

Лекция 4.

ГЛАВНЫЙ ВЕКТОР И ГЛАВНЫЙ МОМЕНТ СИСТЕМЫ СИЛ. НЕОБХОДИМЫЕ И ДОСТАТОЧНЫЕ УСЛОВИЯ РАВНОВЕСИЯ СИСТЕМЫ СИЛ.

4.1. ГЛАВНЫЙ ВЕКТОР И ГЛАВНЫЙ МОМЕНТ СИСТЕМЫ СИЛ.

В соответствии с Аксиомой 1 система сил $\{\vec{F}'_k\}$ эквивалентна одной силе \vec{R}_0 , приложенной в точке O и равной геометрической сумме всех заданных сил:

$$\vec{R}_0 = \sum_{k=1}^n \vec{F}'_k = \sum_{k=1}^n \vec{F}_k \quad (4.1)$$

В соответствии с теоремой о сложении пар система пар сил (\vec{F}_k, \vec{F}_k'') эквивалентна одной паре, момент которой равен сумме моментов слагаемых пар, т.е. сумме моментов всех сил исходной системы относительно точки O :

$$\vec{M}_0 = \sum_{k=1}^n \vec{M}(\vec{F}_k, \vec{F}_k'') = \sum_{k=1}^n \vec{M}_0(\vec{F}_k) \quad (4.2)$$

Таким образом, установлены две важнейшие характеристики системы сил. Это главный вектор системы сил и главный момент системы сил.

Опр.1 Главным вектором системы сил называется геометрическая сумма всех сил системы:

$$\vec{R}^* = \sum_{k=1}^n \vec{F}_k \quad (4.3)$$

Опр.2 Главным моментом системы сил относительно некоторого центра O называется геометрическая сумма моментов всех сил системы относительно точки O вида:

$$\vec{M}_0^* = \sum_{k=1}^n \vec{M}_0(\vec{F}_K) = \sum_{k=1}^n \vec{OA}_k \times \vec{F}_K \quad (4.4)$$

Вектор главного момента изображают приложенным в той точке O , относительно которой он вычисляется.

Заметим, что главный вектор и главный момент системы сил представляют собой чисто геометрические величины и не могут рассматриваться как некоторая сила или момент некоторой силы.

Доказанную выше теорему о приведении системы сил к одному центру теперь можно сформулировать в виде.

Теорема.

Произвольная система сил эквивалентна системе, состоящей из одной силы, равной главному вектору системы сил, приложенной в произвольно выбранной точке (центре приведения), и одной пары сил, момент которой равен главному моменту системы сил относительно этой точки.

$$\vec{R}_0 = \vec{R}^* = \sum_{k=1}^n \vec{F}_K \quad (4.4)$$

$$\vec{M} = \vec{M}_0^* = \sum_{k=1}^n \vec{M}_0(\vec{F}_k) \quad (4.5)$$

4.2. НЕОБХОДИМЫЕ И ДОСТАТОЧНЫЕ УСЛОВИЯ РАВНОВЕСИЯ СИСТЕМЫ СИЛ.

Второй основной задачей статики является определение условий, при которых заданная система сил эквивалентна нулю или является уравновешенной.

Теорема.

Система сил эквивалентна нулю или уравновешена тогда и только тогда, когда её главный вектор и главный момент относительно произвольной точки равны нулю.

Доказательство.

Приведём заданную систему сил к произвольно выбранному центру O . В соответствии с теоремой о приведении системы сил к одному центру, исходная система сил эквивалентна одной силе $\vec{R}_0 = \vec{R}^*$, приложенной в выбранном центре O , и одной паре сил \vec{Q}_0, \vec{Q}_C , момент которой

$\vec{M}(\vec{Q}_0, \vec{Q}_C) = \vec{M}_0^*$ то есть

$$\{\vec{F}_k\} \sim \{\vec{R}_0, \vec{Q}_0, \vec{Q}_C\} \text{ причём } \vec{R}_0 = \vec{R}^*; \vec{Q}_0 = -\vec{Q}_C; \vec{M}(\vec{Q}_0, \vec{Q}_C) = \vec{M}_0^*$$

Силы \vec{R}_0 и \vec{Q}_0 заменим равнодействующей \vec{P}_0 (Рис. 4.1).

