

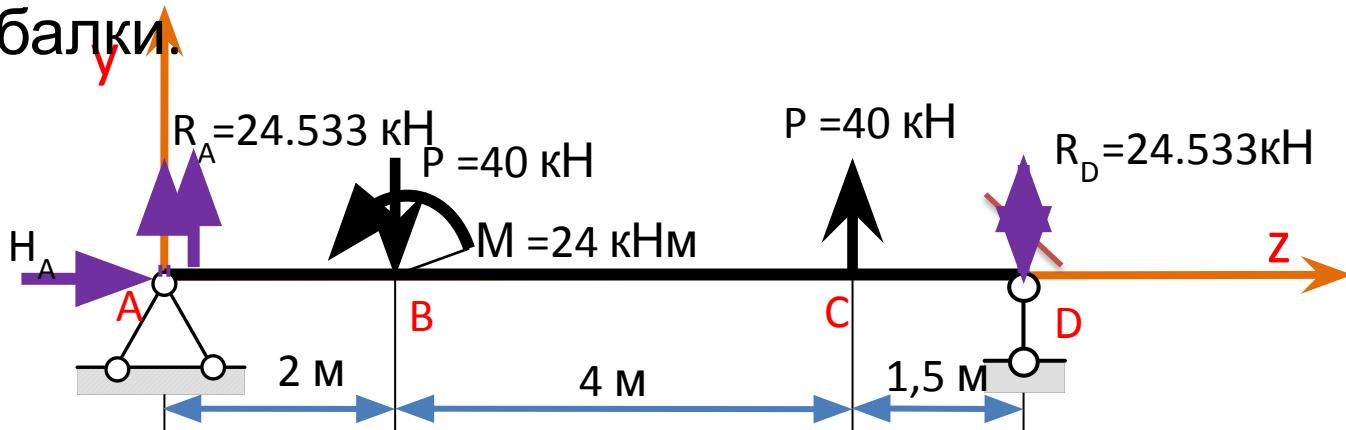
Побудова епюр М, Q та N у  
балках та рамках. Визначення  
розмірів перерізу

Для заданных балок, закрепленных и нагруженных как показано на рисунке, требуется:

- 1) определить опорные реакции;
- 2) построить эпюры поперечных сил и изгибающих моментов, определив их значения во всех характерных точках, При этом для каждого участка записать аналитические выражения  $M_x$  и  $Q_y$  с полным их исследованием.

# Задача 1.

Рисуем расчетную схему, заданной балки.



1. Определяем опорные

реакции:  $H_A = 0$

$$\text{а } M_A = 0 : - 2 \times P + 6 \times P + 7,5 \times R_D + M = 0$$

$$RH_D = \frac{2 \times 40 - 6 \times 40 - 24}{7,5} = - 24,533( )$$

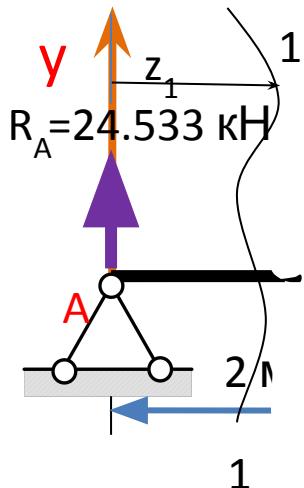
$$\text{а } M_D = 0 : 5,5 \times P - 1,5 \times P - 7,5 \times R_A + M = 0$$

$$RH_A = \frac{5,5 \times 40 - 1,5 \times 40 + 24}{7,5} = 24,533( )$$

Проверка

$$\text{а } F_y = 0 : - P + P + R_A - R_D = - 40 + 40 + 24,533 - 24,533 = 0$$

## 2. Определяем значения поперечных сил и изгибающих моментов.



$$0 \leq z_1 \leq \\ M_x^2(z_1) = R_A \cdot z_1;$$

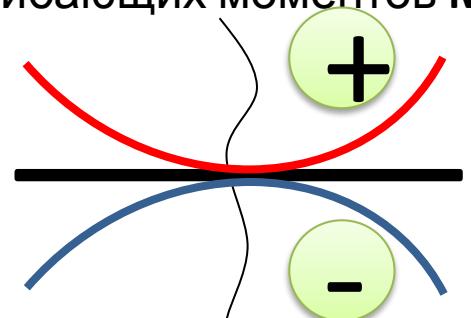
$$M_x(0) = 24,533 \cdot 0 = 0 \text{ (кНм);}$$

$$M_x(2) = 24,533 \cdot 2 = 49,067$$

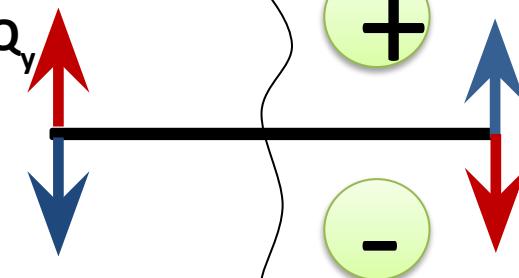
кНм;

