

ОПД.Ф.02.02 СОПРОТИВЛЕНИЕ МАТЕРИАЛОВ
ПОСТРОЕНИЕ ЭПЮР КРУТЯЩИХ И ИЗГИБАЮЩИХ МОМЕНТОВ
Методические рекомендации для выполнения контрольной работы

Контрольная работа «Построение эпюр крутящих и изгибающих моментов» имеет цель привить навыки по практическому исследованию деформаций кручения и изгиба в стержнях методом сечений.

Цель выполнения контрольной работы

Контрольная работа «Построение эпюр крутящих и изгибающих моментов» имеет цель привить навыки по практическому исследованию деформаций кручения и изгиба в стержнях методом сечений. Контрольная работа состоит из двух частей.

Указания к выполнению контрольной работы

Прежде чем приступить к выполнению контрольной работы, слушателю необходимо знать следующий теоретический материал:

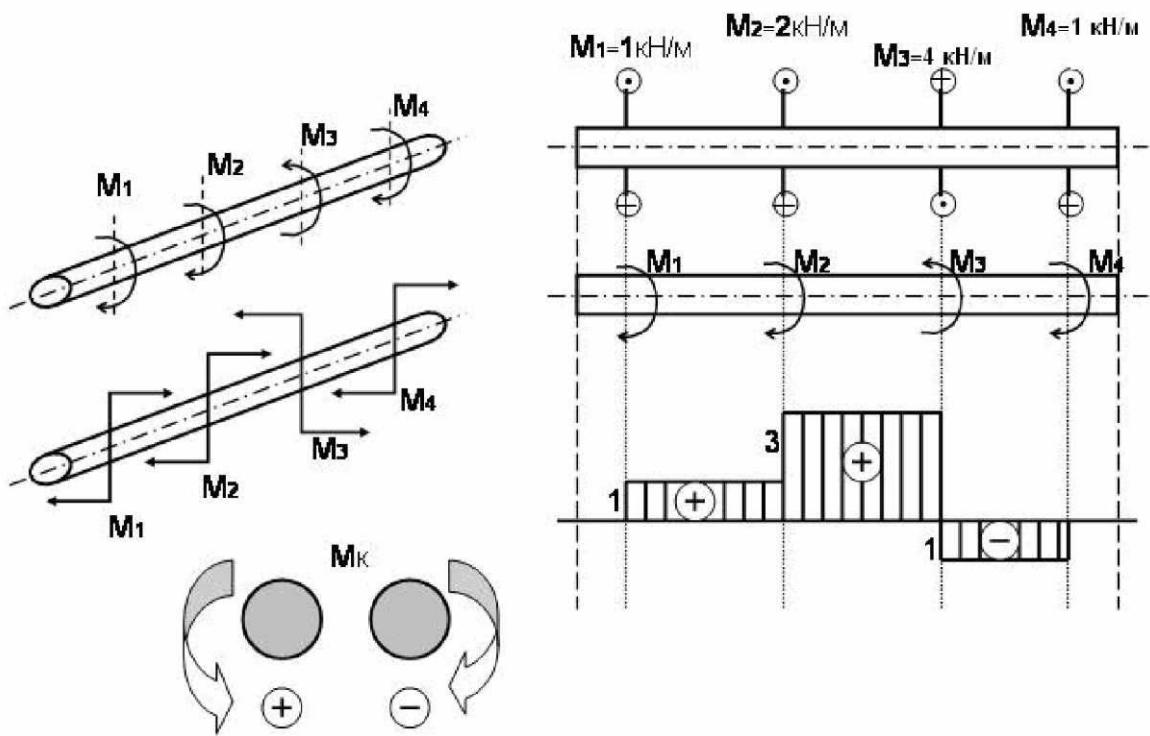
- Метод сечений.
- Построение эпюр крутящих моментов.
- Определение напряжений в стержнях круглого поперечного сечения.
- Условие прочности при кручении.
- Построение эпюр поперечных сил и изгибающих моментов.
- Изгиб в двух плоскостях (косой изгиб).
- Условие прочности при косом изгибе.

Основные понятия о кручении.

Пример выполнения первой части контрольной работы.

Кручение – это такой вид деформации бруса, при котором в его поперечных сечениях возникает единственный внутренний силовой фактор – ***крутящий момент (M_k)***.

Деформация кручения возникает при нагружении бруса парами сил. Моменты этих пар называются ***скручивающими моментами (M)***.



Момент представлен в виде двух кружков. Кружок с точкой обозначает силу, направленную на наблюдателя, а кружок с крестом – силу, направленную от наблюдателя.

При кручении бруса в его поперечных сечениях возникают только касательные напряжения. При этом, в центре бруса касательные напряжения равны нулю, а в точках контура касательные напряжения – максимальны!

$$\tau_{\max} = \frac{M_k}{I_p} \cdot \frac{d}{2}$$

где I_p - полярный момент инерции:

$$I_p = \frac{\pi \cdot d^4}{32} \approx 0,1d^4 \text{ - для круга.}$$

Отношение полярного момента инерции к расстоянию от центра тяжести сечения до наиболее удаленной его точки называется **полярным моментом сопротивления** (см^3 , м^3):

$$W_p = \frac{I_p}{d/2} = \frac{2I_p}{d}, \quad \text{или} \quad \tau_{\max} = \frac{M_k}{W_p}$$

$$\text{Для круга: } W_p = \frac{\pi \cdot d^3}{16} \approx 0,2d^3$$

Если крутящий момент во всех поперечных сечениях бруса имеет одно и то же значение, а размеры сечения постоянны по всей длине, то полный угол закручивания равен: $\varphi = \frac{M_k \cdot l}{G \cdot I_p}$;

где $G \cdot I_p$ - жесткость сечения при кручении ($H \cdot cm^2$, $kH \cdot m^2$)

Условие прочности при кручении: $\tau_{max} = \frac{|M_k^{max}|}{W_p} \leq [\tau_k]$,

где $[\tau_k]$ - допускаемое напряжение при кручении, зависящее от свойств материала бруса и от принятого коэффициента запаса прочности.

При расчете скручиваемых брусьев на прочность возможны следующие три вида задач:

- проверка напряжений (проверочный расчет): $\tau_{max} \leq [\tau_k]$,

- подбор сечения бруса (проектный расчет): $W_p \geq \frac{|M_k^{max}|}{[\tau_k]}$,

- определение допускаемой нагрузки: $|M_k^{max}| \leq W_p \cdot [\tau_k]$

Условие жесткости при кручении: $\varphi_{max} = \frac{M_k^{max}}{G \cdot I_p} \leq [\varphi_{max}]$,

где φ_{max} - наибольший относительный угол закручивания бруса,

$[\varphi_{max}]$ - допускаемый относительный угол закручивания.

ПРИМЕР. Построить эпюры M_k и τ_{max} , из условия прочности вычислить d вала.

Решение. Разобьем брус на три участка:

I участок: $M_k = m$

II участок: $M_k = m - 2m = -m$

III участок: $M_k = m - 2m - 4m = -5m$

Вычислим τ_{max} по участкам.

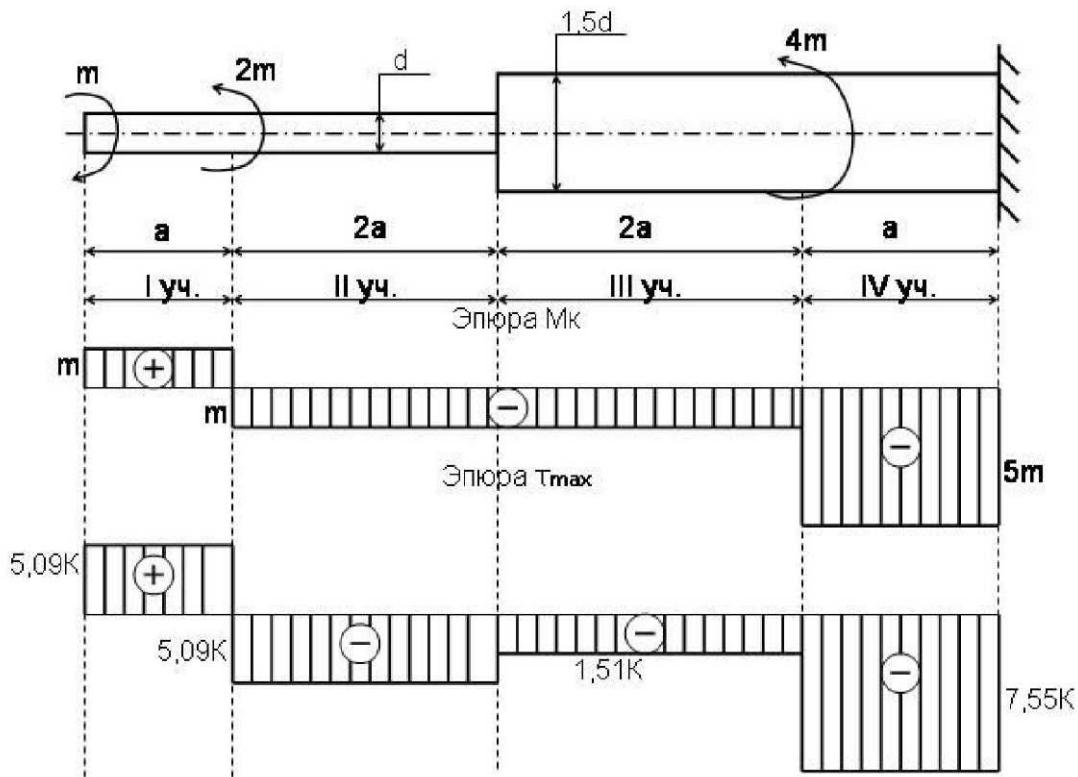
$$\text{I участок: } \tau_{max}^I = \frac{M_k^I}{W_p^I} = \frac{m}{\pi \cdot d^3 / 16} = 5,09 \frac{m}{d^3}$$

$$\text{II участок: } \tau_{max}^{II} = \frac{M_k^{II}}{W_p^{II}} = - \frac{m}{\pi \cdot d^3 / 16} = - 5,09 \frac{m}{d^3}$$

$$\text{III участок: } \tau_{\max}^{III} = \frac{M_k^{III}}{W_p^{III}} = - \frac{m}{\pi \cdot 1,5 \cdot d^3} \Bigg|_{16} = - 1,51 \frac{m}{d^3}$$

$$\text{IV участок: } \tau_{\max}^{IV} = \frac{M_k^{IV}}{W_p^{IV}} = - \frac{5m}{\pi \cdot 1,5 \cdot d^3} \Bigg|_{16} = - 7,55 \frac{m}{d^3}$$

Обозначим $\frac{m}{d^3} = K$ и построим эпюру.



Диаметр стержня вычислим из условия прочности:

$$\tau_{\max} = \frac{|M_k^{\max}|}{W_p} \leq [\tau_k],$$

$$\text{Для круглого сечения: } W_p = \frac{\pi \cdot d^3}{16} \approx 0,2 \cdot d^3 \Rightarrow d \geq \sqrt[3]{\frac{|M_k^{\max}|}{0,2 \cdot [\tau_k]}} = 2,93 \cdot \sqrt[3]{\frac{m}{[\tau_k]}}$$

ПРИМЕР. Построить эпюры M_k и τ_{\max} , из условия прочности найти d вала.