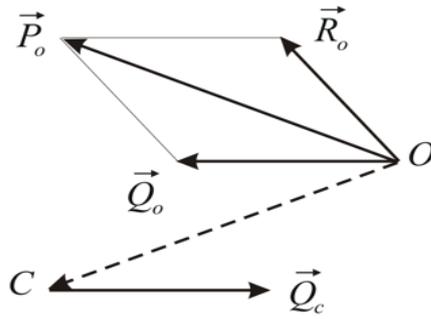


Рис. 4.1. Замена системы двух сил равнодействующей

Таким образом, любую систему сил можно заменить эквивалентной системой двух сил. При этом имеем главный вектор

$$\vec{P}_0 + \vec{Q}_c = \vec{R}_0 + \vec{Q}_0 + \vec{Q}_c = \sum_{k=1}^n \vec{F}_k = \vec{R}^* \quad (4.6)$$

И главный момент относительно центра приведения

$$\vec{OC} \times \vec{Q}_c = \vec{M}(\vec{Q}_0, \vec{Q}_c) = \sum_{k=1}^n \vec{M}_0(\vec{F}_k) = \vec{M}_0^* \quad (4.7)$$

Аксиома 2 устанавливает необходимые и достаточные условия равновесия системы двух сил, приложенных к абсолютно твёрдому телу – силы должны быть равными по модулю, противоположными по направлению $\vec{P}_0 + \vec{Q}_c = 0$ и, кроме того, должны иметь общую линию действия (Рис. 4.2), то есть

$$\vec{OC} \times \vec{Q}_c = 0.$$

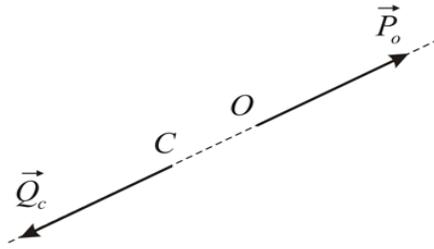


Рис. 4.2. Условие равновесия системы двух сил

Сравнивая последние равенства, находим, что для равновесия произвольной системы сил необходимо и достаточно, чтобы геометрическая сумма всех сил системы или главный вектор, равнялась нулю.

$$\sum_{k=1}^n \vec{F}_K = 0 \quad (4.7)$$

И сумма моментов всех сил системы относительно произвольно выбранной точки или главный момент относительно любого неподвижного центра, равнялся нулю:

$$\sum_{k=1}^n \vec{M}_0(\vec{F}_K) = 0 \quad (4.7)$$

Принимая центр приведения за начало декартовой системы координат, получаем в проекциях на координатные оси:

$$\begin{aligned} \sum_{k=1}^n F_{KX} = 0 & \quad \sum_{k=1}^n M_X(\vec{F}_K) = 0 \\ \sum_{k=1}^n F_{KY} = 0 & \quad \sum_{k=1}^n M_Y(\vec{F}_K) = 0 \end{aligned}$$

$$\sum_{k=1}^n F_{ZX} = 0 \quad \sum_{k=1}^n M_Z(\vec{F}_k) = 0$$

Таким образом,

Для равновесия произвольной системы сил необходимо и достаточно, чтобы сумма проекций всех сил на каждую из трёх взаимно перпендикулярных осей координат равнялась нулю и сумма моментов всех сил системы относительно каждой из этих осей равнялась нулю.

Пример 4.1

Однородная прямоугольная плита веса Q , прикрепленная к стенке при помощи сферического шарнира A и цилиндрического шарнира B , удерживается в горизонтальном положении при помощи невесомого стержня, шарнирно закрепленного по концам. К плите приложена сила F и пара сил с моментом M .

Определить опорные реакции и усилие в стержне.

Дано:

$a=0,6\text{м}; b=0,8\text{м}; c=0,2\text{м}; d=0,2\text{м}; \alpha=30^0; Q=4\text{кН}; F=5\text{кН}; M=2\text{кНм}.$

Определить: опорные реакции и усилие в стержне.

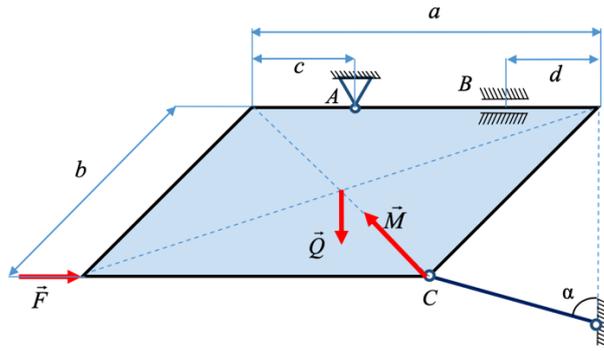


Рис 4.3. Прямоугольная плита в равновесии

Решение.

