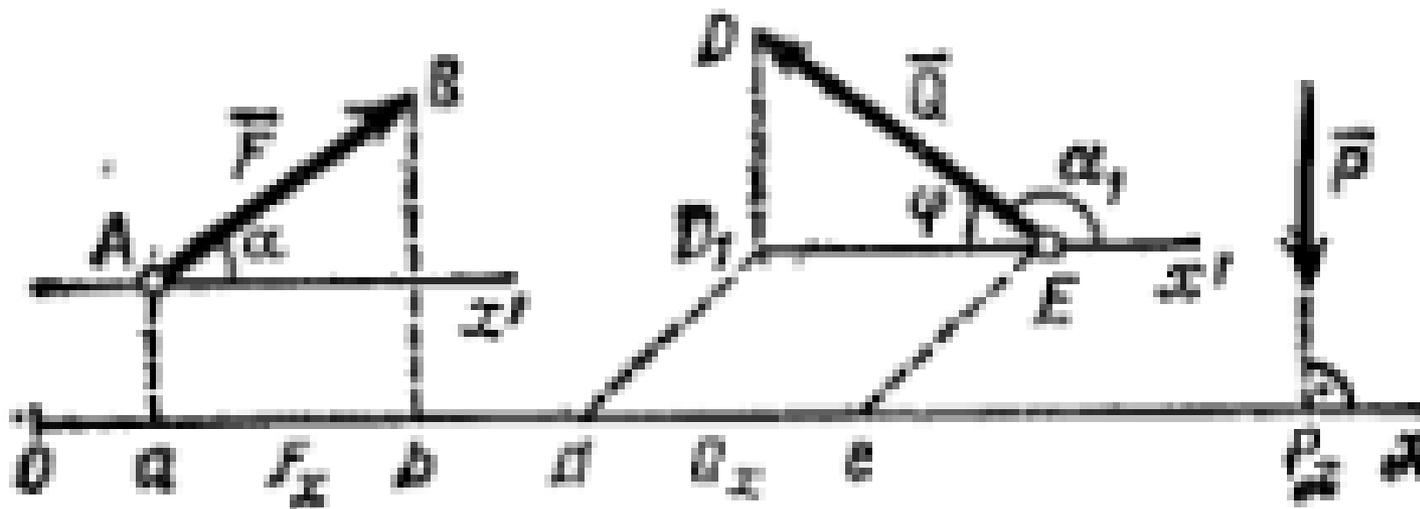
• В этом случае сила будет являться диагональю **параллелограмма**, а стороны параллельны заданным направлениям (рис.9).

• *Б) разложение силы по трем заданным направлениям.*

• В этом случае, если заданные направления не лежат в одной плоскости, задача сводится к построению **параллелепипеда**, диагональю которого и будет являться изображением данной силы, а его ребра будут параллельны заданным направлениям.



- **Проекция силы на ось** есть алгебраическая величина, равная произведению модуля силы на косинус угла между силой и положительным направлением оси.
- Проекция положительна, если угол острый, - отрицательна, если угол тупой, - равна нулю, если сила перпендикулярна оси.



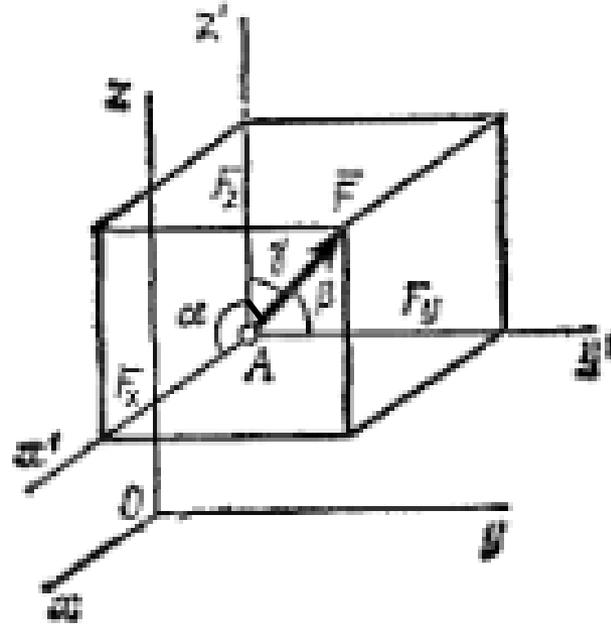
$$Q_x = Q \cos \alpha_1 = -Q \cos \varphi = -de$$

$$F_x = F \cos \alpha = ab,$$

$$P_x = 0$$

Статика.

Объемная задача:



Положение вектора силы определено при известном модуле силы и углах α, β, γ , которые сила образует с координатными осями.

Для решения задач механики удобно задавать силу ее проекциями F_x, F_y, F_z на координатные оси. Модуль силы и углы, которые она образует с координатными осями, определяются по формулам:

$$F = \sqrt{F_x^2 + F_y^2 + F_z^2} ; \cos \alpha = F_x \setminus F ; \cos \beta = F_y \setminus F ; \cos \gamma = F_z \setminus F .$$

• 2. Определение равнодействующей аналитическим способом

- **Аналитический способ сложения сил.** Из аналитической геометрии: Проекция вектора суммы на какую-нибудь ось равна алгебраической сумме проекций слагаемых векторов на ту же ось.

- Т.е., если $\bar{R} = \sum \bar{F}_k$, то $R_x = \sum F_{kx}$, $R_y = \sum F_{ky}$, $R_z = \sum F_{kz}$.

- Зная R_x, R_y, R_z находим:

- $R = \sqrt{R_x^2 + R_y^2 + R_z^2}$; $\cos \alpha = R_x \setminus R$; $\cos \beta = R_y \setminus R$; $\cos \gamma = R_z \setminus R$

- . Силы расположены в одной плоскости:



- **Равновесие системы сходящихся сил.**
- *Геометрическое условие равновесия.*
- *Для равновесия системы сходящихся сил необходимо и достаточно, чтобы силовой многоугольник, построенных из этих сил, был замкнутым. Т. Д совпадает с т. О.*

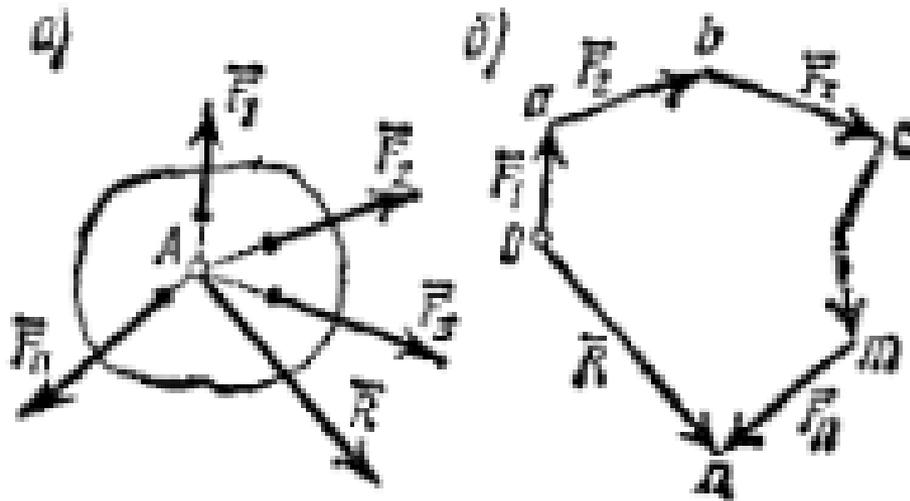


Рис.15.



- **Равновесие системы сходящихся сил.**

- ***Аналитические условия равновесия.***

- Аналитический модуль главного вектора: $R = \sqrt{R_x^2 + R_y^2 + R_z^2}$.

Следовательно, $\vec{R} = 0$, если

- $R_x = 0$, , $R_y = 0$, $R_z = 0$.

