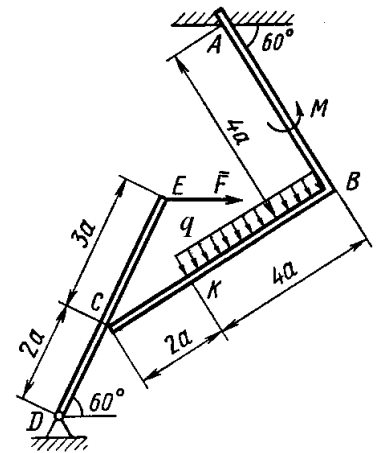


## Равновесие сочлененной системы тел

На угольник  $ABC$  ( $\angle ABC = 90^\circ$ ), конец  $A$  которого жестко заделан, в точке  $C$  опирается стержень  $DE$ . Стержень имеет в точке  $D$  неподвижную шарнирную опору и к нему приложена горизонтальная сила  $\bar{F}$  в точке  $E$ , а к угольнику – равномерно распределенная на участке  $KB$  нагрузка интенсивности  $q$  и пара сил с моментом  $M$ .



Д а н о :  $F = 10$  кН,  $M = 5$  кН·м,  $q = 20$  кН/м,  $a = 0,2$  м.

О п р е д е л и т ь : силы реакции связей.

Решение:

1. Проведем предварительно анализ силового воздействия, оказываемого на систему активными силами.

В точке  $E$  приложена сосредоточенная сила. На угольник действует вращающий момент  $M$ . На участке  $KB$  приложена равномерно распределенная нагрузка.

При решении задач распределенные силы необходимо заменять сосредоточенными. В общем случае распределенную нагрузку надо проинтегрировать по области распределения и полученную сосредоточенную силу следует приложить к центру масс области распределения. В случае, если нагрузка распределена по отрезку, то из определения криволинейного интеграла следует, что сосредоточенная сила будет равна площади фигуры, ограниченной функцией распределения нагрузки и отрезком.

В предложенном примере нагрузка распределена по отрезку равномерно (с постоянной интенсивностью). Полученная фигура является прямоугольником со сторонами  $q$  и  $KB$ . Соответственно сосредоточенная сила, как площадь прямоугольника, равна:

$$Q = q \cdot KB = q \cdot 4a = 16 \text{ кН.}$$

Центр масс прямоугольника лежит на пересечении его диагоналей. Проводим через эту точку силу  $\bar{Q}$ :  $BT = KT = 2a$  (рис. С-00).

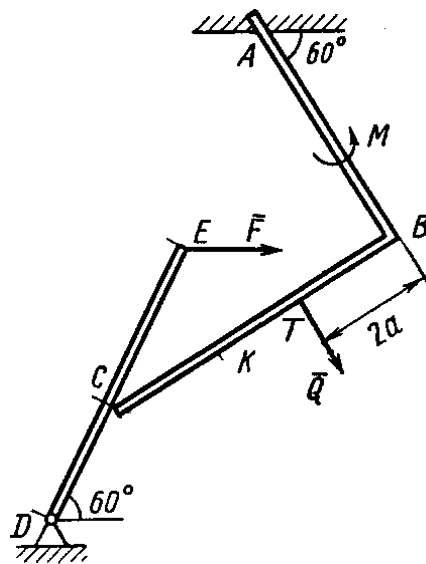


Рис. С-00

2. Выясним, где в системе возникают силы реакции и как они направлены.

Силы реакции возникают в точках, где на тела системы наложены связи.

В точке  $D$  система закреплена с помощью неподвижного шарнира. Его реакция направлена произвольно. При решении задач ее раскладывают на проекции по осям координат. Проводим оси координат и изображаем составляющие реакции в т.  $D$  (рис. С-01).