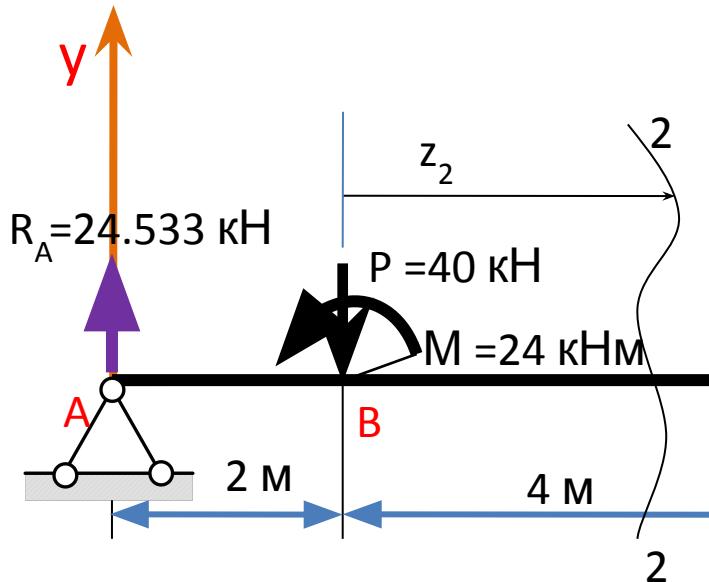
$$Q_y(z_1) = R_A = 24.533 \text{ kN} - \text{const}$$