- В общем случае пространственной системы сходящихся сил:

- $$\sum F_{kx} = 0 \quad , \quad \sum F_{ky} = 0 \quad , \quad \sum F_{kz} = 0 \quad .$$

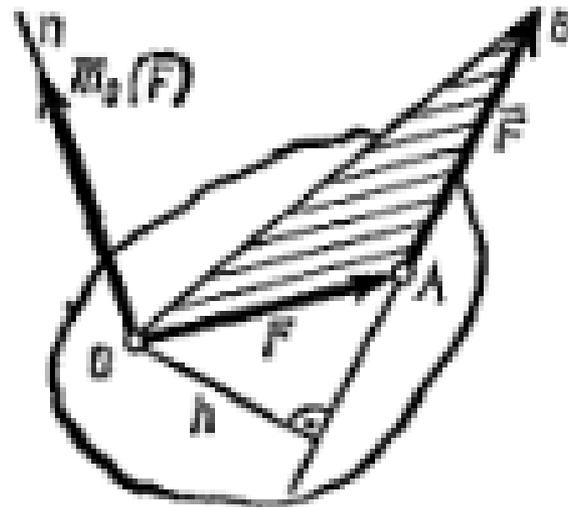
- Т.е., для равновесия пространственной системы сходящихся сил **необходимо и достаточно**, чтобы сумма проекций этих сил на каждую из трех координатных осей были равны нулю.

- Для частного случая **плоской** системы сходящихся сил:

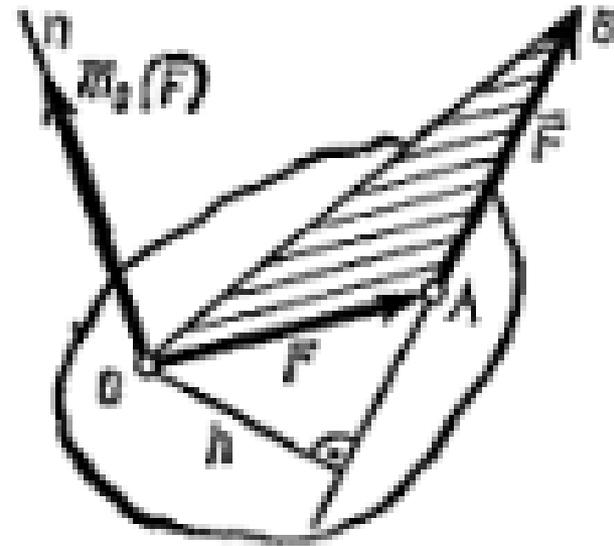
- **Момент силы относительно центра**

Под действием силы \vec{F} тело может совершать вращательное движение вокруг некоторой точки. *Момент силы характеризует вращательный эффект.*

- **Центром момента** называют точку, относительно которой берется момент. **Момент относительно центра** – момент относительно этой точки.
- В точке А к телу приложена сила \vec{F} . Из некоторого центра О опустим перпендикуляр на линию действия силы, его длина - **плечо силы** отн-но центра О.
- Момент силы относительно центра О определяется модулем момента, равным Fh ; положением в пространстве плоскости ОАВ («плоскость поворота»); направлением поворота в этой плоскости. Значит, момент силы – **векторная величина.**



- **Моментом силы \overline{F} относительно центра O** называется приложенный в центре O вектор $\overline{m}_o(\overline{F})$, модуль которого равен произведению модуля F силы на ее плечо h и который направлен перпендикулярно плоскости поворота в ту сторону, откуда сила видна стремящейся повернуть тело вокруг центра O против хода часовой стрелки.



- Модуль момента силы: $|\overline{m}_o(\overline{F})| = Fh = 2\text{пл.}\Delta OAB$
- Из рис. видно, что $\overline{m}_o(\overline{F}) = \overline{r} \times \overline{F}$, где $\overline{r} = \overline{OA}$ - радиус-вектор точки A , проведенный из точки O .

- ***Свойства момента силы:***
- - при переносе точки приложения силы вдоль линии ее действия момент силы относительно центра не изменяется;
- - момент силы относительно центра O равен нулю либо когда сила равна нулю, либо когда плечо силы равно нулю.

- **Теорема Вариньона** о моменте равнодействующей: если данная система сил имеет равнодействующую, то момент равнодействующей относительно любого центра O равен сумме моментов сил системы относительно того же центра.

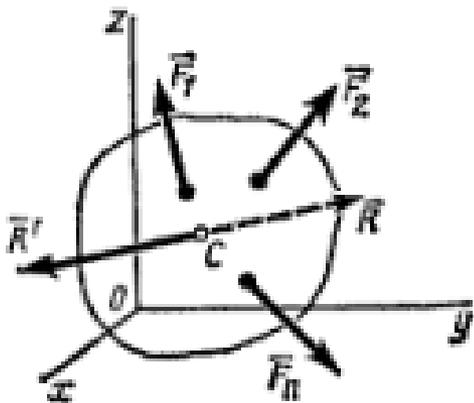
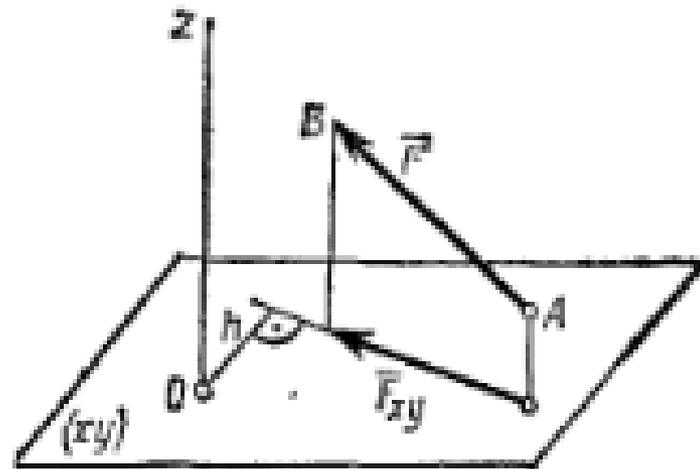
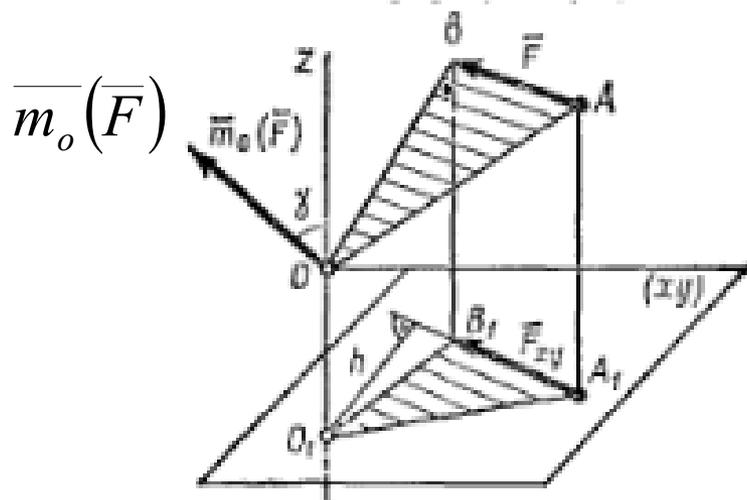


Рис.23.

$$\overline{m_o}(\overline{R}) = \sum \overline{m_o}(\overline{F_k})$$

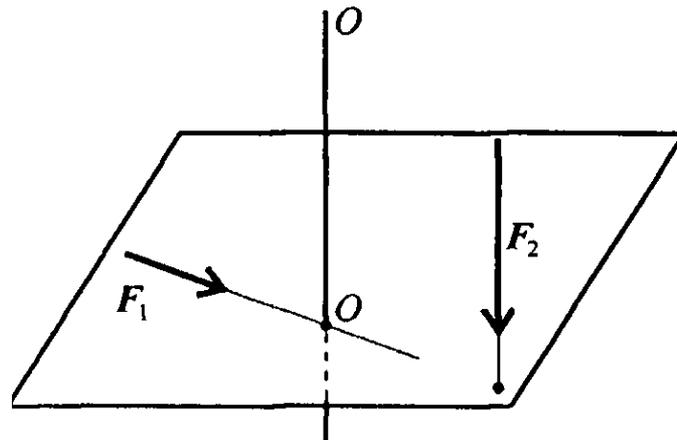
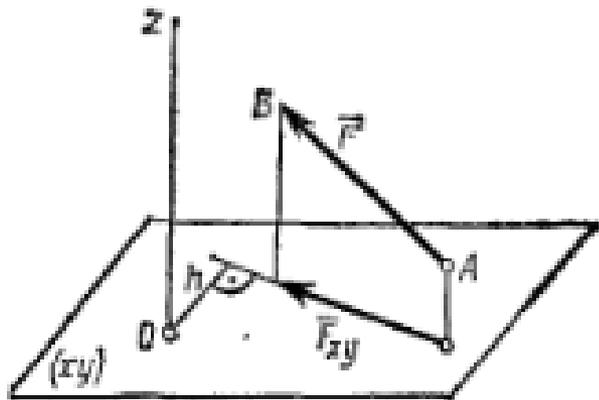
- **Пространственная система сил. Момент силы.**
- Рассмотрим момент силы \vec{F} относительно центра O в системе координат XYZ . Ось z проведем через центр O .



$$m_z(\vec{F}) = \pm F_{xy} h$$

- **Момент силы относительно оси равен моменту проекции силы на плоскость, перпендикулярную оси, относительно точки пересечения оси с плоскостью.**

- Момент силы относительно оси будет иметь **знак плюс**, когда с положительного конца оси поворот, который стремится совершить сила $\overline{F_{xy}}$, виден происходящим против хода часовой стрелки, и **знак минус** – по ходу часовой стрелки.
- **Частные случаи вычисления моментов:**
 1. F_1 пересекает ось; $M_{OO}(F_1) = 0$;
 2. $F_2 \parallel OO$; пр $F_2 = 0$; $M_{OO}(F_2) = 0$.