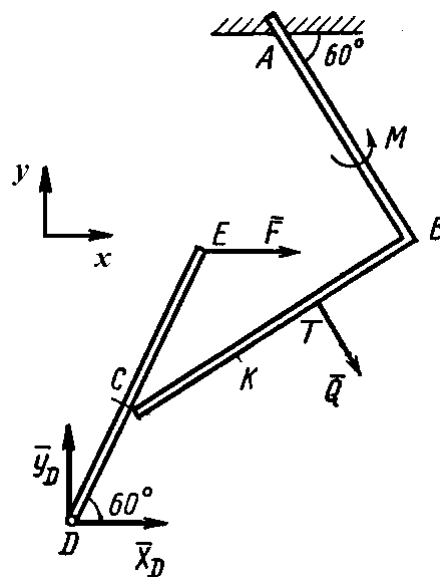


Рис. С-01

В точке  $A$  – жесткая заделка. Ее реакция состоит из произвольно направленных силы и момента. Отбрасываем эту связь и изображаем составляющие реакции (рис. С-02).

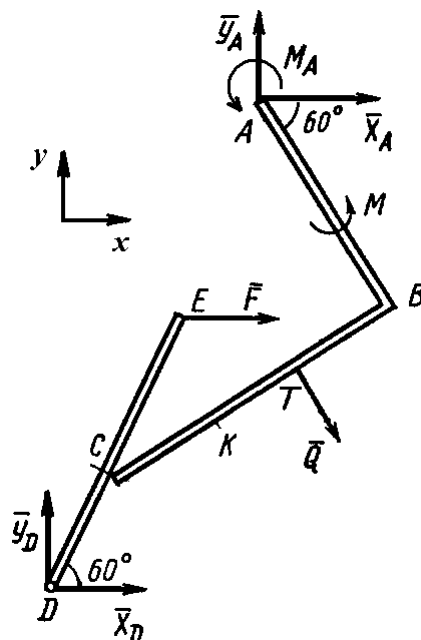


Рис. С-02

Таким образом, получаем 5 неизвестных сил реакции, которые нужно найти.

Для их определения необходимо использовать условия равновесия плоской системы сил. Однако, эти условия содержат лишь 3 неэквивалентных уравнения. Т. Нам надо каким-то образом обеспечить возможность составления еще 2-х уравнений.

Для этого учтем, что наша конструкция состоит из двух тел – стержня и угольника, которые взаимодействуют друг с другом. Это т.н. составная конструкция или сочлененная система тел.

При решении задачи о равновесии составной конструкции систему мысленно разбивают на части в местах взаимодействия тел и по отдельности рассматривают равновесие каждого тела.

Разрываем связь между стержнем и угольником (рис. С-03).

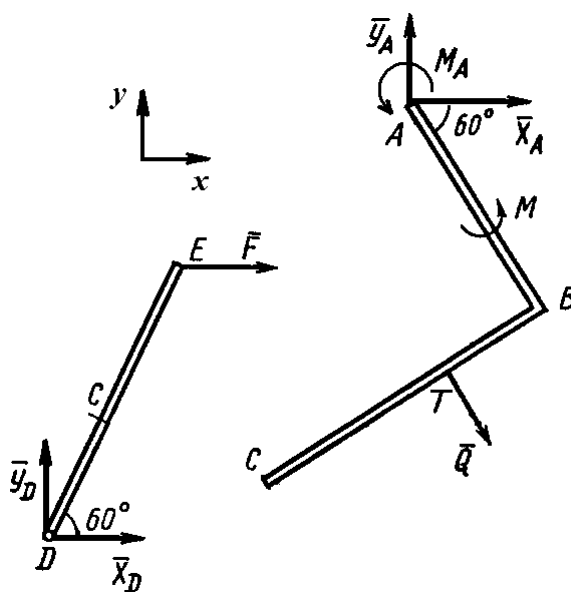


Рис. С-03

Однако, разбив систему на части, мы тем самым нарушили ее равновесие. Поэтому для каждого тела необходимо компенсировать отсутствие отброшенной части. Для этого в точке разрыва системы, а именно в точке  $C$ , надо приложить силы к каждому телу. Их направление определяется видом разорванной связи. В нашем случае стержень свободно опирается на угольник, следовательно, реакция должна быть направлена перпендикулярно к общей касательной к телам в точке  $C$ . А поскольку для системы в целом точка  $C$  находится в равновесии, то для двух тел по отдельности эти силы равны по модулю и противоположны по направлению (рис. С-04).