Решение: Разобьем брус на три участка:

I участок: $M_k = m$

II участок: $M_k = m - 2m = -m$

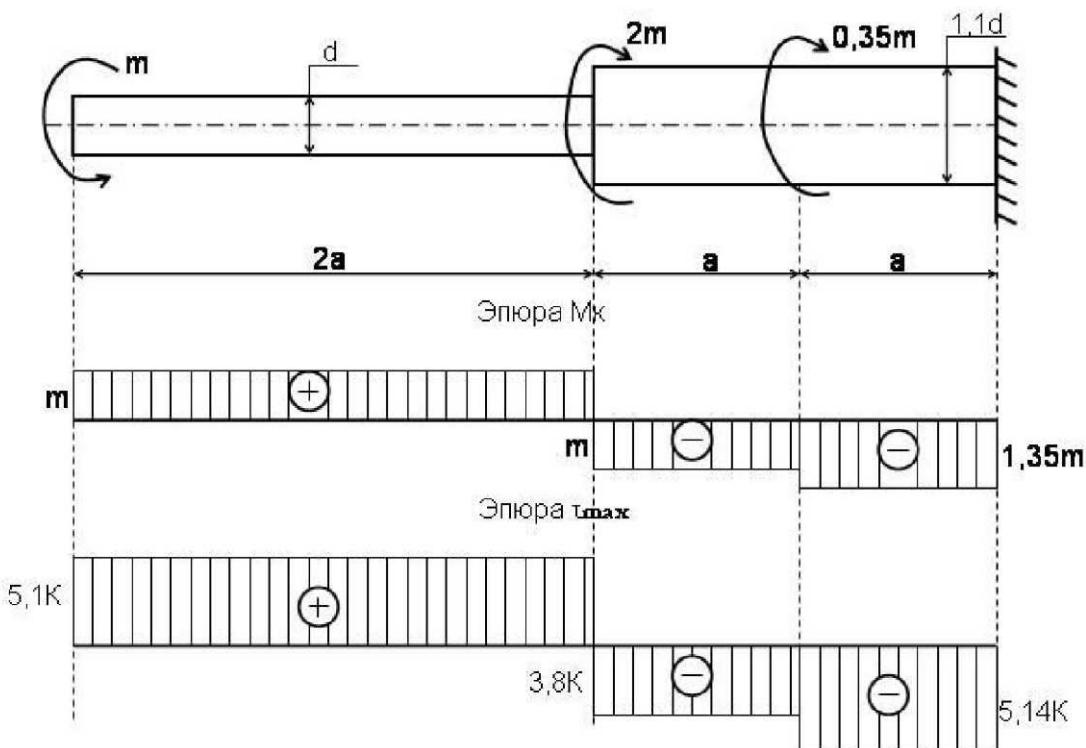
III участок: $M_k = m - 2m - 0,35m = -1,35m$

Вычислим τ_{\max} по участкам:

$$\text{I участок: } \tau_{\max}^I = \frac{M_k^I}{W_p^I} = \frac{m}{\pi \cdot d^3 / 16} = 5,1 \frac{m}{d^3}$$

$$\text{II участок: } \tau_{\max}^{II} = \frac{M_k^{II}}{W_p^{II}} = - \frac{m}{\pi \cdot 1,1d^3 / 16} = -3,8 \frac{m}{d^3}$$

$$\text{III участок: } \tau_{\max}^{III} = \frac{M_k^{III}}{W_p^{III}} = - \frac{m}{\pi \cdot 1,1 \cdot d^3 / 16} = -5,14 \frac{m}{d^3}$$



Диаметр стержня вычислим из условия прочности:

$$\tau_{\max} = \frac{|M_k^{\max}|}{W_p} \leq [\tau_k],$$

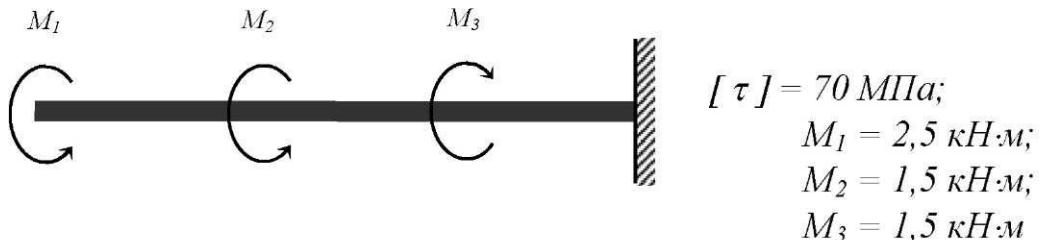
Для круглого сечения: $W_p = \frac{\pi \cdot d^3}{16} \approx 0,2 \cdot d^3 \Rightarrow d \geq \sqrt[3]{\frac{|M_k^{\max}|}{0,2 \cdot [\tau_k]}} = \sqrt[3]{\frac{1,35m}{0,2 \cdot [\tau_k]}} = 1,89 \cdot \sqrt[3]{\frac{m}{[\tau_k]}}$

Варианты заданий для построения эпюор крутящих моментов

Вариант схемы выбирается слушателем по своему порядковому номеру в учебном журнале.

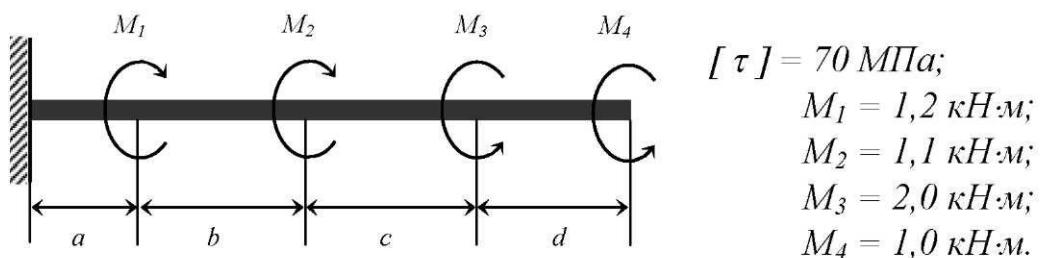
Вариант 1

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{\max} .



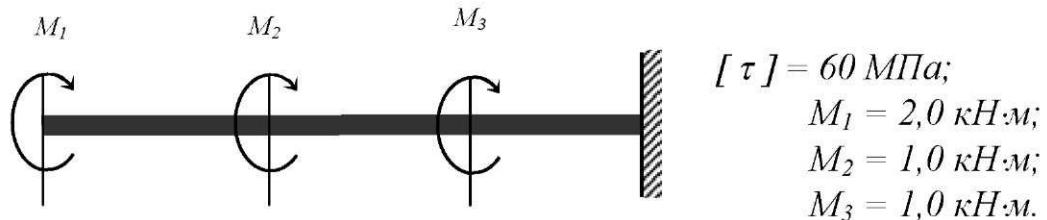
Вариант 2

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{\max} .