**Правило знаков**  
при определении изгибающих моментов  $M_x$



при  
определении  
поперечных сил





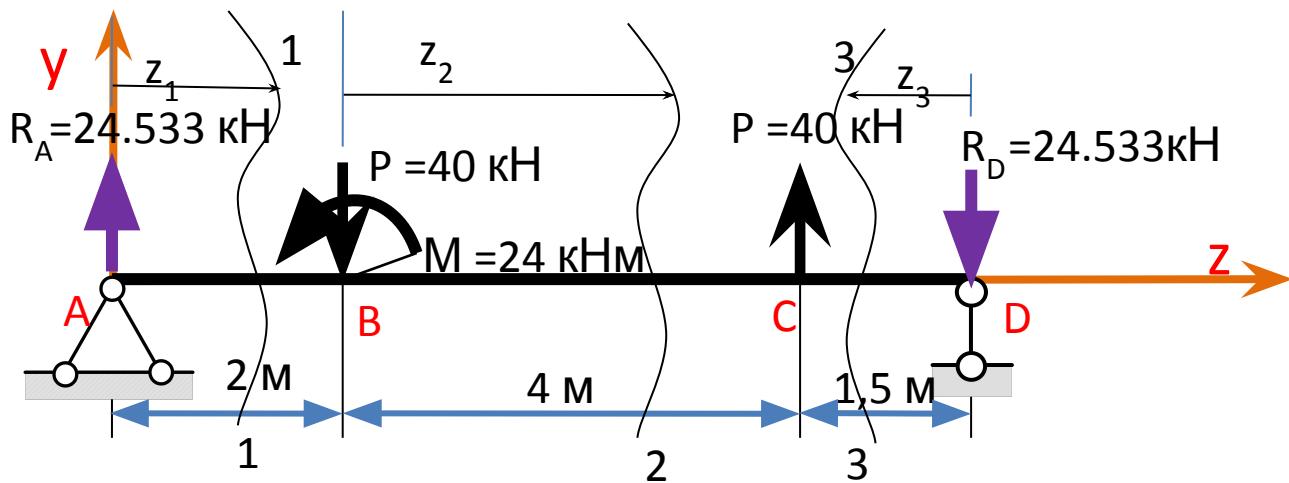
$$0 \leq z_2 \leq 4 \text{ m}$$

$$M_x(z_2) = R_A \cdot (2 + z_2) - P \cdot z_2 - M;$$

$$M_x(0) = 24,533 \cdot (2 + 0) - 40 \cdot 0 - 24 = 25,067 \text{ (kNm)};$$

$$M_x(4) = 24,533 \cdot (2 + 4) - 40 \cdot 4 - 24 = -36,8 \text{ (kNm)};$$

$$Q_y(z_2) = R_A - P = 24,533 - 40 = 15,467 \text{ (kN)} - \text{const};$$



$$0 \leq z_3 \leq 1,5M$$

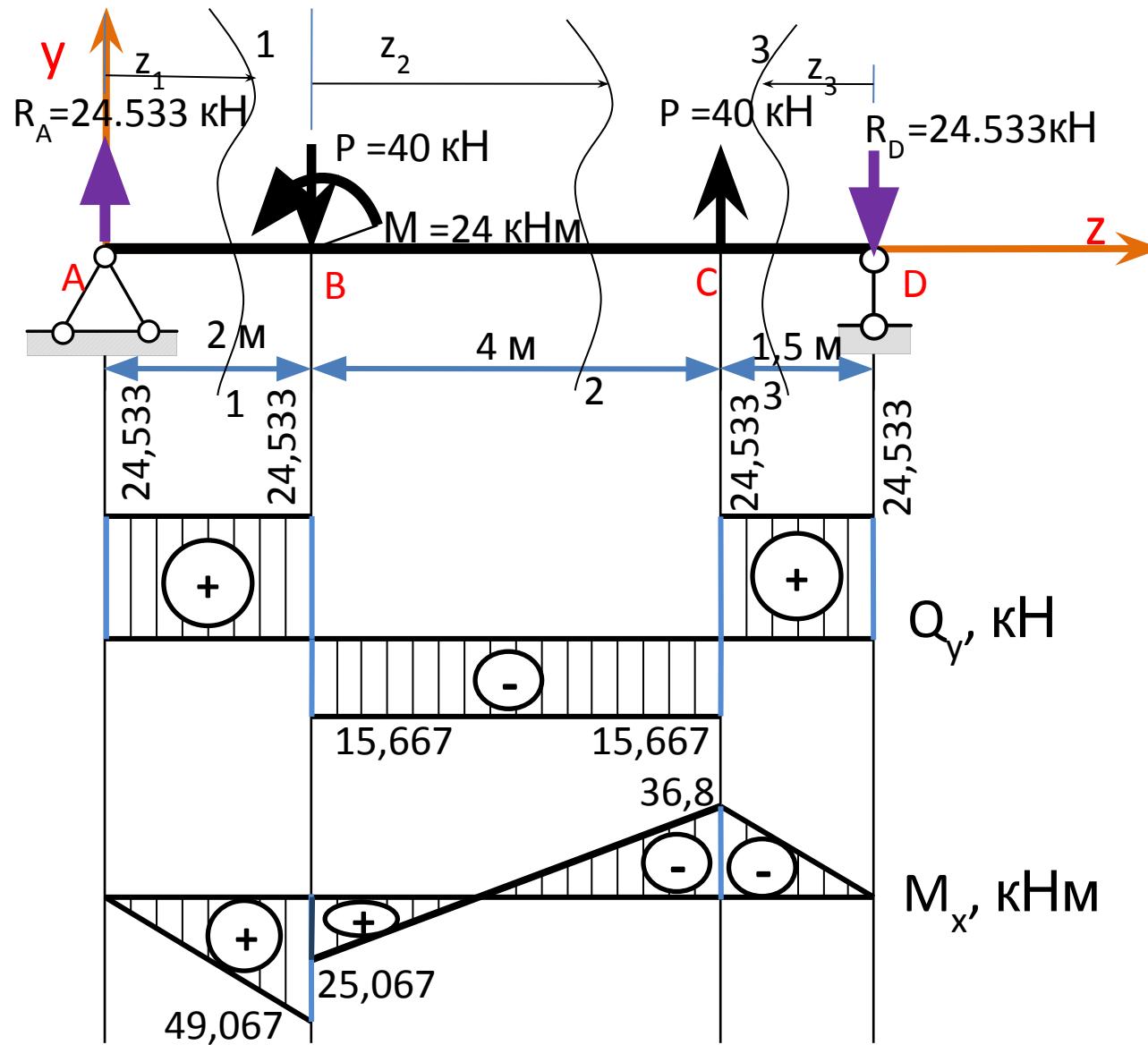
$$M_x(z_3) = -R_D \cdot z_3;$$

$$M_x(0) = -24,533 \cdot 0 = 0 \text{ (kNm);}$$

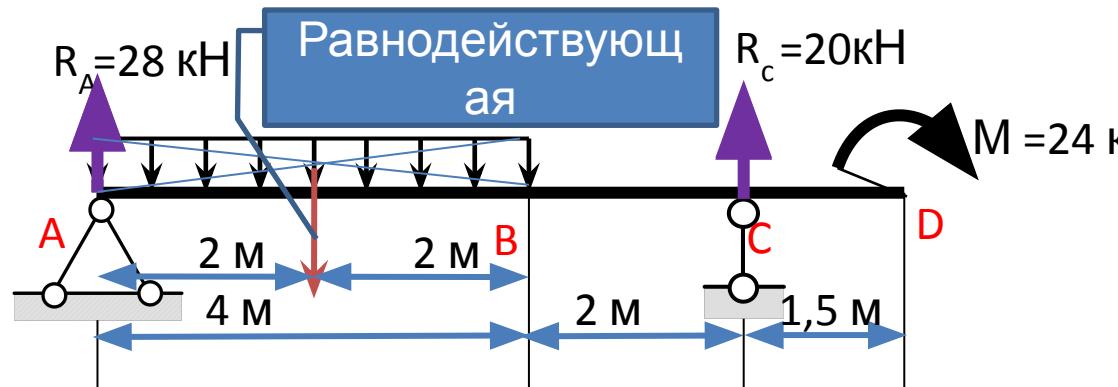