- ***Теорема Вариньона для момента силы относительно оси.***

- Если обе части равенства теоремы Вариньона для
- момента силы относительно центра: $\overline{m}_o(\overline{R}) = \sum \overline{m}_o(\overline{F}_k)$
- спроецировать на какую-нибудь ось z , получим:

- $$m_z(\overline{R}) = \sum m_z(\overline{F}_k)$$

25. Статика. **Пара сил. Момент пары сил**

- Система двух параллельных сил, равных по величине и направленных в противоположные стороны, называется **парой сил** (рис.17).

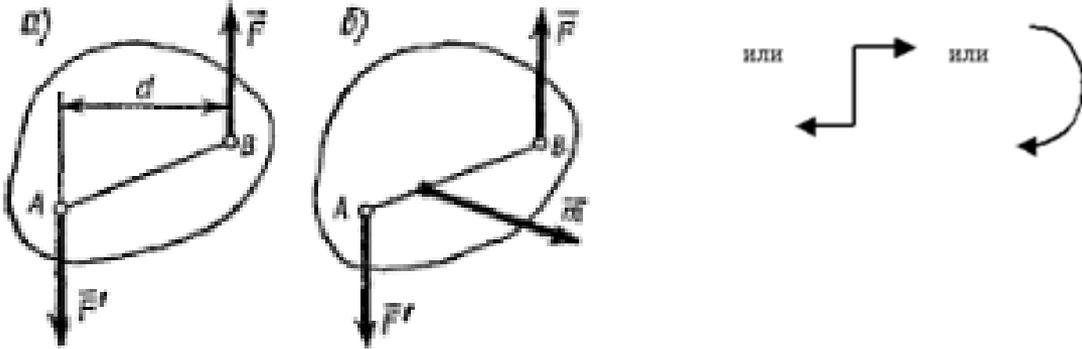
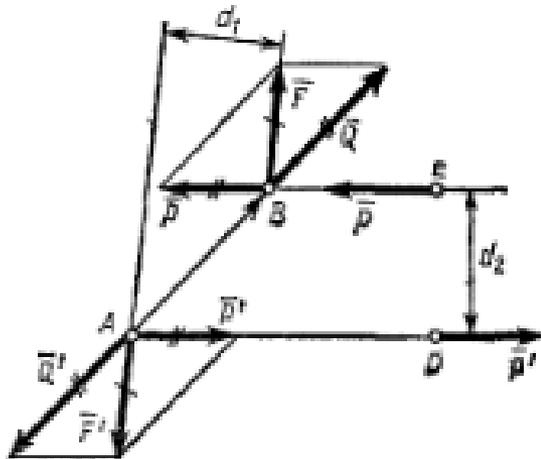


Рис.17.

- **Плоскость действия пары сил** - плоскость, проходящую через линии действия сил.
- **Плечо пары сил** – расстояние d между линиями действия сил пары.
- Тело под действием пары сил совершает вращательное движение, следовательно, можно говорить о **моменте пары**. Его характеризует: модуль, равный Fd ; положение плоскости действия пары; направление поворота пары в этой плоскости. Т.о., момент пары сил – **векторная величина**.

- **Момент пары** численно равен произведению модуля силы на плечо пары **Fd** .
- Момент считается *положительным*, если пара вращает тело *против хода часовой стрелки*.
- **Свойства пар сил:**
- **1. Эквивалентность пар:** *Две пары сил, имеющие одинаковые моменты, эквивалентны (оказывают на тело одинаковое механическое действие).*



- 2. Из (1) следует: Пару сил можно перемещать в плоскости ее действия.

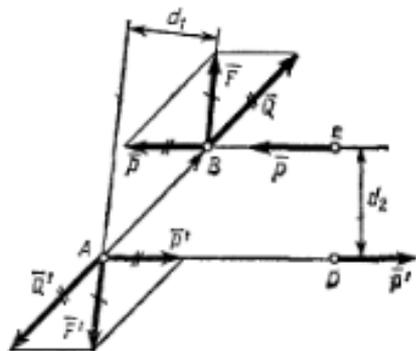


Рис.19

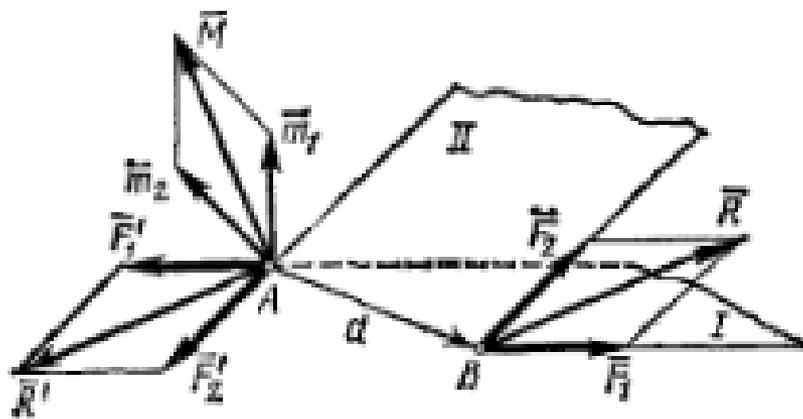


Рис. 20.

- Из сказанного выше следует **теорема о сложении пар**:
- 3. Система пар, действующих на абсолютно твердое тело, эквивалентна одной паре с моментом, равным геометрической сумме моментов слагаемых пар. Действительно, если последовательно суммировать силы пар и их моменты, получаем эквивалентную пару с моментом:

$$\overline{M} = \overline{m}_1 + \overline{m}_2 + \dots + \overline{m}_n = \sum \overline{m}_k$$

- **Следствие. Условие равновесия системы пар**, действующих на твердое тело. Для равновесия пар необходимо и достаточно, чтобы сумма моментов пар системы равнялась нулю:

$$\overline{M} = 0 \quad \text{или} \quad \sum \overline{m}_k = 0$$

Для плоской системы сил алгебраическая сумма: $M_\Sigma = 0; \sum m_k = 0$.



- **Теорема Пуансо о параллельном переносе силы:**
- Силу можно перенести параллельно линии ее действия, при этом нужно добавить пару сил с моментом, равным произведению модуля силы на расстояние, на которое перенесена сила.

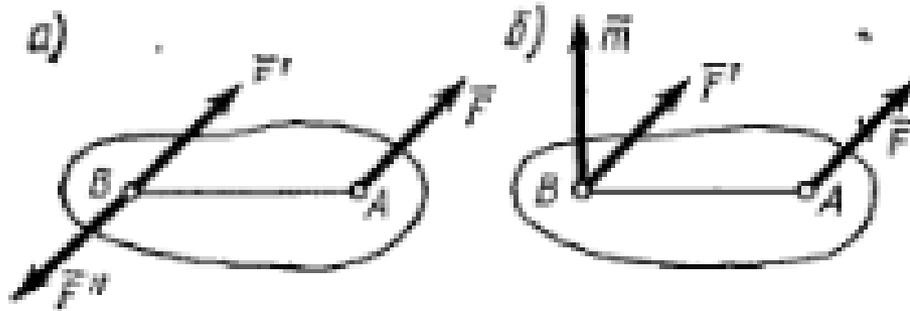


Рис.21.