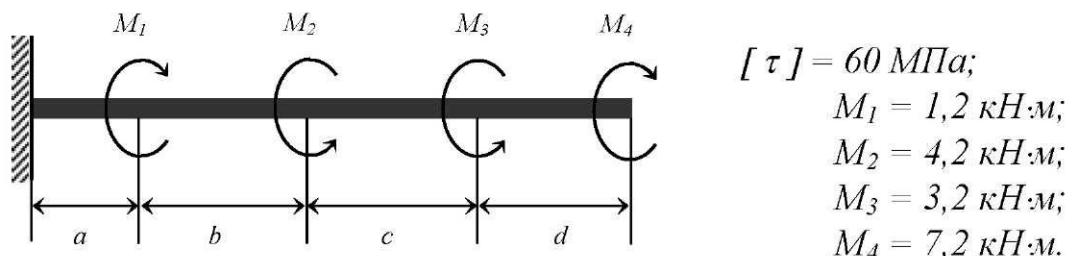
Вариант 3

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



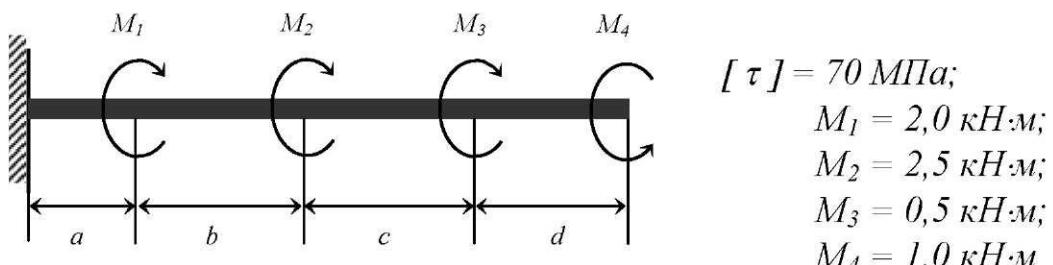
Вариант 4

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



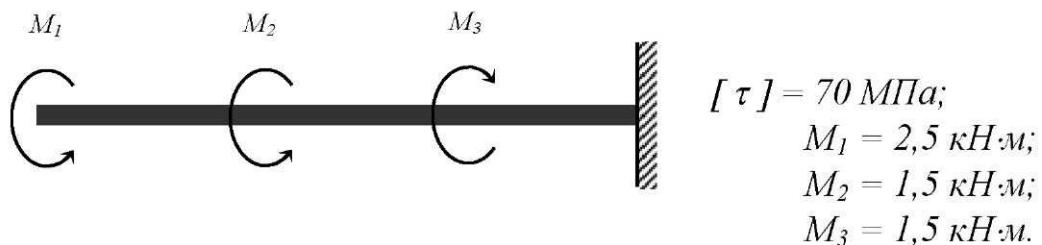
Вариант 5

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



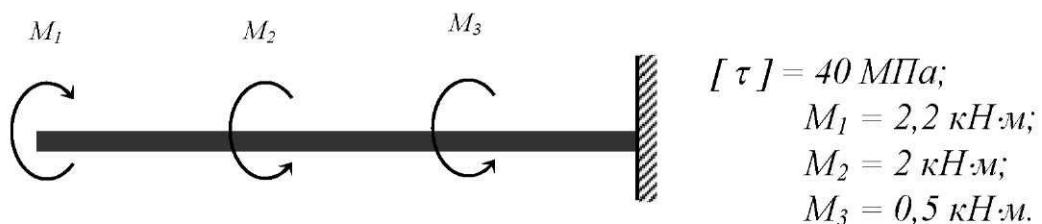
Вариант 6

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



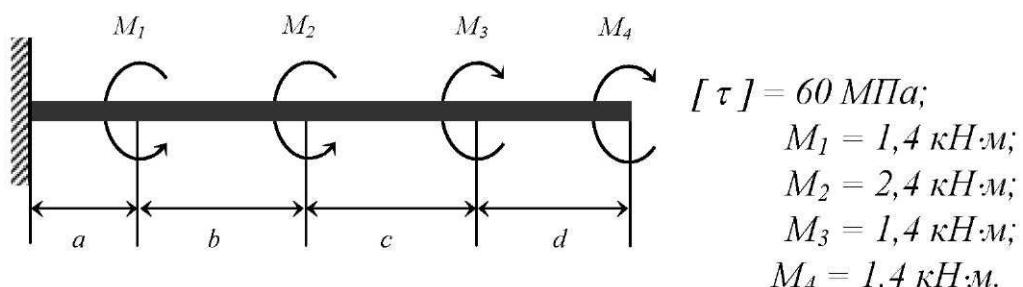
Вариант 7

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



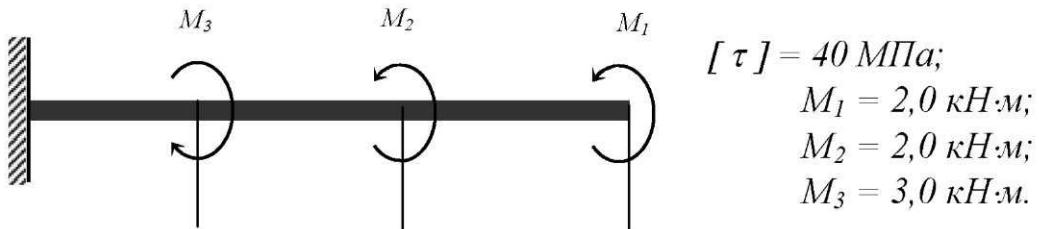
Вариант 8

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



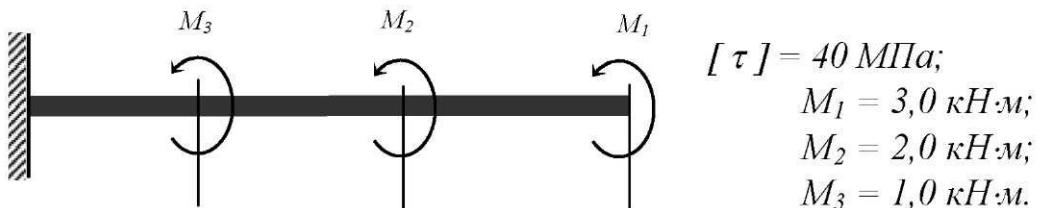
Вариант 9

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



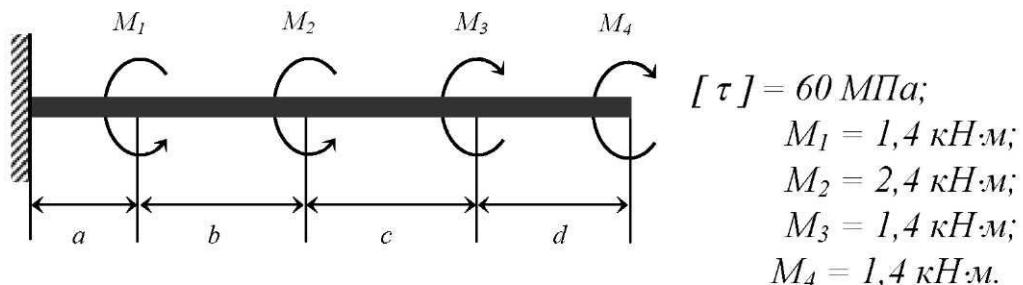
Вариант 10

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



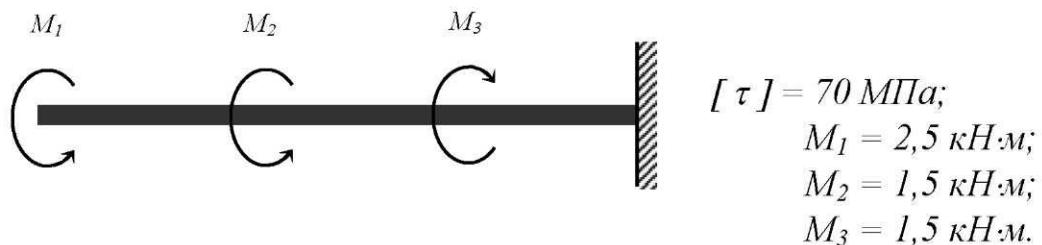
Вариант 11

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



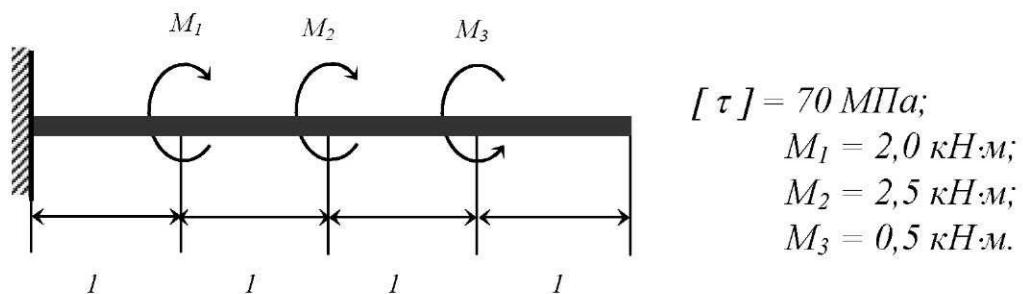
Вариант 12

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



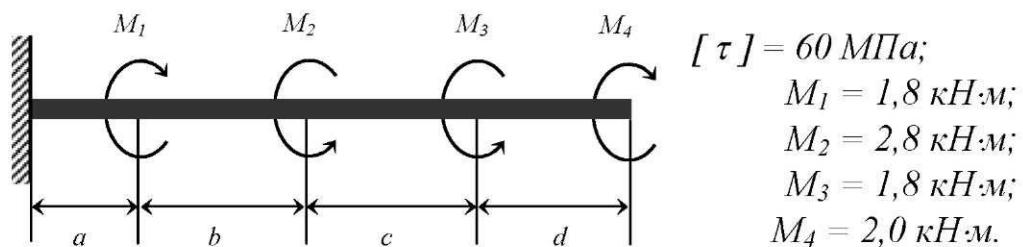
Вариант 13

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



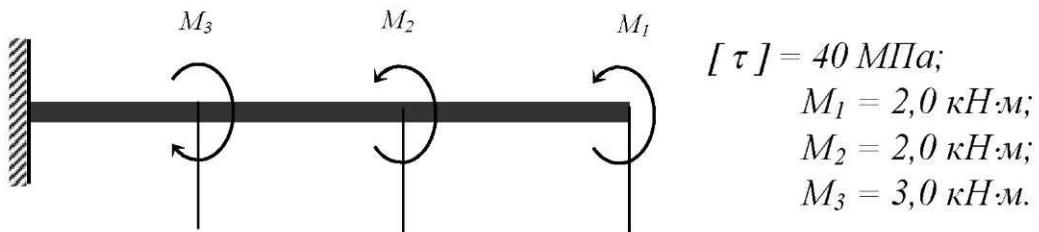
Вариант 14

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



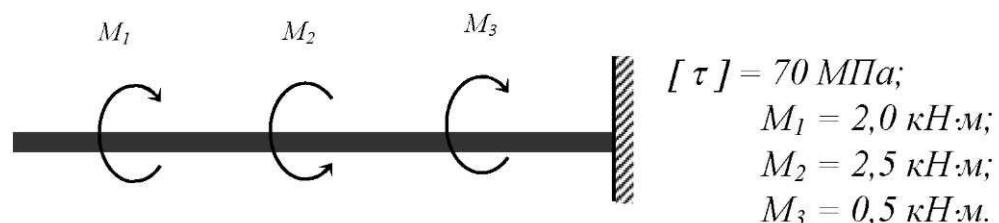
Вариант 15

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



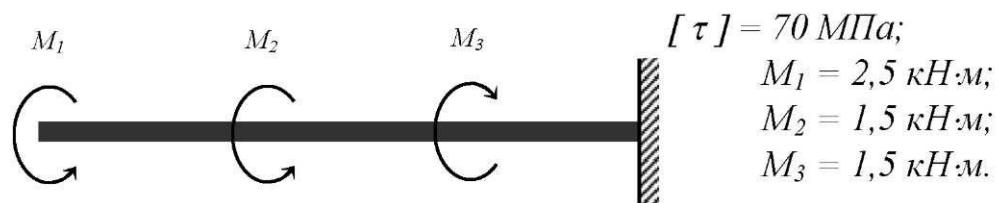
Вариант 16

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



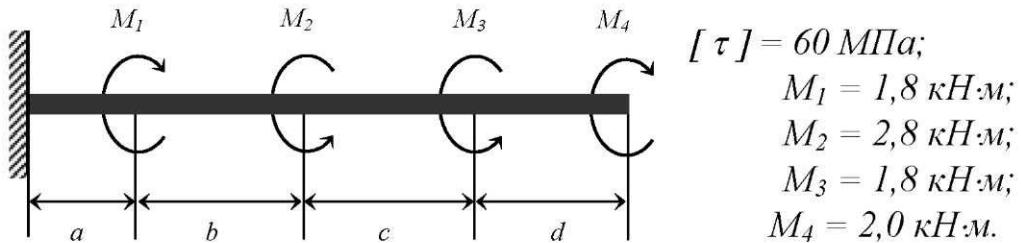
Вариант 17

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



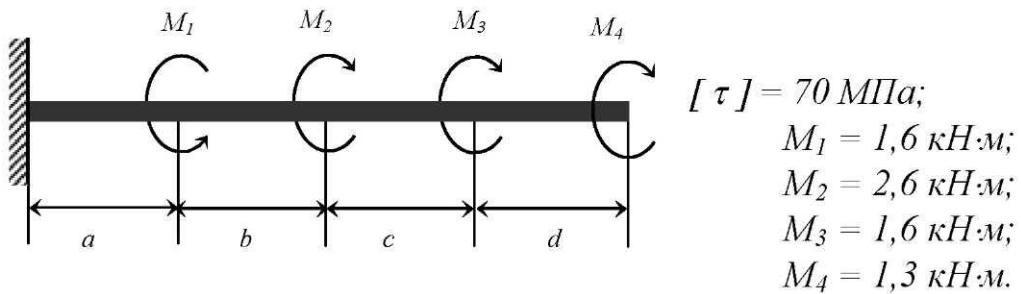
Вариант 18

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



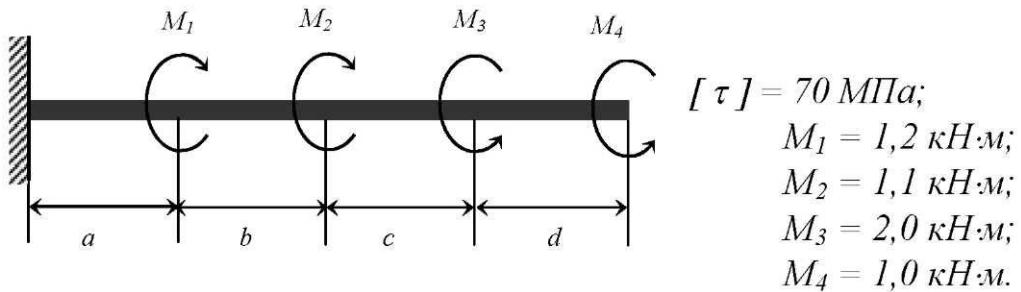
Вариант 19

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



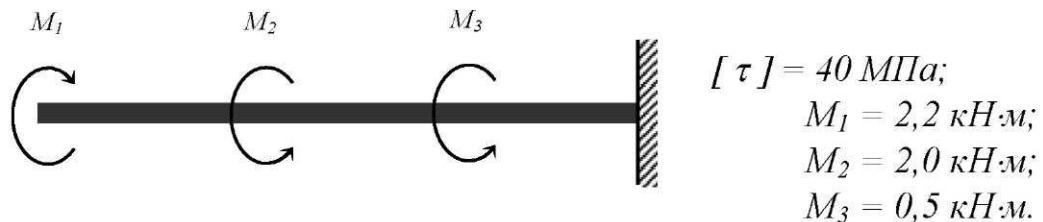
Вариант 20

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



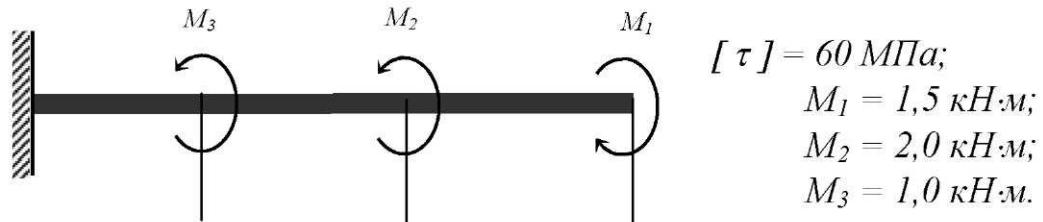
Вариант 21

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



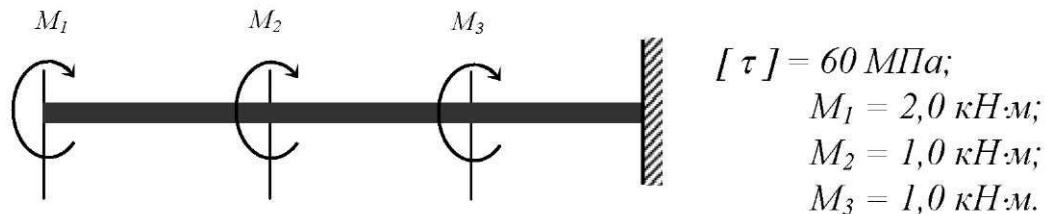
Вариант 22

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



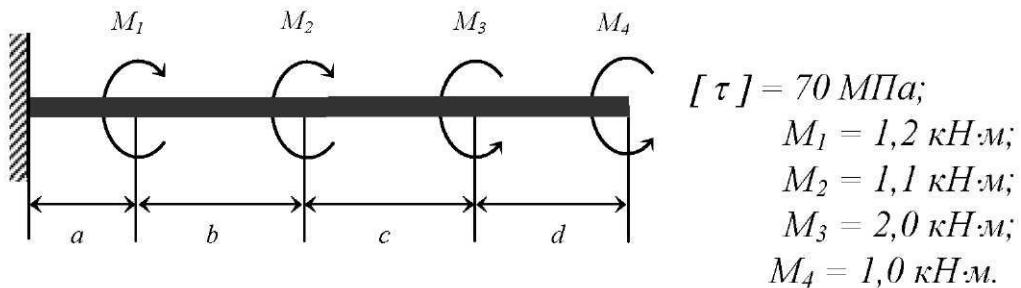
Вариант 23

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



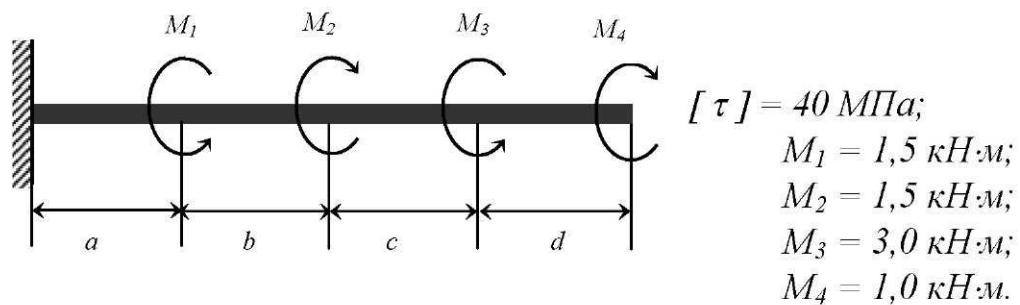
Вариант 24

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



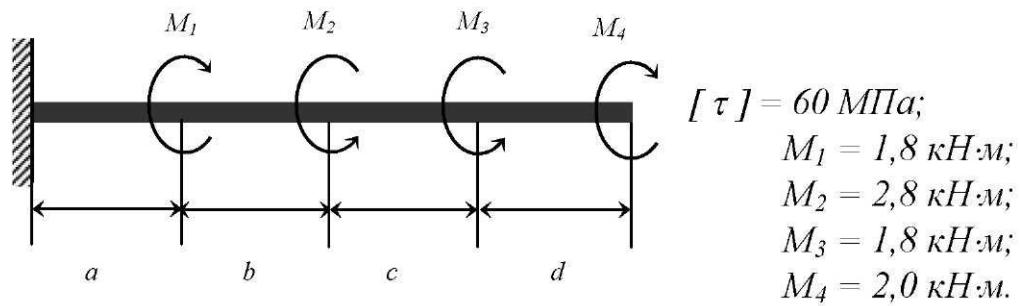
Вариант 25

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



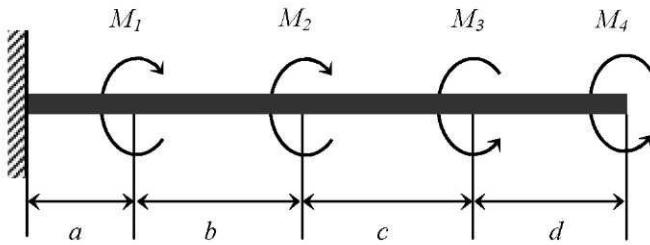
Вариант 26

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



Вариант 27

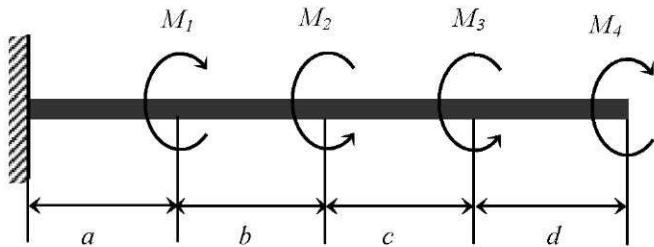
Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



$$[\tau] = 70 \text{ MPa}; \\ M_1 = 1,2 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_2 = 1,1 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_3 = 2,0 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_4 = 1,0 \text{ kH}\cdot\text{m}.$$