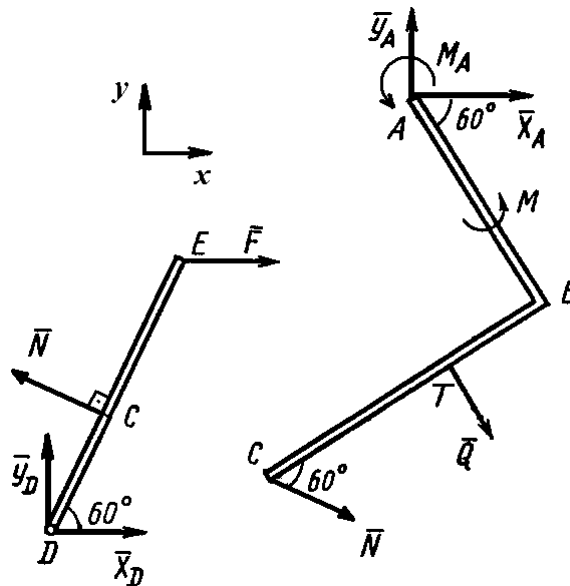


Рис. С-04

Таким образом, у нас теперь стало 6 неизвестных реакций. Но поскольку условия равновесия составляются уже для двух тел, то мы получаем в итоге систему из шести уравнений.

Приступим к ее составлению.

3) Рассмотрим равновесие стержня  $DE$  (рис. С-05)

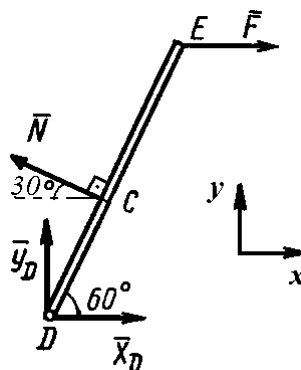


Рис. С-05

Для полученной плоской системы сил составляем три уравнения равновесия:

$$\sum_{k=1}^n F_{kx} = 0: \quad X_D + F - N \cos 30^\circ = 0;$$

$$\sum_{k=1}^n F_{ky} = 0: \quad Y_D + N \sin 30^\circ = 0;$$

$$\sum_{k=1}^n M_D \overleftarrow{\mathbf{F}_k} = 0: \quad N \cdot DC - F \cdot DE \sin 60^\circ = N \cdot 2a - F \cdot 5a \sin 60^\circ = 0.$$

4) Рассмотрим равновесие угольника  $ABC$  (рис. С-06).

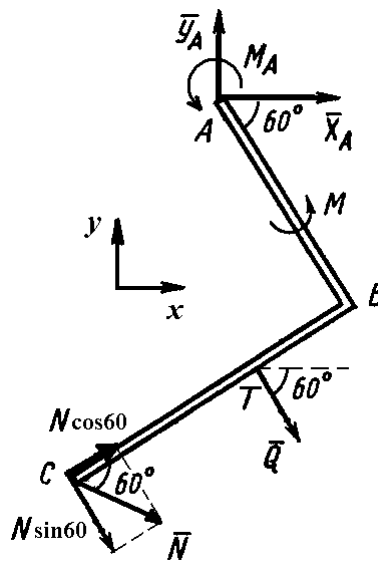


Рис. С-06

Для этой плоской системы сил тоже составляем три уравнения равновесия:

$$\sum_{k=1}^n F_{kx} = 0: \quad X_A + Q \cos 60^\circ + N \cos 30^\circ = 0;$$

$$\sum_{k=1}^n F_{ky} = 0: \quad Y_A - Q \sin 60^\circ - N \sin 30^\circ = 0;$$

$$\begin{aligned} \sum_{k=1}^n M_A \overleftarrow{\mathbf{F}_k} = 0: \quad & M_A + M + Q \cdot BT + N \cos 60^\circ \cdot AB + N \sin 60^\circ \cdot BC = \\ & = M_A + M + Q \cdot 2a + N \cos 60^\circ \cdot 4a + N \sin 60^\circ \cdot 6a = 0. \end{aligned}$$

При вычислении момента силы  $\bar{N}$  разлагаем ее на составляющие  $N \cos 60$  и  $N \sin 60$  и применяем теорему Вариньона. Подставив в составленные уравнения числовые значения заданных величин и решив систему уравнений, найдем искомые реакции.