- На тело в точке А действует сила \vec{F} , прикладываем в точке В
- две уравновешенные силы $\vec{F}' = \vec{F}$ и $\vec{F}'' = -\vec{F}$. Система
- трех сил представляет собой силу \vec{F}' и пару сил \vec{F}, \vec{F}'' с моментом $\vec{m} = \vec{m}_B(\vec{F})$.



- Из теоремы вытекает **теорема о приведении системы сил к данному центру**:
- Любая система сил, действующих на абсолютно твердое тело, при приведении к произвольно выбранному центру O заменяется одной силой \overline{R} , равной **главному вектору системы сил** и приложенной в центре приведения O , и одной парой с моментом \overline{M}_O , равным **главному моменту системы сил** относительно центра O (рис.22).

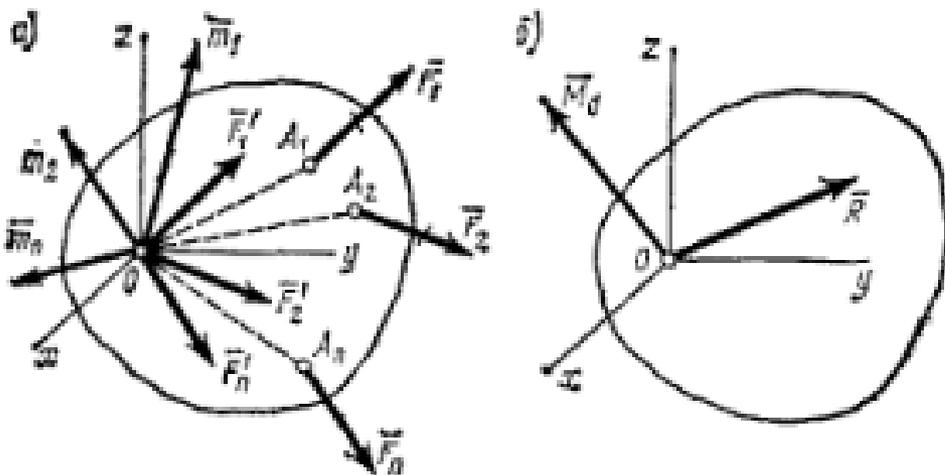


Рис.22.

$$\overline{R} = \sum \overline{F_k'} = \sum \overline{F_k}$$

$$\overline{M}_O = \sum \overline{m_k} = \sum \overline{m_o(F_k)}$$



- ***Следствие*** (условие эквивалентности систем сил): две системы сил, имеющие одинаковые главные векторы и главные моменты относительно одного и того же центра, эквивалентны.
- ***Для равновесия любой системы сил необходимо и достаточно, чтобы главный вектор этой системы сил и ее главный момент относительно любого центра были равны нулю, т.е.***

$$\overline{R} = 0, \quad \overline{M}_o = 0$$

- Рассмотрим, каким образом **плоская система сил** приводится к **простейшему виду**.
- Любую систему сил при приведении к центру O можно заменить одной силой, равной главному вектору системы, и одной парой сил с моментом, равным главному моменту системы относительно центра O . Знак вектора можно опустить.
-
- 1. $\bar{R} = 0, M_o \neq 0$. В этом случае система приводится к паре с моментом M_o . Значение M_o не зависит от выбора центра O . Вращение.
- 2. $\bar{R} \neq 0, M_o = 0$. Система приводится к равнодействующей \bar{R} , проходящей через центр O . Прямолинейное движение.



Рис.26.

- Рассмотрим **равновесие плоской системы сил**.
- Для равновесия системы сил должны соблюдаться равенства:
- $\bar{R} = 0$ и $M_o = 0$.
- Аналитические условия равновесия для плоской системы сил:
- $$\sum F_{kx} = 0, \sum F_{ky} = 0, \sum m_o(\bar{F}_k) = 0 \quad .$$
- **Условия равновесия:** для равновесия произвольной плоской системы сил необходимо и достаточно, чтобы суммы проекций всех сил на каждую из двух координатных осей и сумма их моментов относительно любого центра, лежащего в плоскости действия сил, были равны нулю.
- Из равенства $\bar{R} = 0; M_o = 0$ вытекают также следующие **формы условий равновесия плоской системы сил:**

• Для равновесия произвольной плоской системы сил **необходимо и достаточно:**

• 1. Чтобы суммы моментов всех этих сил относительно каких-либо двух центров A и B и сумма их проекций на ось Ox , не перпендикулярную прямой AB , были равны нулю:

$$\sum m_A(\overline{F_k}) = 0, \sum m_B(\overline{F_k}) = 0, \sum F_{kx} = 0$$

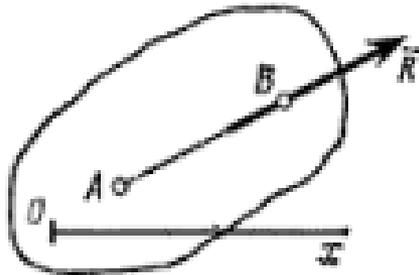


Рис.27.

• 2. Чтобы суммы моментов всех сил относительно любых трех центров A , B и C , не лежащих на одной прямой, были равны нулю:

$$\sum m_A(\overline{F_k}) = 0, \sum m_B(\overline{F_k}) = 0, \sum m_C(\overline{F_k}) = 0 \quad \cdot$$

Случай параллельных сил. Если направить ось Ox перпендикулярно силам, а ось Oy параллельно им, то условия равновесия системы параллельных сил значительно упростятся. В этом случае остаются только два условия равновесия:

- $$\sum F_{ky} = 0, \sum m_o(\overline{F_k}) = 0 \quad .$$

- Другая форма условия равновесия имеет вид:

- $$\sum m_A(\overline{F_k}) = 0, \sum m_B(\overline{F_k}) = 0 \quad .$$
-

- **Главный вектор и главный момент пространственной системы сил.**
- Значения главного вектора \bar{R} и главного момента \bar{M}_0 системы сил определяются равенствами:

$$\bar{R} = \sum \bar{F}_k; \bar{M}_0 = \sum m_0(\bar{F}_k) \quad .$$

- Проекции главного вектора \bar{R} на оси x, y, z :

$$R_x = \sum F_{kx}; R_y = \sum F_{ky}; R_z = \sum F_{kz} \quad .$$

- Проекции главного момента \bar{M}_0 :

$$M_x = \sum m_x(\bar{F}_k); M_y = \sum m_y(\bar{F}_k); M_z = \sum F_k \quad .$$

- **Равновесие произвольной пространственной системы сил**

- Условия равновесия любой системы сил: $\overline{R} = 0; \overline{M}_0 = 0$. Но векторы \overline{R} и \overline{M}_0 равны нулю тогда, когда проекции главного вектора и главного момента на оси x, y, z равны нулю: $R_x = R_y = R_z = 0$

- $M_x = M_y = M_z = 0$, или $\sum F_{kx} = 0; \sum F_{ky} = 0; \sum F_{kz} = 0;$

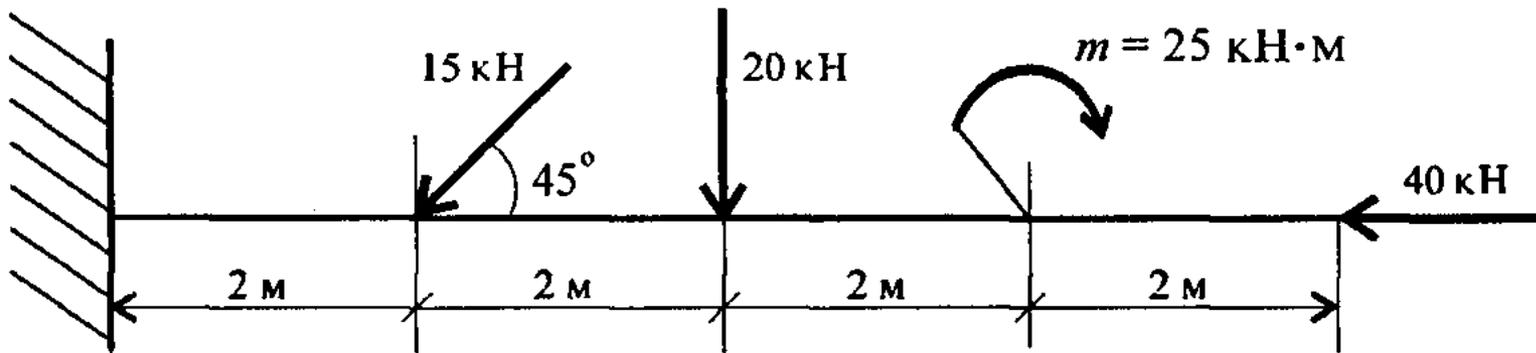
$$\sum m_x(\overline{F}_k) = 0; \sum m_y(\overline{F}_k) = 0; \sum m_z(\overline{F}_k) = 0.$$

- *Для равновесия произвольной пространственной системы сил необходимо и достаточно, чтобы суммы проекций всех сил на каждую из трех координатных осей и суммы их моментов относительно этих осей были равны нулю.*
- Если на тело кроме сил действует еще пара, заданная ее моментом:

$$\sum m_x(\overline{F}_k) + m_x = 0; \sum m_y(\overline{F}_k) + m_y = 0; \sum m_z(\overline{F}_k) + m_z = 0.$$

Балочные системы. Определение реакций опор и моментов защемления

- **1. Виды нагрузок и разновидности опор**
- По способу приложения нагрузки делятся на сосредоточенные и распределенные. Если реально передача нагрузки происходит на пренебрежимо малой площадке (в точке), нагрузку называют **сосредоточенной**; если распределена по площадке или линии – **распределенной**.