Вариант 28

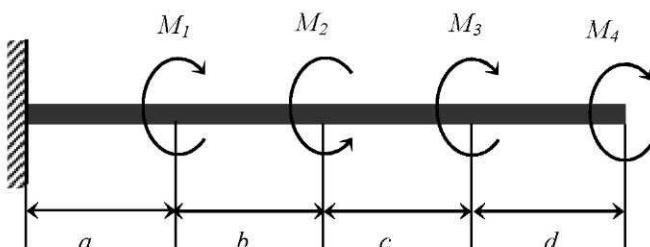
Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



$$[\tau] = 60 \text{ MPa}; \\ M_1 = 1,2 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_2 = 1,2 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_3 = 2,2 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_4 = 2,2 \text{ kH}\cdot\text{m}.$$

Вариант 29

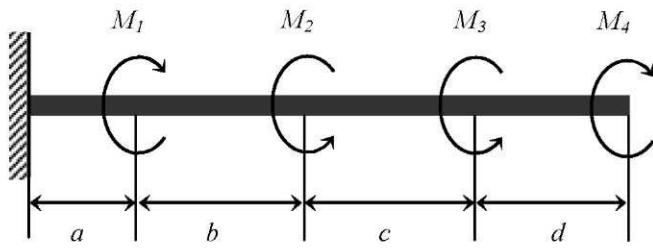
Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



$$[\tau] = 70 \text{ MPa}; \\ M_1 = 2,0 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_2 = 2,5 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_3 = 0,5 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_4 = 1,0 \text{ kH}\cdot\text{m}.$$

Вариант 30

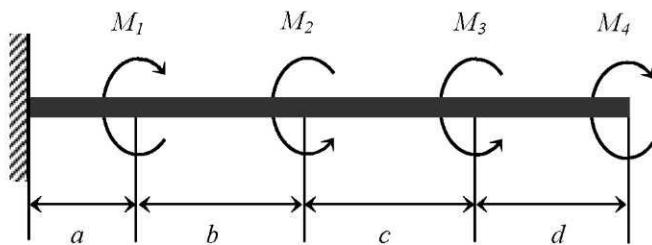
Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



$$[\tau] = 60 \text{ MPa}; \\ M_1 = 1,2 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_2 = 4,2 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_3 = 3,2 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_4 = 7,2 \text{ kH}\cdot\text{m}.$$

Вариант 31

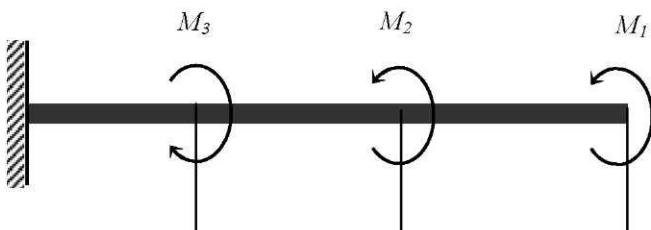
Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



$$[\tau] = 60 \text{ MPa}; \\ M_1 = 1,8 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_2 = 2,8 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_3 = 1,8 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_4 = 2,0 \text{ kH}\cdot\text{m}.$$

Вариант 32

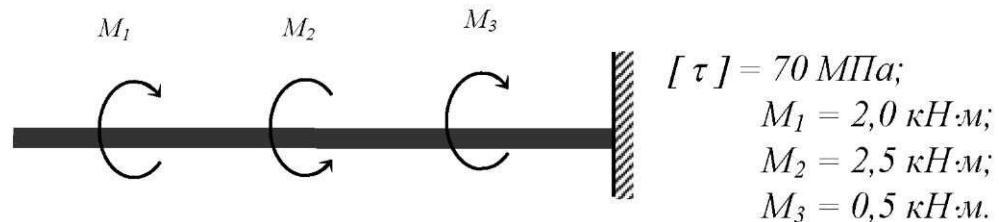
Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



$$[\tau] = 40 \text{ MPa}; \\ M_1 = 2,0 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_2 = 2,0 \text{ kH}\cdot\text{m}; \\ M_3 = 3,0 \text{ kH}\cdot\text{m}.$$

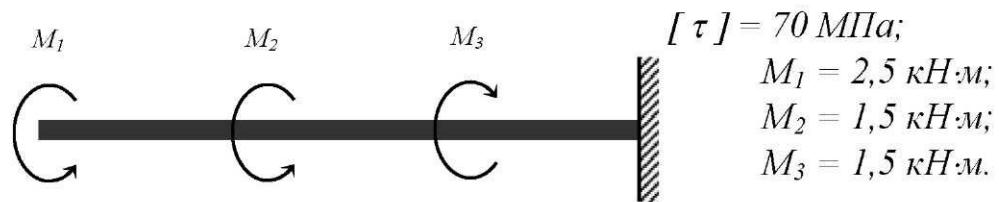
Вариант 33

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



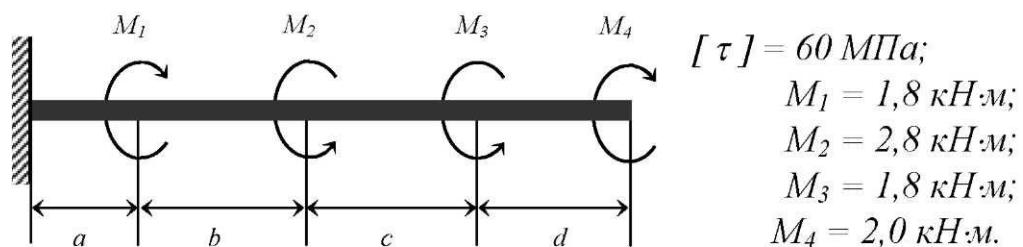
Вариант 34

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



Вариант 35

Для заданного вала построить эпюру крутящих моментов и определить диаметр вала на каждом из участков. Построить эпюру τ_{max} .



Основные понятия о косом изгибе.

Пример выполнения второй части контрольной работы.

Косым изгибом называется такой вид изгиба, при котором плоскость действия изгибающего момента в данном поперечном сечении бруса не проходит ни через одну из главных центральных осей инерции сечения.

Пусть балка нагружена некоторой силой P , перпендикулярной её продольной оси, но не совпадающей ни с одной из главных центральных осей её поперечного сечения (рис. 1).

Силу P можно разложить на составляющие P_x и P_y , каждая из которых вызывает прямой изгиб балки: сила P_x – в горизонтальной плоскости, а сила P_y – в вертикальной (рис. 2).

Таким образом, косой изгиб балки представляет собой сочетание двух прямых изгибов во взаимно перпендикулярных плоскостях.

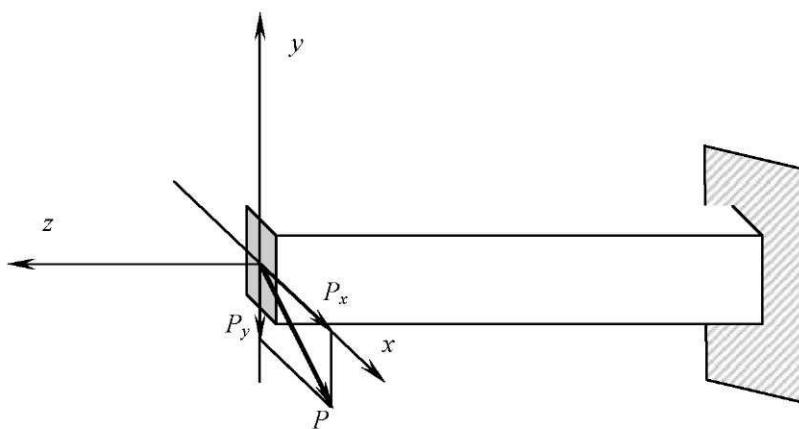


Рис. 1

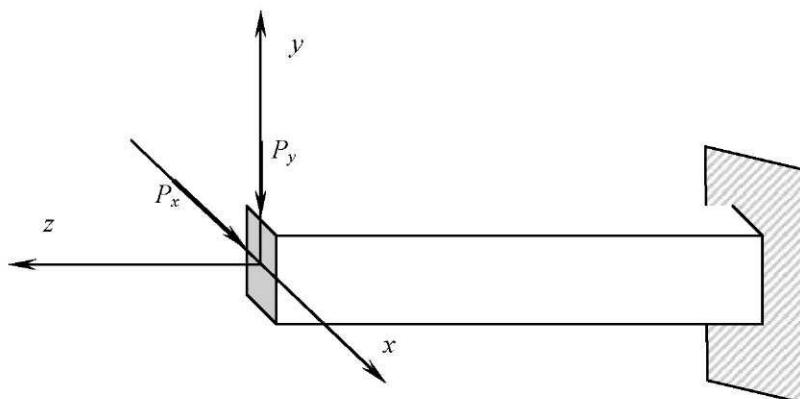


Рис. 2

Напомним: при прямом изгибе в поперечных сечениях балки возникают нормальные и касательные напряжения.

Нормальное напряжение при косом изгибе в произвольной точке сечения с координатами $(x; y)$ равно сумме напряжений от изгибающих моментов M_x и M_y относительно главных центральных осей инерции сечения:

$$\sigma = \sigma_{Mx} + \sigma_{My} = \frac{M_x}{I_x} \cdot y + \frac{M_y}{I_y} \cdot x,$$

где M_x – изгибающий момент относительно оси x (возникает под действием силы P_y);
 M_y – изгибающий момент относительно оси y (возникает под действием силы P_x);
 I_x – момент инерции сечения относительно оси x ;
 I_y – момент инерции сечения относительно оси y ;
 x, y – координаты точки сечения, в которой определяется напряжение.

Необходимо учитывать, что величины M_x, M_y, x , и y в выражении (1) могут быть как положительными, так и отрицательными.

Условие прочности по нормальным напряжениям, как и при прямом изгибе, имеет вид:

$$\sigma_{max} \leq [\sigma]$$

Для расчета на прочность при косом изгибе необходимо:

- определить поперечное сечение, в котором оба изгибающих момента M_x и M_y имеют наибольшие значения – **опасное сечение**;
- найти точку в этом сечении, в которой нормальное напряжение максимально – **опасную точку**.
-

Чтобы определить опасное сечение, требуется построить эпюры изгибающих моментов M_x и M_y .

Для брусьев, поперечное сечение которых имеет две оси симметрии, опасными точками являются крайние точки, максимально удаленные одновременно от обеих осей (точки A, B, C, D на рис.3):

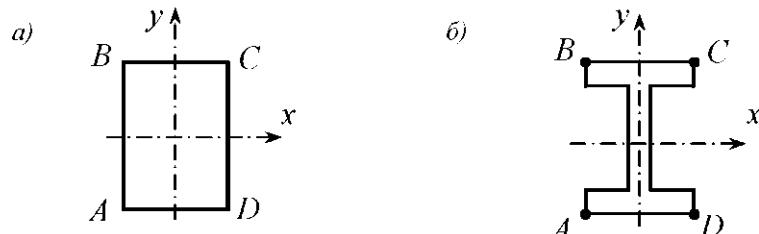


Рис. 3. Опасные точки прямоугольного (а) и двутаврового (б) сечений

Ось, во всех точках которой нормальные напряжения равны нулю, называется **нейтральной осью**. При косом изгибе нейтральная ось проходит через центр тяжести поперечного сечения стержня.