Рассмотрим равновесие плиты. На плиту действуют заданные силы \vec{F} , \vec{Q} и пара сил с моментом \vec{M} . Так как плита однородная, то точка приложения силы тяжести \vec{Q} расположена на пересечении диагоналей соответствующего прямоугольника.

Введем систему координат как показано на Рис. 4.3. Освободим конструкцию от связей и приложим к ней реакции связей.

$\vec{X}_A, \vec{Y}_A, \vec{Z}_A$ – составляющие реакции сферического шарнира А,

\vec{X}_B, \vec{Z}_B – составляющие реакции цилиндрического подшипника В, расположенные в плоскости, перпендикулярной оси подшипника.

Реакцию стержня в точке С обозначим через \vec{N} . Направляем ее вдоль линии стержня, как показано на Рис. 4.4, считая, что стержень растянут.

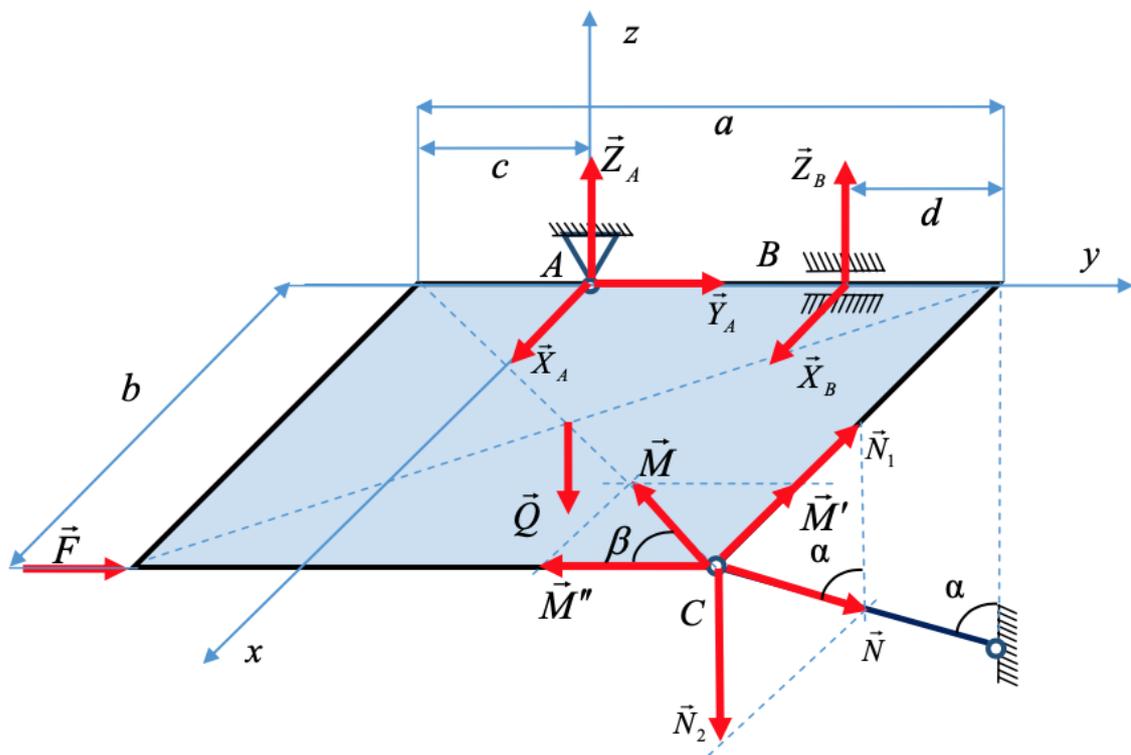


Рис. 4.4. Силы, действующие на прямоугольную плиту, находящуюся в равновесии

$M \parallel xAy \Rightarrow M = M' + M''$, где $M' \parallel Ax$; $M'' \parallel Ay$ и, так как

$$\cos\beta = \frac{a}{\sqrt{a^2+b^2}} = \frac{0,6}{\sqrt{0,6^2+0,8^2}} = 0,6 \quad (4.8)$$

$$\sin\beta = \frac{b}{\sqrt{a^2+b^2}} = \frac{0,8}{\sqrt{0,6^2+0,8^2}} = 0,8 \quad (4.9)$$

$$M' = M \cdot \cos\beta = 2 \cdot 0,6 = 1,2 \text{ кНм}, \quad M'' = M \cdot \sin\beta = 2 \cdot 0,8 = 1,6 \text{ кНм}$$