- *В задачах статики для абсолютно твердых тел распределенную нагрузку можно заменить равнодействующей сосредоточенной силой.*

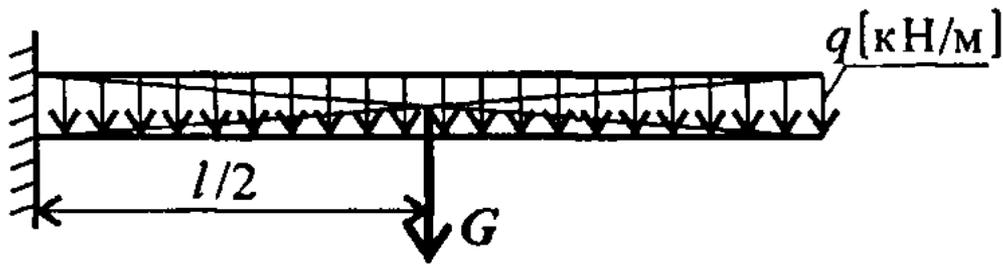


Рис. 6.1

q — интенсивность нагрузки; l — длина стержня;

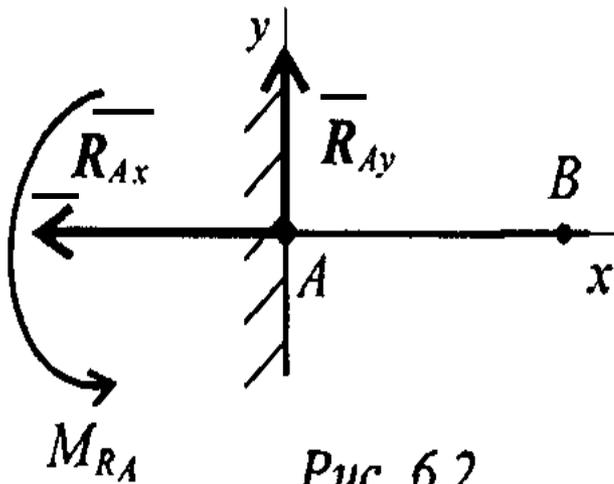
$G = ql$ — равнодействующая распределенной нагрузки.

Разновидности балочных систем

- **Балка** – прямой брус, закрепленный на опорах и изгибаемый приложенными к нему силами. Высота сечения балки незначительна по сравнению с длиной.
- *Жесткая заделка (защемление).*

Опора не допускает перемещений и поворотов. Заделку заменяют двумя составляющими силы R_{Ax} и R_{Ay} и парой с моментом M_R .

Для определения этих неизвестных удобно использовать систему уравнений в виде



$$\sum_0^n F_{kx} = 0; \quad \sum_0^n F_{ky} = 0; \quad \sum_0^n m_{kA} = 0$$

Шарнирно-подвижная опора (рис. 6.3)

Опора допускает поворот вокруг шарнира и перемещение вдоль опорной поверхности. Реакция направлена перпендикулярно опорной поверхности.

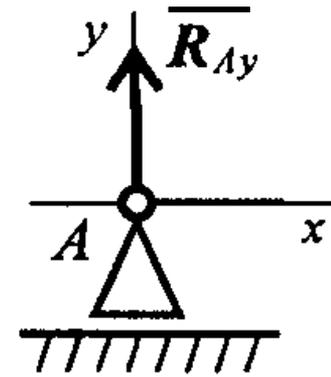


Рис. 6.3

Шарнирно-неподвижная опора (рис. 6.4)

Опора допускает поворот вокруг шарнира и может быть заменена двумя составляющими силы вдоль осей координат.

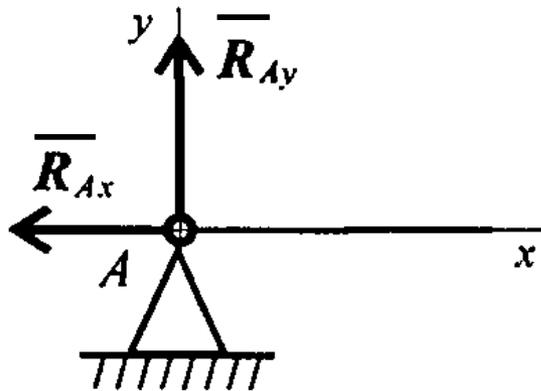


Рис. 6.4

Балка на двух шарнирных опорах (рис. 6.5)

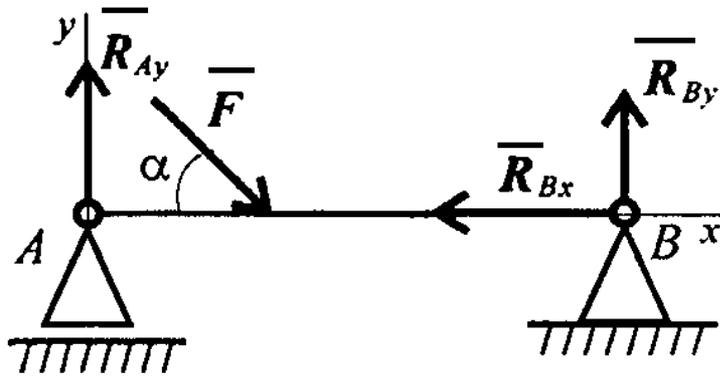


Рис. 6.5

Не известны три силы, две из них — вертикальные, следовательно, удобнее для определения неизвестных использовать систему уравнений во второй форме

$$\sum_0^n m_{kA} = 0; \quad \sum_0^n m_{kB} = 0; \quad \sum_0^n F_{kx} = 0.$$

Для контроля правильности решения используется дополнительное уравнение

$$\sum_0^n F_{ky} = 0.$$

При равновесии твердого тела, где можно выбрать три точки, не лежащие на одной прямой, удобно использовать систему уравнений в третьей форме (рис. 6.6):

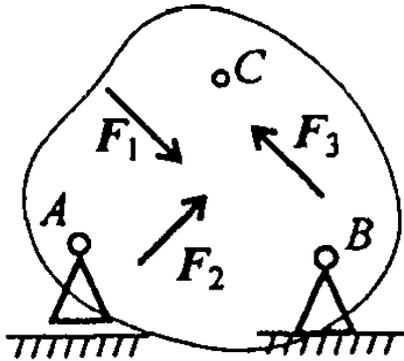
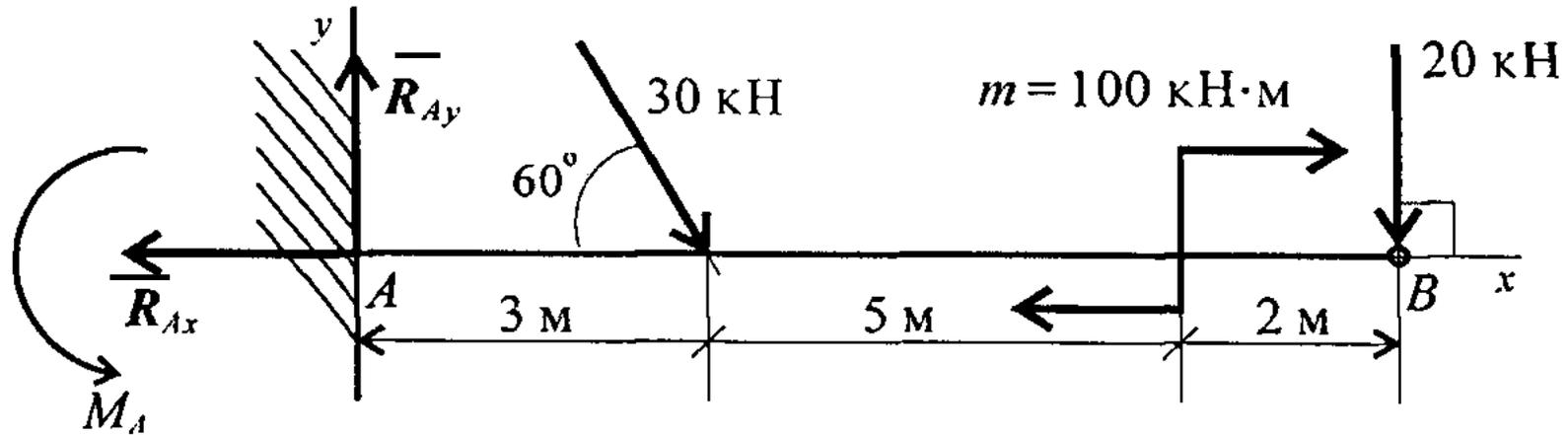