Пример 1.

Для балки с постоянным прямоугольным поперечным сечением (рис. 4) построить эпюры изгибающих моментов M_x и M_y .

Проверить балку на прочность по нормальным напряжениям в **самых опасных точках заделки**.

Дано допускаемое значение нормального напряжения: $[\sigma] = 835 \text{ MPa}$.

Значения сосредоточенных сил: $P_1 = 3 \text{ kH}$; $P_2 = 10 \text{ kH}$; $P_3 = 6 \text{ kH}$.
Размеры сечения: $b = 6 \text{ см} = 0,06 \text{ м}$; $h = 10 \text{ см} = 0,1 \text{ м}$.

Линейные размеры приведены на схеме.

Решение:

Применяем метод сечений. Начиная со свободного торца, разбиваем балку на участки, проводя их границы через сечения, в которых приложены внешние силы.

1. **Построим эпюру для изгибающего момента M_x .** Для этого рассмотрим только все вертикальные силы на балке, то есть те, которые стремятся совершить деформацию изгиба относительно оси x .

(В вертикальной плоскости, в плоскости чертежа.)

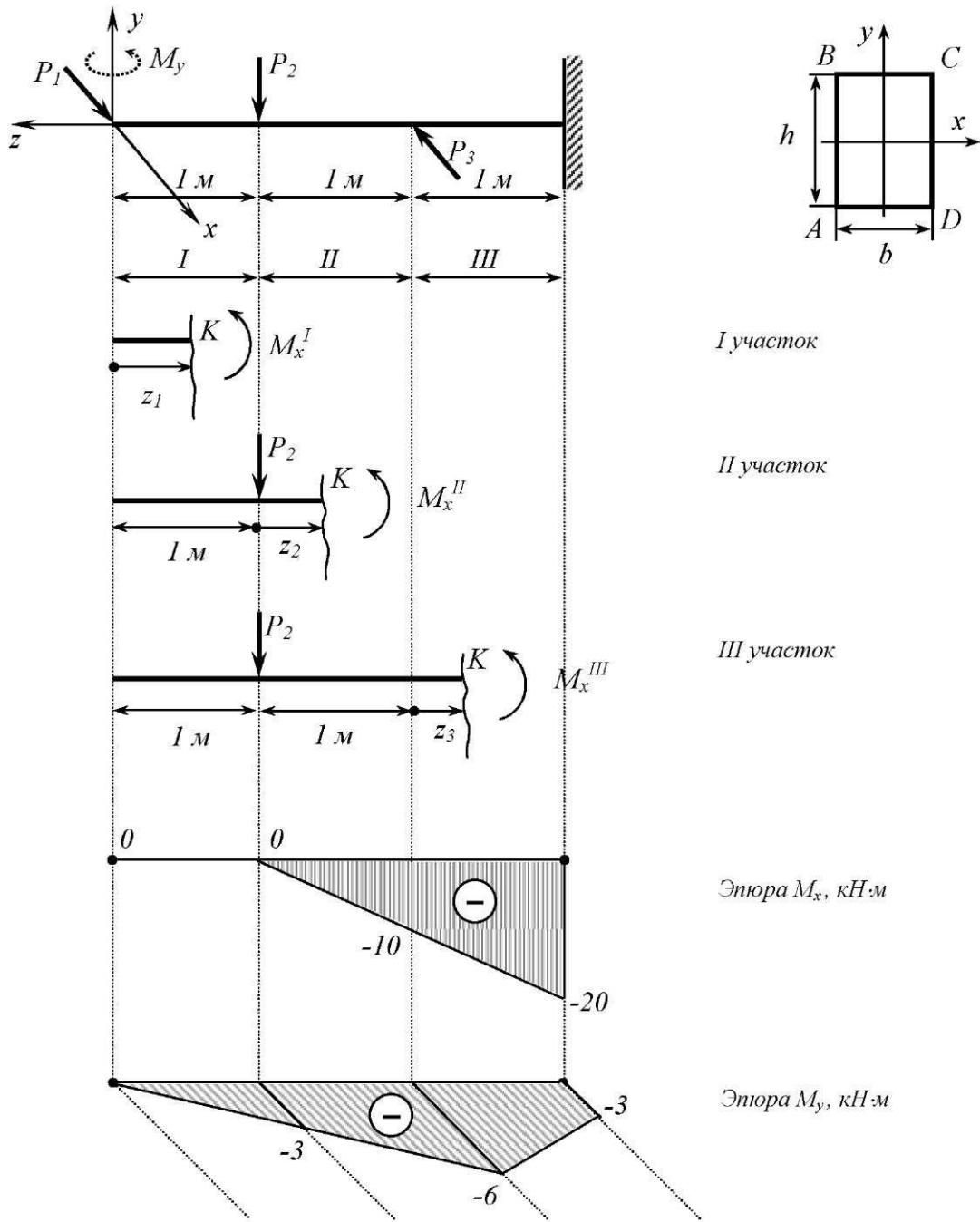


Рис. 4

I участок. $0 \leq z_1 \leq 1$.

Проводим произвольное сечение. Отбрасываем правую часть балки вместе с заделкой. Рассматриваем моменты всех сил, приложенных к оставленной левой части балки. Заменяем действие отброшенной (правой) части внутренним изгибающим моментом M_x , считая его положительным (последовательность рассуждений отображена на рис. 4).

Составляем уравнение равновесия для моментов относительно точки K – центра тяжести сечения:

$$\sum M_{x(\cdot)K} = 0, \quad M_x^I = 0.$$

I участок. $0 \leq z_2 \leq l.$

$$\sum M_{x(\cdot)K} = 0. \quad M_x^{II} + P_2 \cdot z_2 = 0; \quad M_x^{II} = -P_2 \cdot z_2;$$

$$\underline{M_x^{II} = -10 \cdot z_2}$$

На границах участка: $M_x^{II}(0) = 0$ (кН·м);
 $M_x^{II}(l) = -10$ (кН·м).

II участок. $0 \leq z_3 \leq l.$

$$\sum M_{x(\cdot)K} = 0. \quad M_x^{III} + P_2(l+z_3) = 0; \quad \underline{M_x^{III} = -10(l+z_3)}$$

На границах участка: $M_x^{III}(0) = -10$ (кН·м);
 $M_x^{III}(l) = -20$ (кН·м).

Строим эпюру M_x в плоскости чертежа.

2. *Построим эпюру для изгибающего момента M_y .* Для этого рассмотрим только все горизонтальные силы на балке, то есть те, которые стремятся совершить деформацию изгиба относительно оси y . (В горизонтальной плоскости, то есть в плоскости, перпендикулярной чертежу.) Изгибающий момент M_y , так же, как и момент M_x , справа от сечения считаем положительным (см. рис. 4). (Последовательность рассуждений аналогична той, что использовалась для построения эпюры M_x , и на схеме не отображена.)

I участок. $0 \leq z_1 \leq l.$

$$\sum M_{y(\cdot)K} = 0. \quad M_y^I + P_1 \cdot z_1 = 0. \quad \underline{M_y^I = -3 \cdot z_1}$$

На границах участка: $M_y^I(0) = 0$ (кН·м);
 $M_y^I(l) = -3$ (кН·м).

II участок. $0 \leq z_2 \leq l.$

$$\sum M_{y(\cdot)K} = 0. \quad M_y^{II} + P_1(l+z_2) = 0; \quad \underline{M_y^{II} = -3(l+z_2)}$$

На границах участка: $M_y^{II}(0) = -3$ (кН·м);
 $M_y^{II}(l) = -6$ (кН·м).

III участок $0 \leq z_3 \leq l.$

$$\begin{aligned} \sum M_{y(\cdot)K} = 0. \quad & M_y^{III} + P_l(2+z_3) - P_3 \cdot z_3 = 0; \\ & M_y^{III} = P_3 \cdot z_3 - P_l(2+z_3) \\ & \underline{M_y^{III} = 6z_3 - 3(2+z_3)} \end{aligned}$$

На границах участка: $M_y^{III}(0) = -6 \text{ (кН·м);}$
 $M_y^{III}(l) = 6 - 9 = -3 \text{ (кН·м).}$

Строим эпюру M_y в горизонтальной плоскости.

3. Определим нормальные напряжения в четырех опасных точках сечения в заделке по формуле (1).

$$\sigma = \sigma_{Mx} + \sigma_{My} = \frac{M_x}{I_x} \cdot y + \frac{M_y}{I_y} \cdot x;$$

Рассчитаем моменты инерции прямоугольника:

$$I_x = \frac{bh^3}{12} = \frac{6 \cdot 10^{-2} \cdot (10^{-1})^{-3}}{12} = 5 \cdot 10^{-6} \text{ (м}^4\text{);}$$

$$I_y = \frac{b^3 h}{12} = \frac{(6 \cdot 10^{-2})^3 \cdot 10^{-1}}{12} = 1,8 \cdot 10^{-6} \approx 2 \cdot 10^{-6} \text{ (м}^4\text{).}$$

Значения изгибающих моментов в заделке определяем по эпюрам (рис. 4):

$$M_x = -20 \cdot 10^3 \text{ (Н·м);}$$

$$M_y = -3 \cdot 10^3 \text{ (Н·м).}$$

Определим напряжение в точке A.

Её координаты: $x = -b/2 = -0,03 \text{ м};$
 $y = -h/2 = -0,05 \text{ м.}$

$$\sigma_A = \frac{-20 \cdot 10^3}{5 \cdot 10^{-6}} \cdot (-0,05) + \frac{-3 \cdot 10^3}{2 \cdot 10^{-6}} \cdot (-0,03) = 20 \cdot 10^7 + 4,5 \cdot 10^7 = 2,45 \cdot 10^8 \text{ (Па).}$$

Определим напряжение в точке B.

Её координаты: $x = -b/2 = -0,03 \text{ м};$
 $y = h/2 = 0,05 \text{ м.}$

$$\sigma_B = \frac{-20 \cdot 10^3}{5 \cdot 10^{-6}} \cdot 0,05 + \frac{-3 \cdot 10^3}{2 \cdot 10^{-6}} \cdot (-0,03) = -20 \cdot 10^7 + 4,5 \cdot 10^7 = -1,55 \cdot 10^8 \text{ (Па).}$$

*Определим напряжение в точке **C**.*

Её координаты: $x=b/2=0,03 \text{ м}$;
 $y=h/2=0,05 \text{ м}$.

$$\sigma_C = \frac{-20 \cdot 10^3}{5 \cdot 10^{-6}} \cdot 0,05 + \frac{-3 \cdot 10^3}{2 \cdot 10^{-6}} \cdot 0,03 = -20 \cdot 10^7 - 4,5 \cdot 10^7 = -2,45 \cdot 10^8 \text{ (Па)}.$$

*Определим напряжение в точке **D**.*

Её координаты: $x=b/2=0,03 \text{ м}$;
 $y=-h/2=-0,05$.

$$\sigma_D = \frac{-20 \cdot 10^3}{5 \cdot 10^{-6}} \cdot (-0,05) + \frac{-3 \cdot 10^3}{2 \cdot 10^{-6}} \cdot 0,03 = 20 \cdot 10^7 - 4,5 \cdot 10^7 = 1,55 \cdot 10^8 \text{ (Па)}.$$

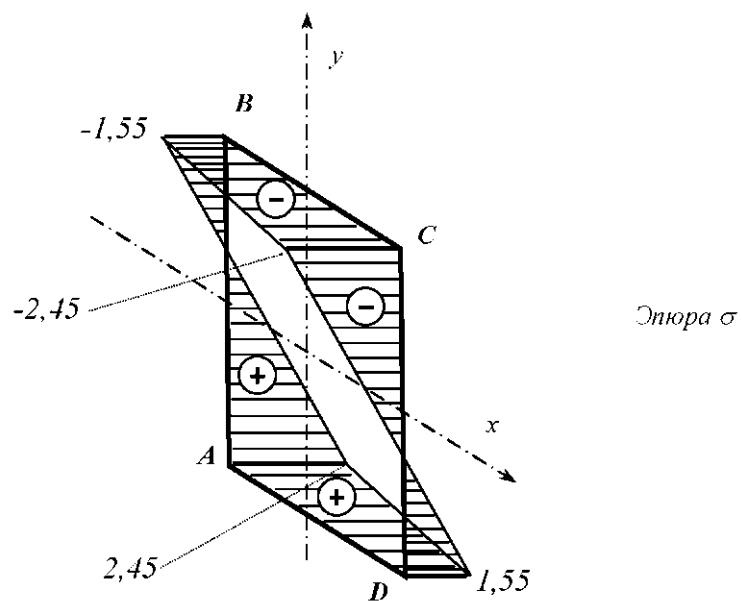
Значения напряжения максимальны в точках **A** и **C**.