Так как сила \vec{N} параллельна плоскости xz, то вектор можно представить как

$$\vec{N} = \vec{N}_1 + \vec{N}_2 \text{ причем,}$$

$$N_1 = N \cdot \sin \alpha = N \cdot \sin(30) = 0,5 \cdot N$$

$$N_2 = N \cdot \cos \alpha = N \cdot \cos(30) = 0,866 \cdot N$$

Для изображенной на рисунке пространственной системы сил составляем шесть уравнений равновесия, т. е. три уравнения проекций сил на оси x , y и z и три уравнения моментов сил относительно этих осей:

Составим уравнение суммы проекций всех сил, действующих на прямоугольную плиту, на ось Ox .

$$\Sigma F_x = 0, \quad X_A + X_B - N_1 = 0 \quad (4.10)$$

или

$$X_A + X_B - 0,5 \cdot N = 0 \quad (4.11)$$

Составим уравнение суммы проекций всех сил, действующих на прямоугольную плиту, на ось Oy . Имеем

$$\Sigma F_y = 0, \quad Y_A + F = 0 \quad (4.12)$$

Откуда

$$Y_A = -F = -5 \text{ кН} \quad (4.13)$$

Составим уравнение суммы проекций всех сил, действующих на прямоугольную плиту, на ось Oz . Имеем

$$\Sigma F_z = 0, \quad Z_A + Z_B - N_2 - Q = 0 \quad (4.14)$$

или

$$Z_A + Z_B 1,5 N - Q = 0 \quad (4.15)$$

Составим уравнение моментов всех сил, действующих на прямоугольную плиту, относительно оси X.

$$\Sigma M_X (\vec{F}_k) = 0 \quad (4.16)$$

$$-Q\left(\frac{a}{2} - c\right) - N_2 \cdot (a-c) + Z_B \cdot (a-c-d) - M' = 0 \quad (4.17)$$

$$-Q\left(\frac{a}{2} - c\right) - N \cdot (a-c) + Z_B \cdot (a-c-d) - M' = 0$$

Составим уравнение моментов всех сил, действующих на прямоугольную плиту, относительно оси Y.

$$\Sigma M_Y (\vec{F}_k) = 0, \quad Q \cdot 0,5b + N_2 \cdot b - M'' = 0 \quad (4.18)$$

или

$$Q \cdot 0,5b + 1,5N \cdot b - M'' = 0,22 \quad (4.19)$$

Откуда находим реакцию невесомого стержня, равную:

$$N = \frac{M'' - 0,5Qb}{\frac{\sqrt{3}}{2}b} = \frac{1,6 - 4 \times \frac{0,8}{2}}{\frac{\sqrt{2}}{2} \times 0,8} = 0 \quad (4.20)$$

Составим уравнение моментов всех сил, действующих на прямоугольную плиту, относительно оси Z . Так как прямоугольная плита находится в равновесии, то из условий равновесия имеем:

$$\Sigma M_Z(\vec{F}_k) = 0, \quad (4.21)$$

С учетом сил, которые действуют на прямоугольную плиту, имеем:

$$-X_B \cdot (a-c-d) + N_1 \cdot (a-c) + F \cdot b = 0 \quad (4.22)$$

или

$$-X_B \cdot (a-c-d) + 0,5 \cdot N \cdot (a-c) + F \cdot b = 0 \quad (4.23)$$

Откуда получаем:

$$\begin{aligned} X_B &= \frac{1}{a-c-d} (0,5N(a-c) + Fb) = \\ &= \frac{1}{0,6 - 0,2 - 0,2} (0,5 \times 0 \\ &\quad \times (0,6 - 0,2) + 5 \times 0,8) = 20 \text{ (кН)} \end{aligned} \quad (4.24)$$

Таким образом, находим все неизвестные из уравнений (4.10) – (4.13), (4.18), (4.19), (4.20), (4.24). Имеем:

$$Z_A = -Z_B + \frac{\sqrt{3}}{2} N + Q = -8 + \frac{\sqrt{3}}{2} \times 0 = -4 \text{ кН}$$

$$X_A = -X_B + 0,5N = -20 + 0,5 \times 0 = -20 \text{ кН}$$

Так как значения реакций X_A , Y_A и Z_A - отрицательные, то действительные направления реакций противоположны принятым на рисунке 4.3.

Ответ:

$$X_A = -20 \text{ кН};$$

$$Y_A = -5 \text{ кН};$$

$$Z_A = -4 \text{ кН};$$

$$X_B = 20 \text{ кН};$$

$$Z_B = 8 \text{ кН};$$

$$N = 0 \text{ кН}.$$