Рис. 6.6

$$\begin{cases} \sum_0^n m_A(F_k) = 0; \\ \sum_0^n m_B(F_k) = 0; \\ \sum_0^n m_C(F_k) = 0. \end{cases}$$

Пример решения задач

Пример 1. Одноопорная (защемленная) балка нагружена сосредоточенными силами и парой сил (рис. 6.7). Определить реакции заделки.



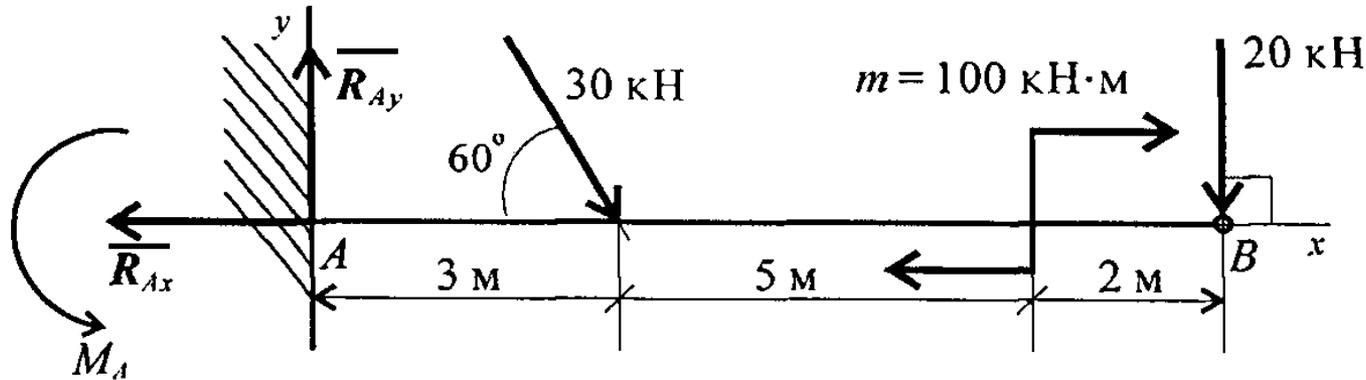
Решение

1. В заделке может возникнуть реакция, представляемая двумя составляющими (R_{Ay} ; R_{Ax}), и реактивный момент M_A . Наносим на схему балки возможные направления реакций.

З а м е ч а н и е. Если направления выбраны неверно, при расчетах получим отрицательные значения реакций. В этом случае реакции на схеме следует направить в противоположную сторону, не повторяя расчета.

В силу малой высоты считают, что все точки балки находятся на одной прямой; все три неизвестные реакции приложены в одной точке. Для решения удобно использовать систему уравнений равновесия в первой форме. Каждое уравнение будет содержать одну неизвестную.

Пример решения задач



2. Используем систему уравнений:

$$\sum_0^n F_{kx} = 0; \quad \sum_0^n F_{ky} = 0; \quad \sum_0^n m_{kA} = 0.$$

$$\sum_0^n F_{kx} = -R_{Ax} + 30 \cdot \cos 60^\circ + 20 \cdot \cos 90^\circ = 0.$$

$$R_{Ax} = 30 \cdot \cos 60^\circ + 20 \cdot \cos 90^\circ = 15 \text{ кН.}$$

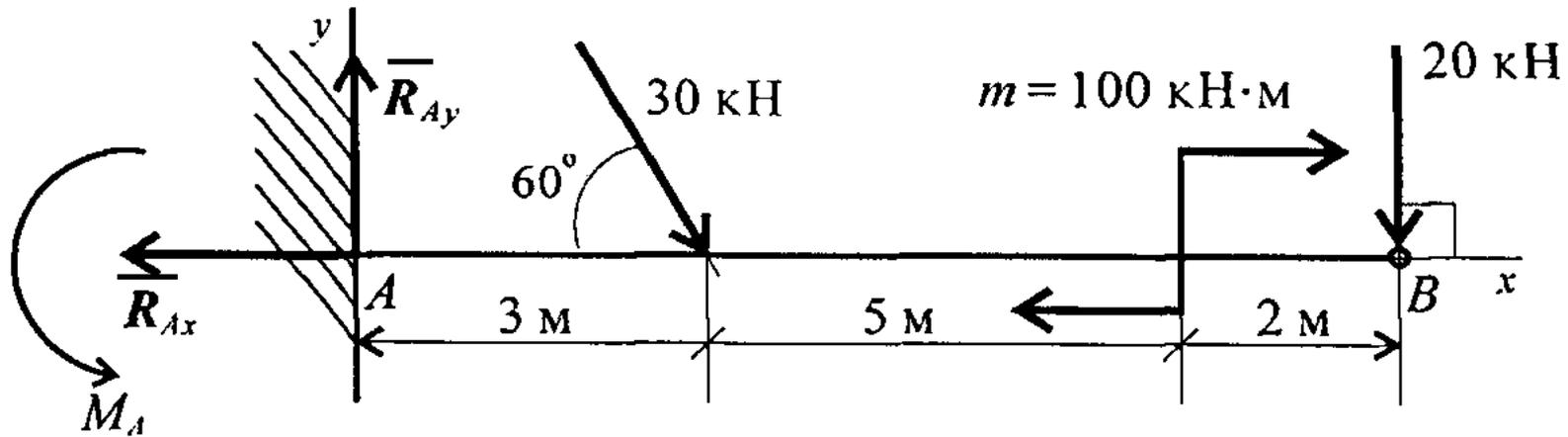
$$\sum_0^n F_{ky} = R_{Ay} - 30 \cdot \cos 30^\circ - 20 \cdot \cos 0^\circ = 0.$$

$$R_{Ay} = 30 \cdot 0,866 + 20 \cdot 1 = 45,98 \text{ кН.}$$

$$\sum_0^n m_{kA} = -M_A + 30 \cdot 3 \cdot \sin 60^\circ + 100 + 20 \cdot 10 = 0.$$

$$M_A = 377,94 \text{ кН}\cdot\text{м.}$$

Пример решения задач



Знаки полученных реакций (+), следовательно, направления реакций выбраны верно.

3. Для проверки правильности решения составляем уравнение моментов относительно точки B .

$$\sum m_{kB} = -M_A + R_{Ay} \cdot 10 - 30 \cdot 7 \cdot \sin 60^\circ + 100 = 0.$$

Подставляем значения полученных реакций:

$$-377,94 + 45,98 \cdot 10 - 210 \cdot 0,866 + 100 = 0;$$

$$-559,8 + 559,8 = 0.$$

Решение выполнено верно.

Понятие о трении. Виды трения

Трение — сопротивление, возникающее при движении одного шероховатого тела по поверхности другого. При скольжении тел возникает трение скольжения, при качении — трение качения. Природа сопротивлений движению в разных случаях различна.

Трение скольжения

Причина — механическое зацепление выступов. Сила сопротивления движению при скольжении называется *силой трения скольжения* (рис. 13.3а).

Законы трения скольжения:

1. Сила трения скольжения прямо пропорциональна силе нормального давления:

$$F_{\text{тр}} = F_f = fR,$$

где R — сила нормального давления, направлена перпендикулярно опорной поверхности;

f — коэффициент трения скольжения.