Проверим, соблюдается ли в этих точках условие прочности:

$$\sigma_A = |\sigma_C| = 2,45 \cdot 10^8 = 245 \text{ МПа} < [\sigma] = 835 \text{ МПа}.$$

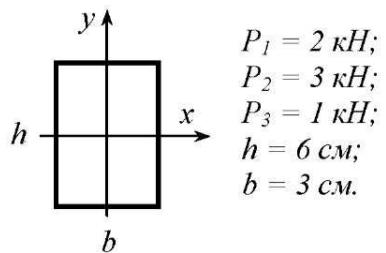
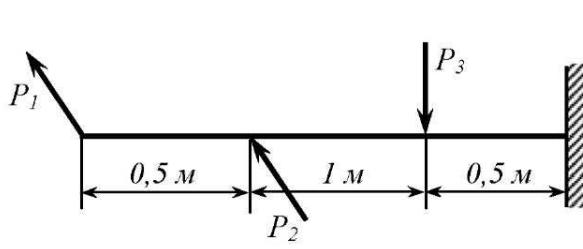
Следовательно, расчет подтверждает выполнение условия прочности.

4. Строим эпюру нормальных напряжений в сечении, находящемся в заделке.



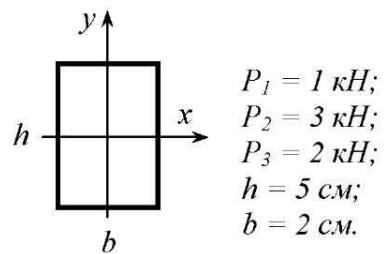
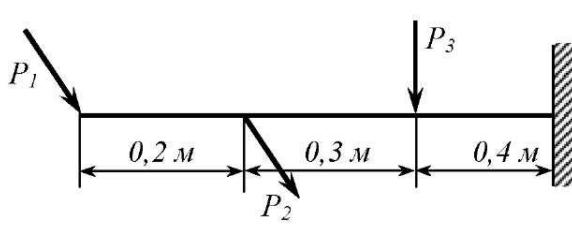
Варианты заданий для построения эпюр изгибающих моментов
Вариант 1

- Построить эпюры $M_{uzg}^{верх}$, $M_{uzg}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



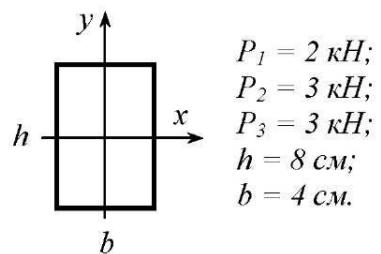
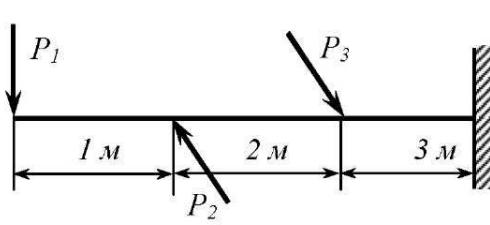
Вариант 2

- Построить эпюры $M_{uzg}^{верх}$, $M_{uzg}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



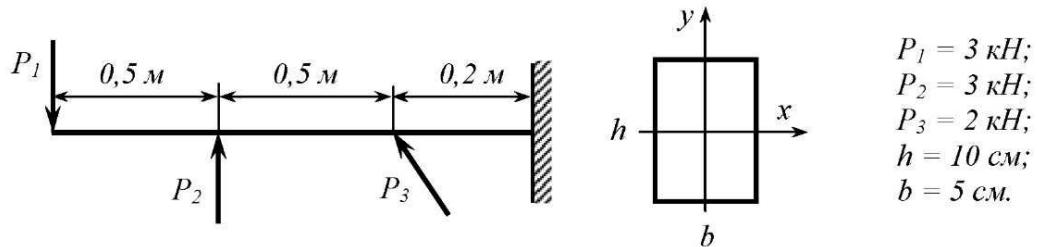
Вариант 3

- Построить эпюры $M_{uzg}^{верх}$, $M_{uzg}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



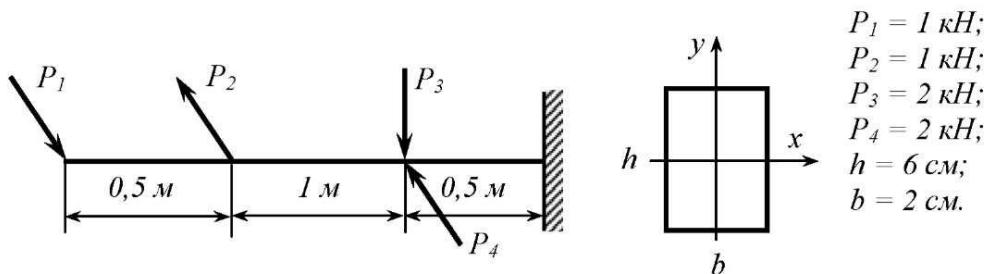
Вариант 4

- Построить эпюры $M_{изг}^{верт}$, $M_{изг}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



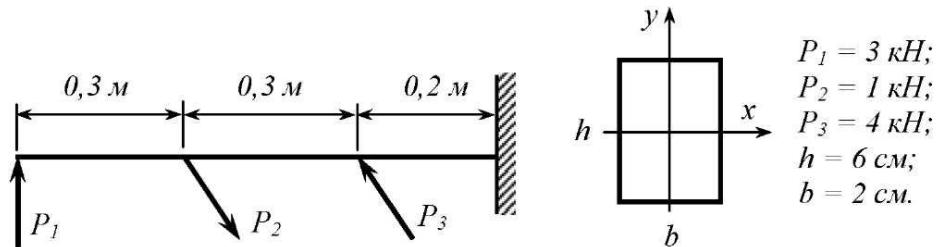
Вариант 5

- Построить эпюры $M_{изг}^{верт}$, $M_{изг}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



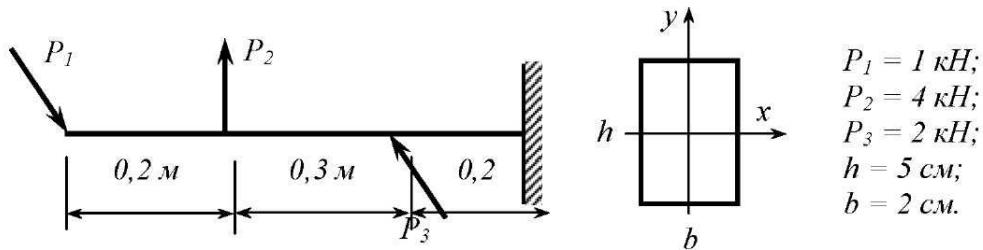
Вариант 6

- Построить эпюры $M_{изг}^{верт}$, $M_{изг}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



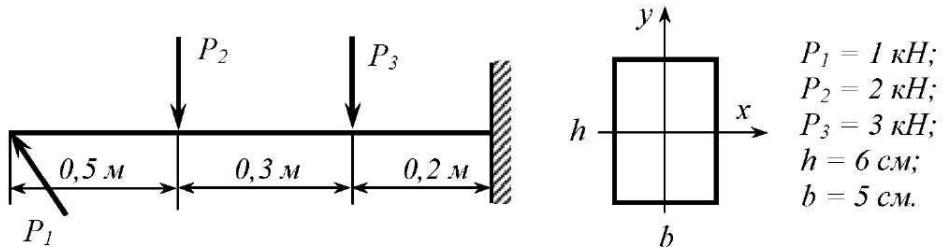
Вариант 7

- Построить эпюры $M_{uz}^{верх}$, $M_{uz}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



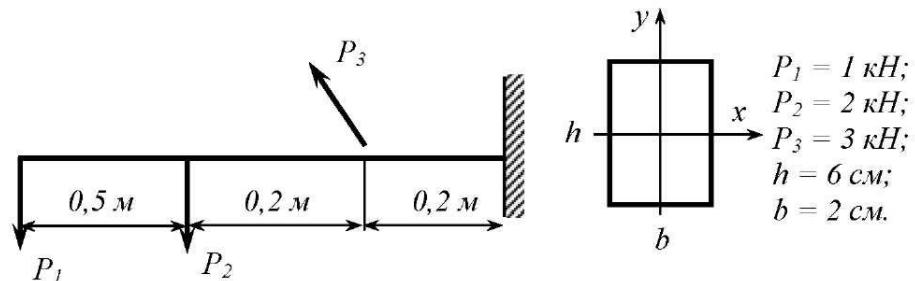
Вариант 8

- Построить эпюры $M_{uz}^{верх}$, $M_{uz}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



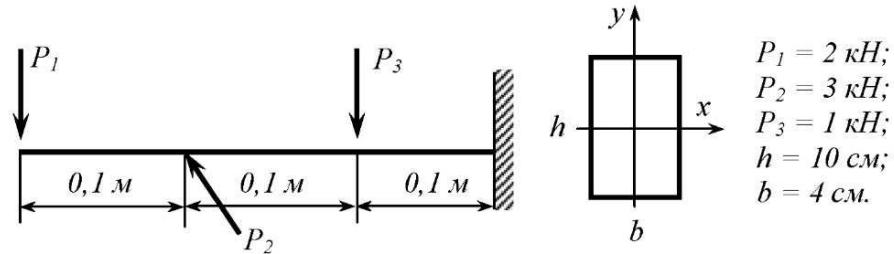
Вариант 9

- Построить эпюры $M_{uz}^{верх}$, $M_{uz}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



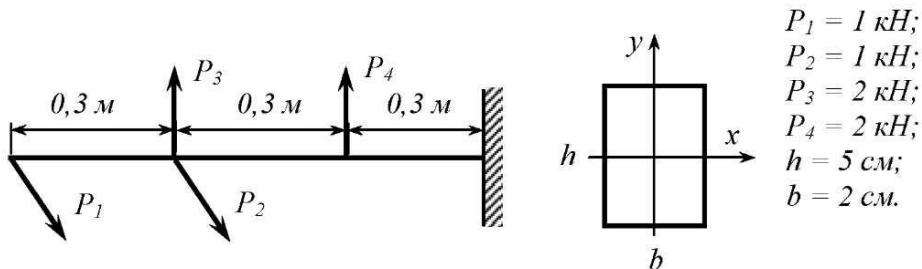
Вариант 10

1. Построить эпюры $M_{u3z}^{верт}$, $M_{u3z}^{гориз}$.
2. Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



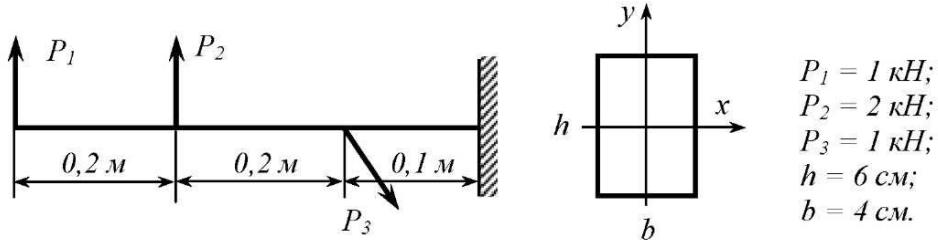
Вариант 11

1. Построить эпюры $M_{u3z}^{верт}$, $M_{u3z}^{гориз}$.
2. Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



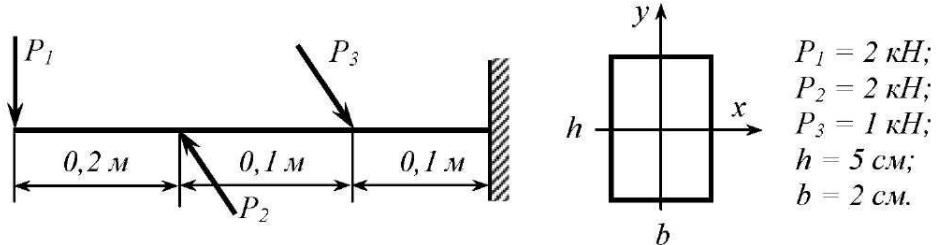
Вариант 12

1. Построить эпюры $M_{u3z}^{верт}$, $M_{u3z}^{гориз}$.
2. Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