$$N = 21,7 \text{ кН}, \quad X_D = 8,8 \text{ кН}, \quad Y_D = -10,8 \text{ кН}, \quad X_A = -26,8 \text{ кН}, \quad Y_A = 24,7 \text{ кН}, \quad M_A = -42,6 \text{ кНм}.$$

5) Для проверки правильности решения составим уравнение на моменты для всей конструкции (рис. С-02):

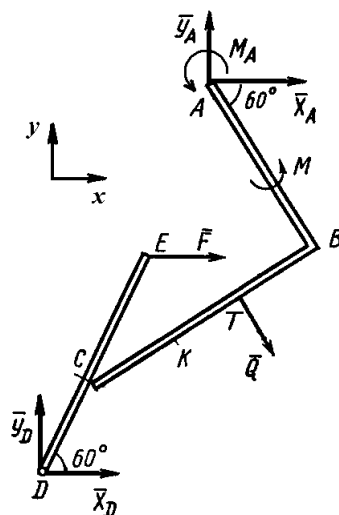


Рис. С-02

$$\sum_{k=1}^n M_C \left( \overline{F}_k \right) = 0: M_A + M - Q \cdot CT + X_D \cdot CD \sin 60^\circ - Y_D \cdot CD \cos 60^\circ - F \cdot CE \sin 60^\circ +$$

$$+ Y_A \cdot BC \sin 60^\circ - Y_A \cdot AB \cos 60^\circ - X_A \cdot BC \cos 60^\circ - X_A \cdot AB \sin 60^\circ =$$

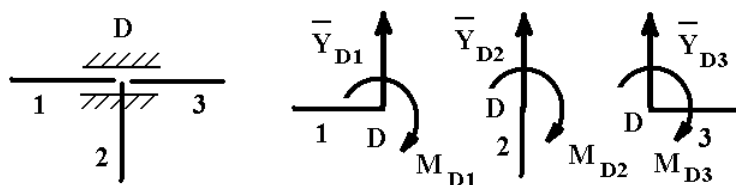
$$= -42,6 + 5 - 16 \cdot 4 \cdot 0,2 + 8,8 \cdot 2 \cdot 0,2 \cdot 0,866 + 10,8 \cdot 2 \cdot 0,2 \cdot 0,5 - 10 \cdot 3 \cdot 0,2 \cdot 0,866 +$$

$$+ 24,7 \cdot 6 \cdot 0,2 \cdot 0,866 - 24,7 \cdot 4 \cdot 0,2 \cdot 0,5 + 26,8 \cdot 6 \cdot 0,2 \cdot 0,5 + 26,8 \cdot 4 \cdot 0,2 \cdot 0,866 \equiv 0.$$

О т в е т:  $N = 21,7$  кН,  $X_D = 8,8$  кН,  $Y_D = -10,8$  кН,  $X_A = -26,8$  кН,  $Y_A = 24,7$  кН,  $M_A = -42,6$  кНм. Знаки минус указывают, что силы  $\bar{X}_A$ ,  $\bar{Y}_D$  и момент  $M_A$  направлены противоположно показанным на рис. 83.

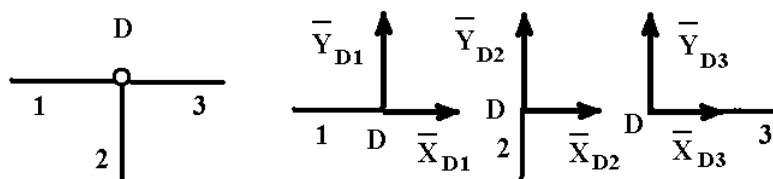
**Примечание.** В вариантах, где в одной точке взаимодействуют не два, а три тела при разбиении системы на части следует поступить следующим образом.

I) Скользящая заделка.



$$Y_{D1} + Y_{D2} + Y_{D3} = 0, \quad M_{D1} + M_{D2} + M_{D3} = 0.$$

II) Шарнир.



$$X_{D1} + X_{D2} + X_{D3} = 0, \quad Y_{D1} + Y_{D2} + Y_{D3} = 0.$$