Понятие о трении. Виды трения

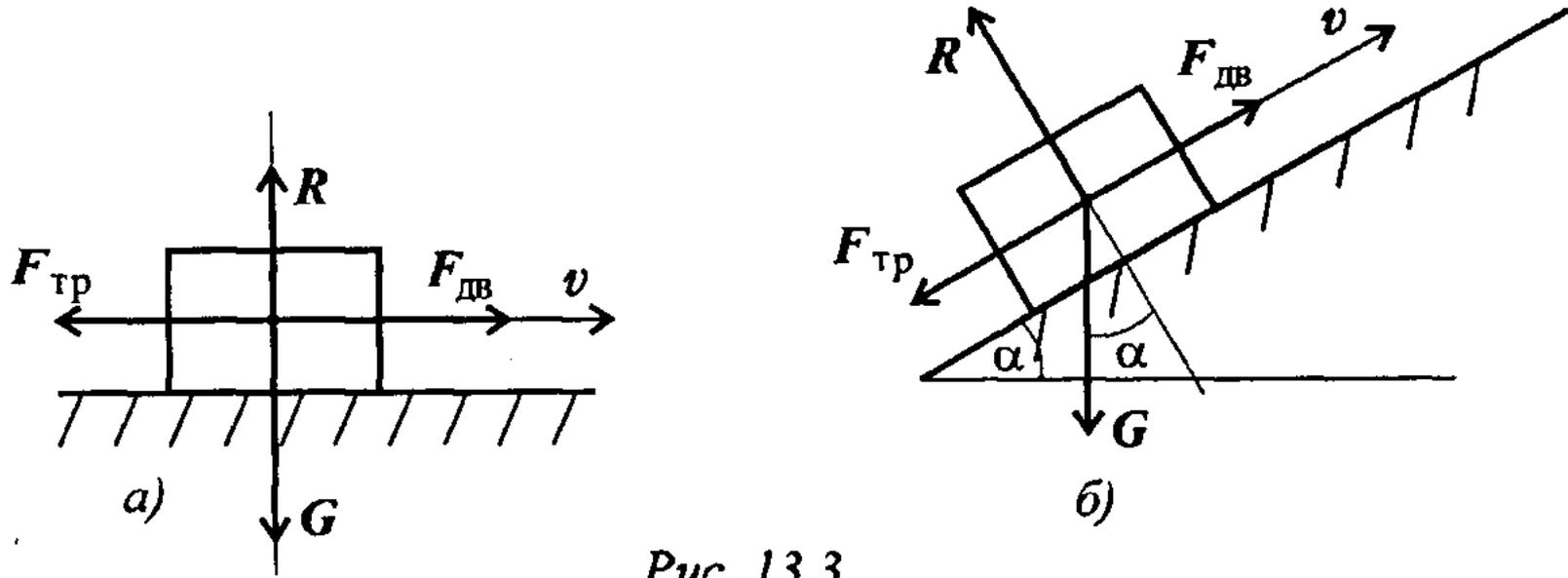


Рис. 13.3

В случае движения тела по наклонной плоскости (рис. 13.3б)

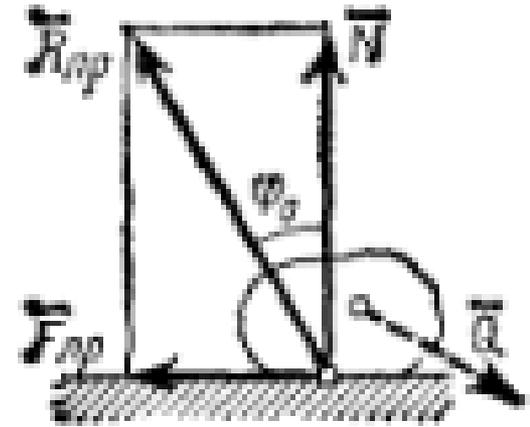
$$R = G \cos \alpha,$$

где α — угол наклона плоскости к горизонту.

Сила трения всегда направлена в сторону, обратную направлению движения.

- 2. При изучении трения твердых тел, кроме коэффициента трения, важную роль играет **угол трения**. Пусть твердое тело, находящееся в равновесии, опирается на неподвижную поверхность и пусть \bar{R} есть реакция связи и равнодействующая нормальной реакции \bar{N} и перпендикулярной ей силы трения \bar{F} .

Рис.33



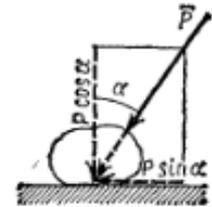
- Полная реакция \bar{R} будет отклонена от нормали на некоторый угол. Очевидно, что при изменении силы трения \bar{F} от нуля до \bar{F}_{np} сила \bar{R} изменяется от \bar{N} до \bar{R}_{np} , а ее угол φ с нормалью растёт от нуля до предельного значения. Его наибольшее значение называется **углом трения** φ_0 .

$$\operatorname{tg} \varphi_0 = F_{np} \setminus N \quad \text{или} \quad \operatorname{tg} \varphi_0 = f_0$$

Понятие о трении. Виды трения

- Сила трения меняется от нуля до некоторого предельного значения, называемого трением покоя (статическая сила трения):

- $$0 < F \leq F_{np} ,$$



В момент достижения силой трения предельной величины \overline{F}_{np} возникает **предельное равновесие** .

При равновесии тела полная реакция \overline{R} находится внутри угла трения. При предельном равновесии реакция отклоняется от нормали на угол φ_0 .

Это означает, что если к телу приложить силу под углом к нормали, равным или меньшим φ_0 , то тело не сможет совершать движение.

Геометрическое место прямых линий, проведенных из точки касания поверхностей А под углом к нормали опорной поверхности в точке А, образует коническую поверхность, которая называется **конусом трения**. Может быть не круглым. Полная реакция не может лежать вне конуса трения.

- 3. Сила трения при движении меньше силы трения покоя. Сила трения при движении называется динамической силой трения (F):

$$F \leq F_{np} \quad \text{или} \quad F \leq f_o N \quad .$$

- Поскольку сила нормального давления, зависящая от веса и положения опорной поверхности, не меняется, то различают статический (f_o) и динамический (f) коэффициенты трения.

Коэффициент трения скольжения зависит от следующих факторов:

— от материала: материалы делятся на *фрикционные* (с большим коэффициентом трения) и *антифрикционные* (с малым коэффициентом трения), например $f = 0,1 \div 0,15$ (при скольжении стали по стали всухую), $f = 0,2 \div 0,3$ (при скольжении стали по текстолиту)

— от наличия смазки, например $f = 0,04 \div 0,05$ (при скольжении стали по стали со смазкой);

— от скорости взаимного перемещения.

- **Трение качения.**
- **Трением качения** называется сопротивление, возникающее при качении одного тела по другому.

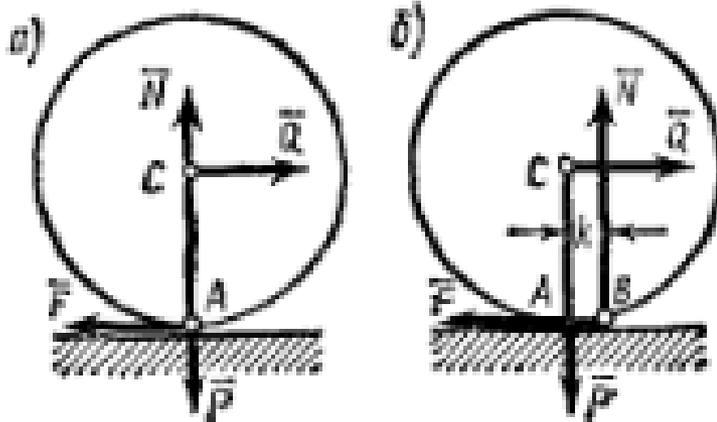
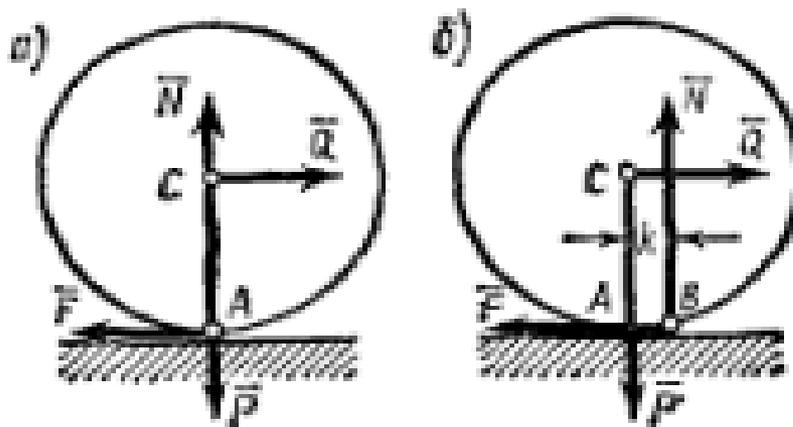


Рис.36.