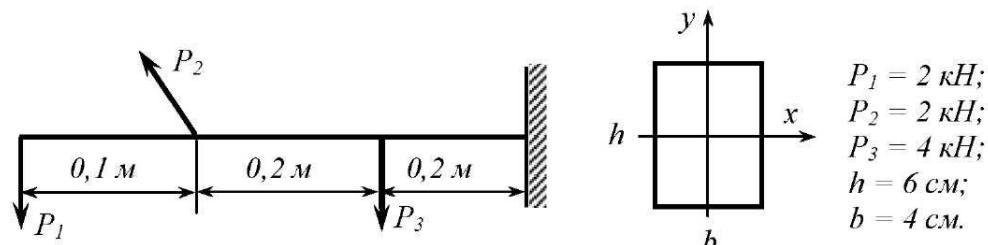
Вариант 13

- Построить эпюры $M_{уз}^{верт}$, $M_{уз}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



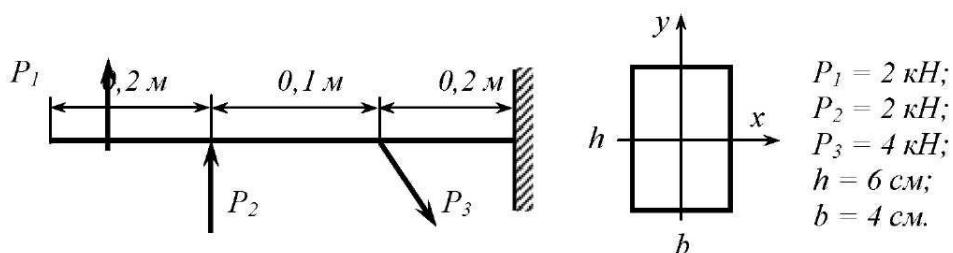
Вариант 14

- Построить эпюры $M_{уз}^{верт}$, $M_{уз}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



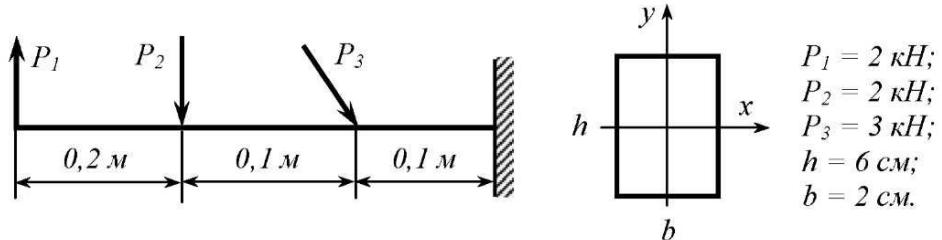
Вариант 15

- Построить эпюры $M_{уз}^{верт}$, $M_{уз}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



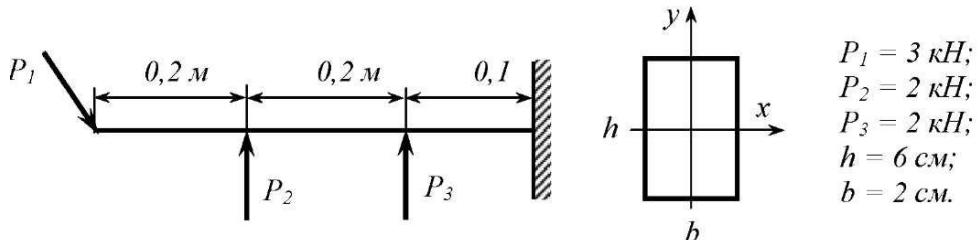
Вариант 16

- Построить эпюры $M_{уз2}^{верт}$, $M_{уз2}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



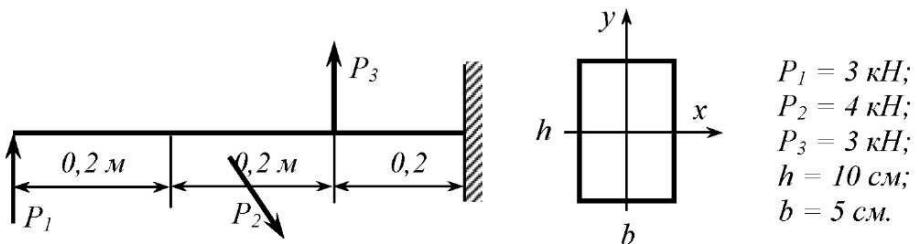
Вариант 17

- Построить эпюры $M_{уз2}^{верт}$, $M_{уз2}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



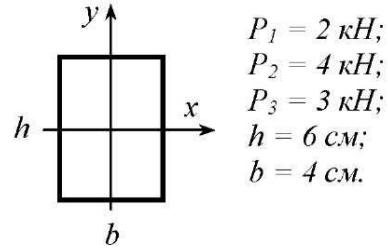
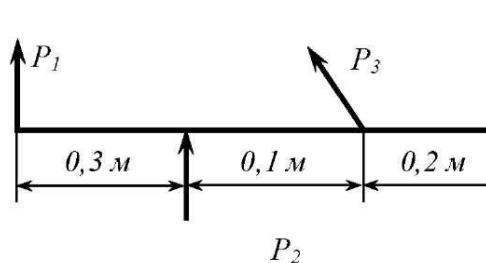
Вариант 18

- Построить эпюры $M_{уз2}^{верт}$, $M_{уз2}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



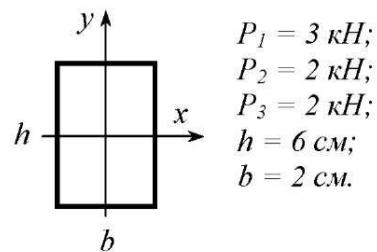
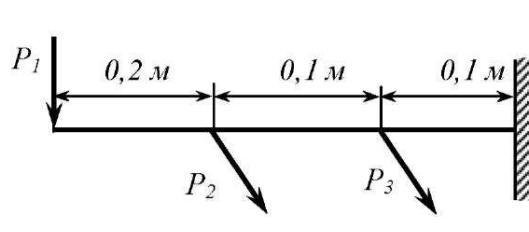
Вариант 19

- Построить эпюры $M_{uz}^{верх}$, $M_{uz}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



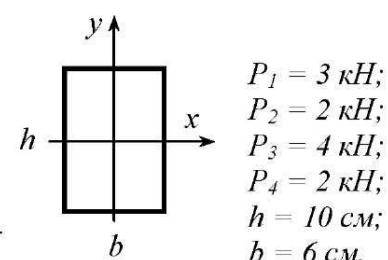
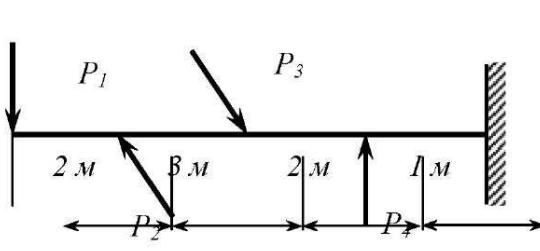
Вариант 20

- Построить эпюры $M_{uz}^{верх}$, $M_{uz}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



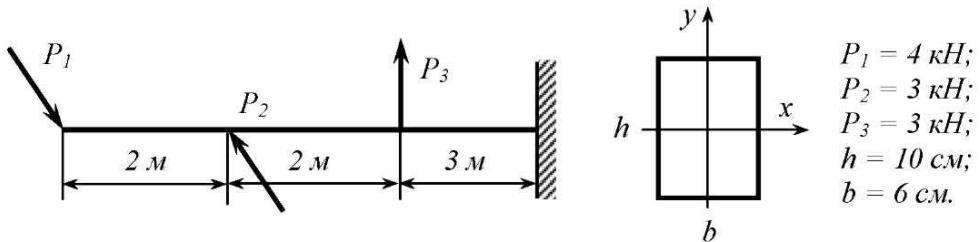
Вариант 21

- Построить эпюры $M_{uz}^{верх}$, $M_{uz}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



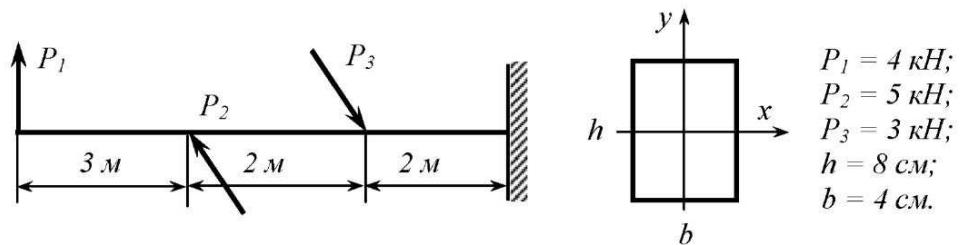
Вариант 22

- Построить эпюры M_{uz2}^{aepm} , M_{uz2}^{zopuz} .
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



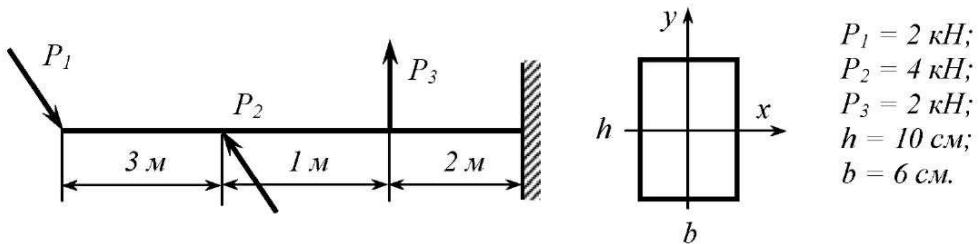
Вариант 23

- Построить эпюры M_{uz2}^{aepm} , M_{uz2}^{zopuz} .
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



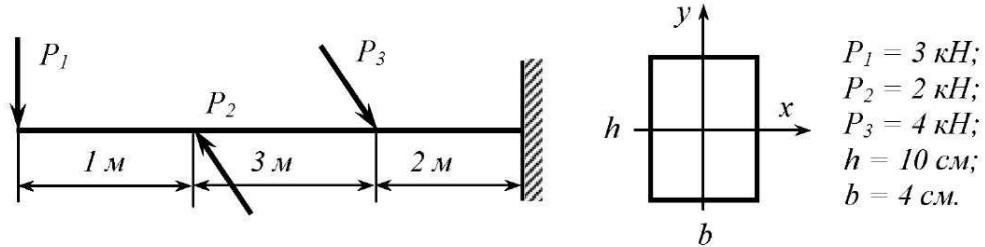
Вариант 24

- Построить эпюры M_{uz2}^{aepm} , M_{uz2}^{zopuz} .
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



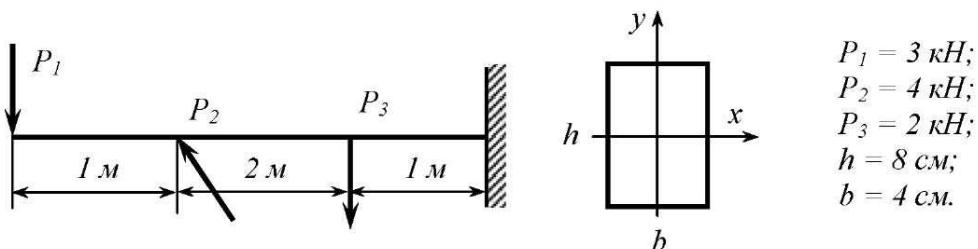
Вариант 25

- Построить эпюры $M_{уз}^{верт}$, $M_{уз}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



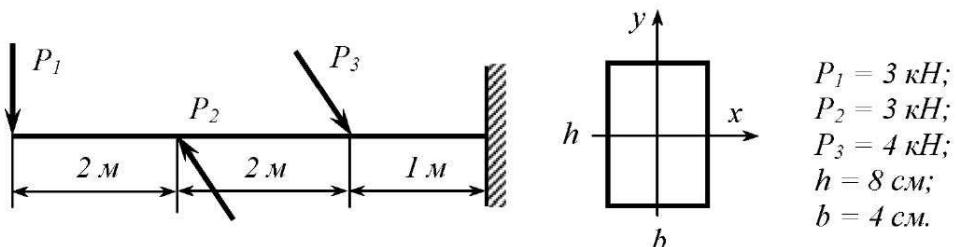
Вариант 26

- Построить эпюры $M_{уз}^{верт}$, $M_{уз}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



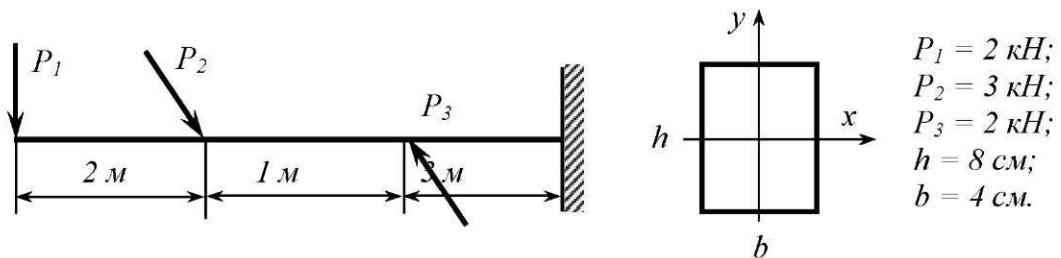
Вариант 27

- Построить эпюры $M_{уз}^{верт}$, $M_{уз}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



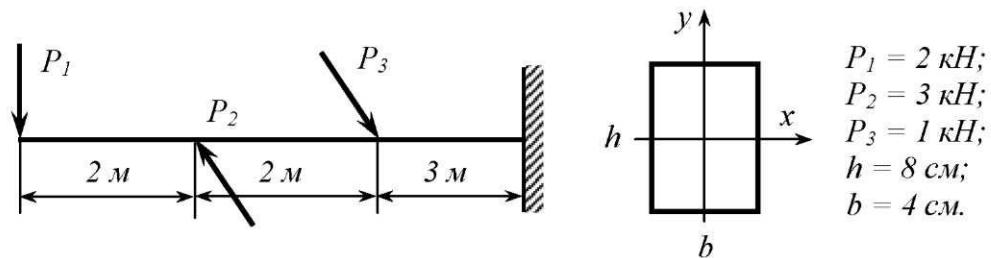
Вариант 28

- Построить эпюры $M_{uzg}^{верх}$, $M_{uzg}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечений заделки. Построить эпюру σ .



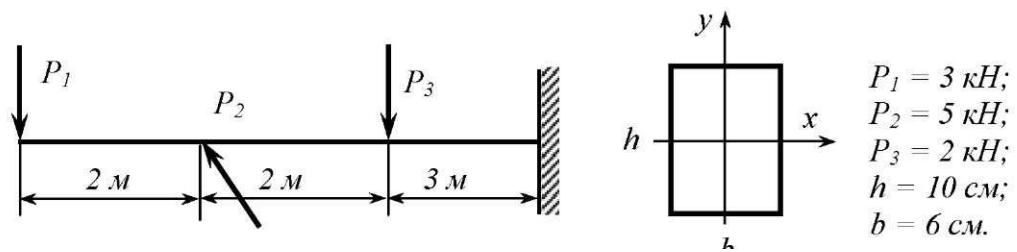
Вариант 29

- Построить эпюры $M_{uzg}^{верх}$, $M_{uzg}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечений заделки. Построить эпюру σ .



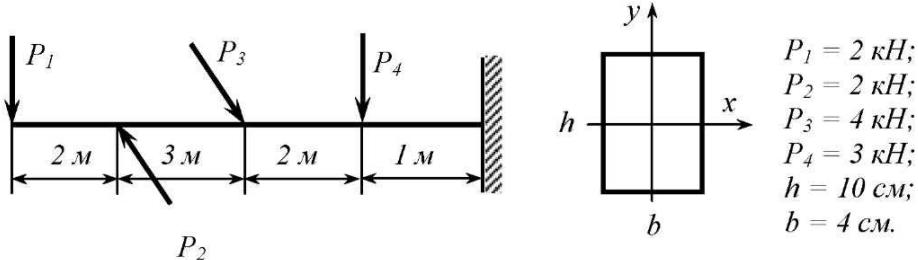
Вариант 30

- Построить эпюры $M_{uzg}^{верх}$, $M_{uzg}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечений заделки. Построить эпюру σ .



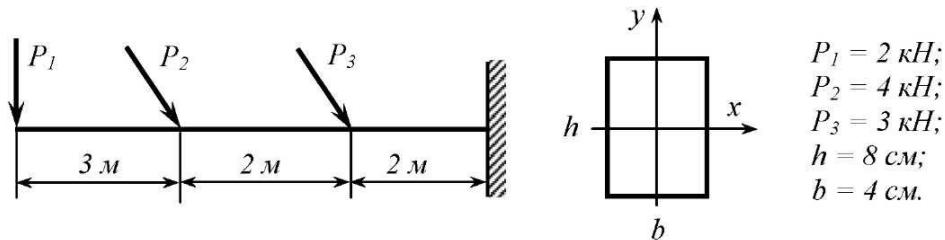
Вариант 31

- Построить эпюры $M_{uz}^{верх}$, $M_{uz}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



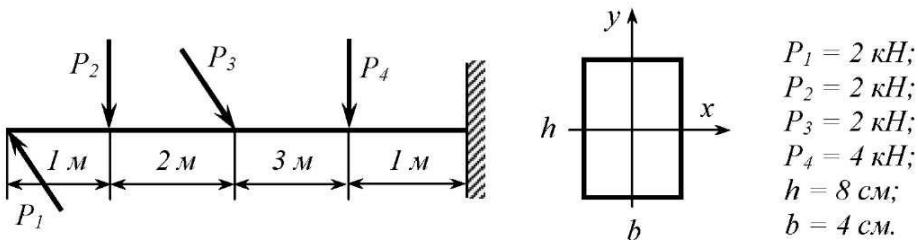
Вариант 32

- Построить эпюры $M_{uz}^{верх}$, $M_{uz}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



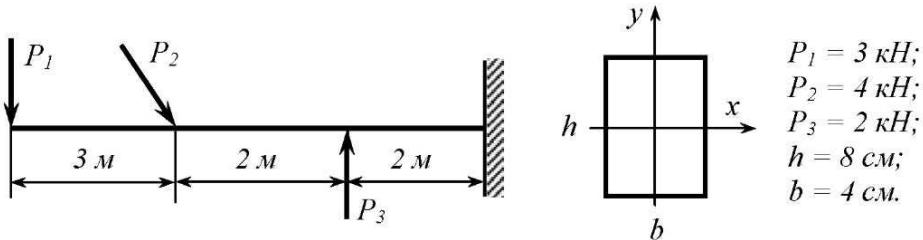
Вариант 33

- Построить эпюры $M_{uz}^{верх}$, $M_{uz}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



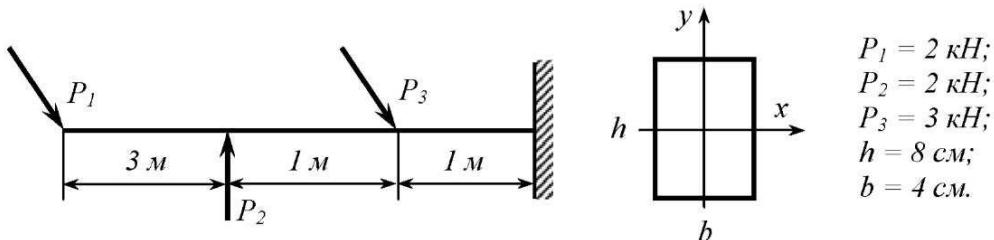
Вариант 34

- Построить эпюры $M_{uz}^{верх}$, $M_{uz}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



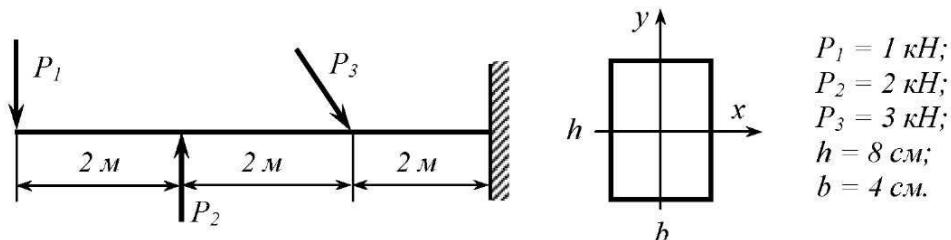
Вариант 35

- Построить эпюры $M_{uz}^{верх}$, $M_{uz}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



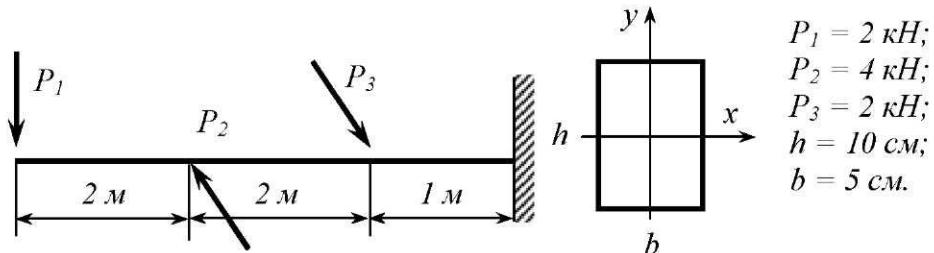
Вариант 36

- Построить эпюры $M_{uz}^{верх}$, $M_{uz}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



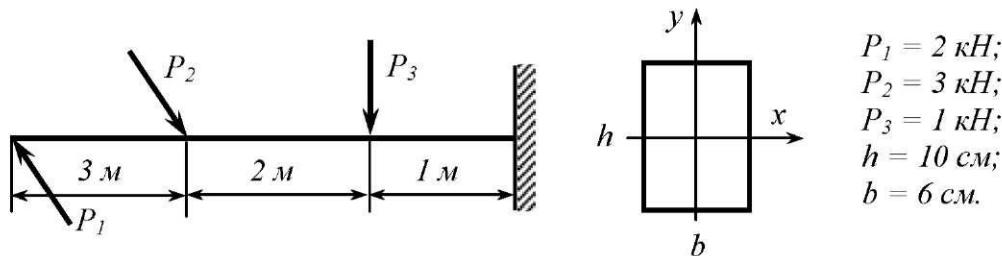
Вариант 37

- Построить эпюры $M_{уз}^{верх}$, $M_{уз}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



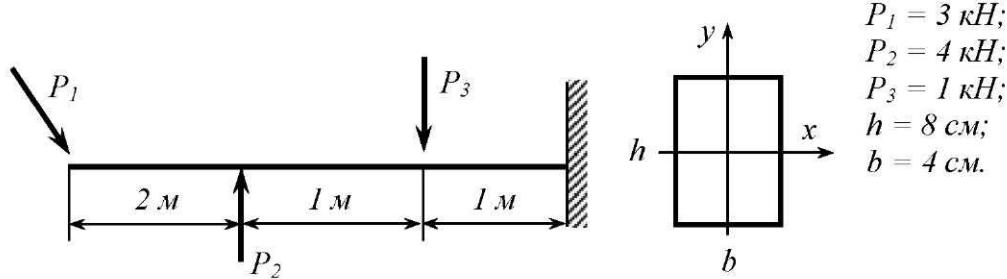
Вариант 38

- Построить эпюры $M_{уз}^{верх}$, $M_{уз}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



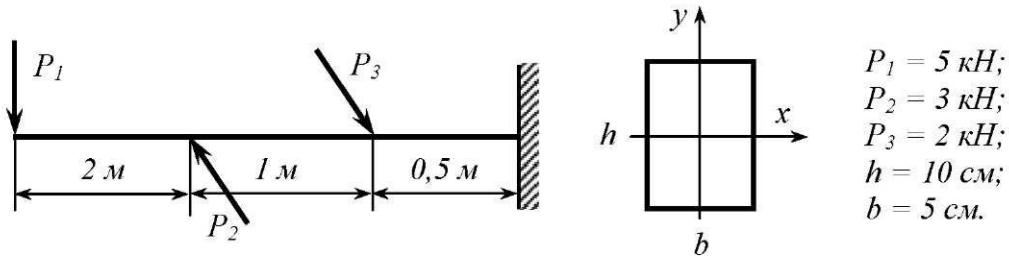
Вариант 39

- Построить эпюры $M_{уз}^{верх}$, $M_{уз}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



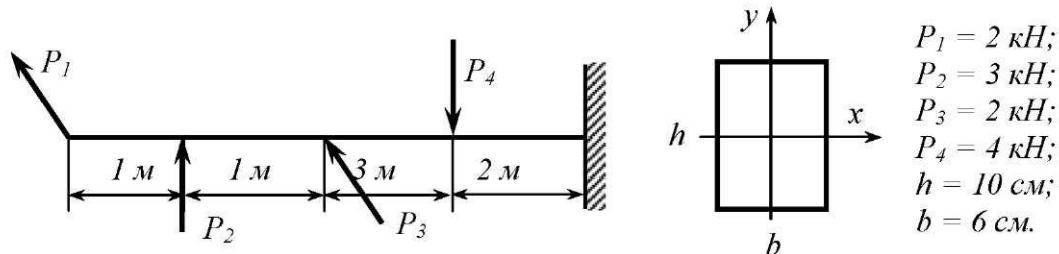
Вариант 40

- Построить эпюры $M_{уз}^{верх}$, $M_{уз}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



Вариант 41

- Построить эпюры $M_{уз}^{верх}$, $M_{уз}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .



Вариант 42

- Построить эпюры $M_{уз}^{верх}$, $M_{уз}^{гориз}$.
- Определить напряжение во всех крайних точках сечения заделки. Построить эпюру σ .