- Рассмотрим круглый цилиндрический каток радиуса R . P – вес катка;
- \overline{Q} – приложенная к оси катка сила, Q меньше или равна $F_{пр}$.
- \overline{F} – сила трения, численно равная Q и препятствующая скольжению цилиндра; \overline{N} – нормальная реакция, уравновешивающая силу \overline{P} .

- На практике касание тел происходит по некоторой площадке АВ (рис. Б)
- При действии силы \bar{Q} интенсивность давления у края площадки А убывает, а у края В возрастает. Реакция \bar{N} оказывается смещенной в сторону действия силы \bar{Q} . При увеличении \bar{Q} растет смещение k сил; в предельном положении катка (перед началом движения) на каток будут действовать две уравновешивающие друг друга пары сил: \bar{Q}_{np} и \bar{F} с моментом $Q_{np}R$ и \bar{N}, \bar{P} с моментом Nk .



- Из равенства моментов: $Q_{np}R = Nk$ или $Q_{np} = (k \setminus R)N$.
- Из рис.36,б видно, что смещение k - плечо пары, линейная величина, измеряется в см. Называется **коэффициентом трения качения**. Зависит от материала соприкасающихся тел и является опытной величиной.

Отношение $k \setminus R$ для большинства материалов значительно меньше статического коэффициента трения f_0 . Например, при движении стали по стали $f_0 = 0,15 \dots 0,25$; $k = 0,005$ см. Поэтому в технике скольжение заменяют качением.

Центр тяжести

- **Сила тяжести – равнодействующая** сил притяжения Земли, она распределена по всему объему тела.
- Силы притяжения, приложенные к частицам твердого тела, образуют систему сил, линии действия которых сходятся в центре Земли. Поскольку радиус Земли значительно больше размеров любого земного тела, силы притяжения можно считать **параллельными**.
- Для определения точки приложения силы тяжести (равнодействующей параллельных сил) применим теорему Вариньона о моменте равнодействующей:
- **Момент равнодействующей относительно оси равен алгебраической сумме моментов относительно любой точки.**

Тело состоит из частей, силы тяжести которых q_k приложены в центрах тяжести (ЦТ) этих частей.

Пусть равнодействующая (сила тяжести всего тела) приложена в неизвестном пока центре C .

x_C, y_C и z_C — координаты центра тяжести C .

x_k, y_k и z_k — координаты центров тяжести частей тела.

Из теоремы Вариньона следует:

$$M_x(F_\Sigma) = Gy_C = \sum_0^n q_k y_k; \quad y_C = \frac{\sum_0^n q_k y_k}{G};$$

$$M_y(F_\Sigma) = Gx_C = \sum_0^n q_k x_k; \quad x_C = \frac{\sum_0^n q_k x_k}{G};$$

аналогично для оси Oz :

$$M_z(F_\Sigma) = Gz_C = \sum_0^n q_k z_k; \quad z_C = \frac{\sum_0^n q_k z_k}{G}.$$

В однородном теле сила тяжести пропорциональна объему V :

$$G = \gamma V;$$

где γ — вес единицы объема.

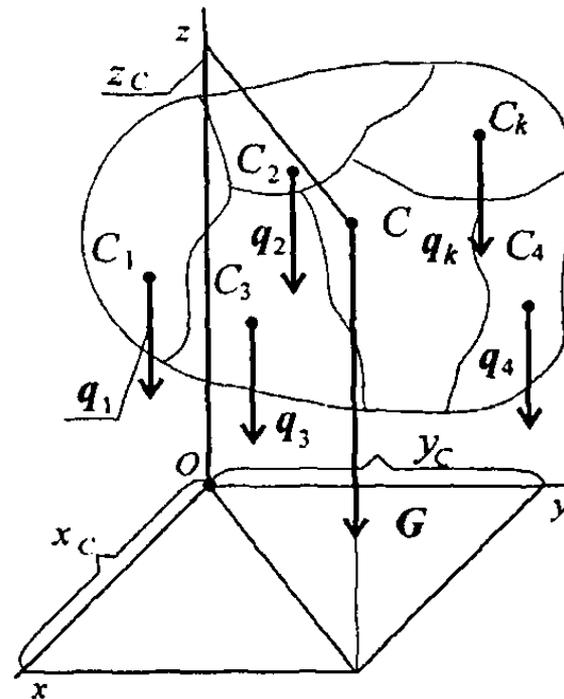


Рис. 8.2

Следовательно, в формулах для однородных тел:

$$x_C = \frac{\sum_0^n \gamma V_k x_k}{\gamma V} = \frac{\sum_0^n V_k x_k}{V}; \quad y_C = \frac{\sum_0^n \gamma V_k y_k}{\gamma V} = \frac{\sum_0^n V_k y_k}{V}; \quad z_C = \frac{\sum_0^n V_k z_k}{V},$$

где V_k — объем элемента тела; V — объем всего тела.

Центр тяжести плоских тел (плоских фигур)

- Для плоских фигур справедливо выражение:

- $$V=Ah,$$

- где A – площадь фигуры; h – ее высота.

- Подставляем в формулы, получим:

$$x_C = \frac{\sum_0^n A_k h x_k}{Ah} = \frac{\sum_0^n A_k x_k}{A}; \quad y_C = \frac{\sum_0^n A_k h y_k}{Ah} = \frac{\sum_0^n A_k y_k}{A}; \quad z_C = \frac{h}{2},$$

где A_k — площадь части сечения; x_k, y_k — координаты ЦТ частей сечения.

Выражение $\sum_0^n A_k x_k$ называют *статическим моментом площади* (S_y).

Координаты центра тяжести сечения можно выразить через статический момент:

$$\sum_0^n A_k x_k = S_y; \quad x_C = \frac{S_y}{A}; \quad \sum_0^n A_k y_k = S_x; \quad y_C = \frac{S_x}{A}.$$

Оси, проходящие через центр тяжести, называются центральными осями. Статический момент относительно центральной оси равен нулю.

- **Центр масс.**
- *Силовое поле* – это область пространства, в каждой точке которой на помещенную частицу действует сила, зависящая от положения (координат) этой точки (например, поле тяготения, поле силы тяжести).
- *Однородное поле тяжести* – это силовое поле, в котором выполняются два условия: силы тяжести частиц тела параллельны друг другу и сохраняют для каждой частицы постоянное значение при любых поворотах тела. Здесь вес любой частицы тела пропорционален ее массе, $g = \text{const}$. Поэтому **центр масс тела совпадает с положением его центра тяжести.**
- *Центром тяжести твердого тела C* называется неизменно связанная с этим телом точка, через которую проходит линия действия равнодействующей сил тяжести, действующих на частицы данного тела, при любом положении тела в пространстве. $P = \sum p_k$.
- *Координаты центра тяжести тела:*

$$x_C = \frac{1}{P} \sum p_k x_k , \quad y_C = \frac{1}{P} \sum p_k y_k , \quad z_C = \frac{1}{P} \sum p_k z_k .$$

- Учтем, что $p_k = m_k g$ и $P = Mg$:
- $$x_C = \frac{1}{M} \sum m_k x_k \quad , \quad y_C = \frac{1}{M} \sum m_k y_k \quad , \quad z_C = \frac{1}{M} \sum m_k z_k \quad , \quad (1)$$
- где m_k , x_k , y_k , z_k - масса и координаты точек системы.
- *Геометрическая точка тела С, координаты которой определяются формулами (1), называется **центром масс** или **центром инерции механической системы**.*
- Из равенства (1) - положение ЦМ определяем через радиус-
- вектор
$$\bar{r}_C = \frac{1}{M} \sum m_k \bar{r}_k \quad .$$
- \bar{r}_k - радиусы-векторы точек системы.