$$M_x(1,5) = -24,533 \cdot 1,5 = -36,8 \text{ (kNm);}$$

$$Q_y(z_3) = R_D = 24,533 \text{ (kN)} - \text{const};$$

### 3. Построение эпюр поперечных сил $Q_y$ и изгибающих моментов $M_x$ .



# Задача 2.



1. Определяем опорные  
а) реакции.  $4 \times q \times 2 + 6 \times R_c - M = 0$

$$RH_c = \frac{4 \times 12 \times 2 + 24}{6} = 20( )$$

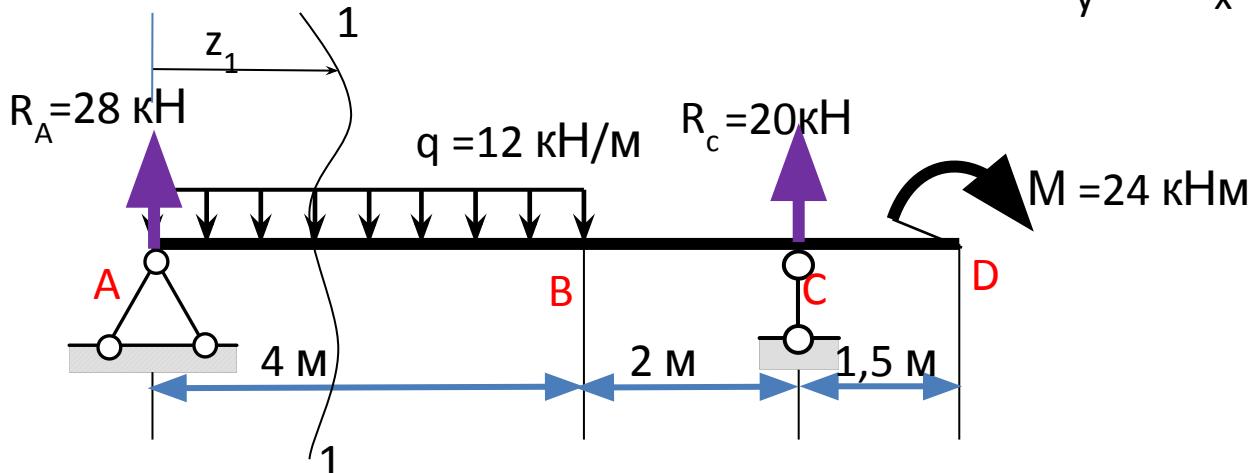
а)  $M_c = 0: 4 \times q \times 4 - 6 \times R_A - M = 0$

$$RH_A = \frac{4 \times 12 \times 4 - 24}{6} = 28( )$$

Проверка

а:  
а)  $F_y = 0: -4 \times q - R_A + R_c = -4 \times 12 + 28 + 20 = -48 + 48 = 0$

## 2. Определение внутренних усилий $Q_y$ и $M_x$ .



$$0 \leq z_1 \leq 4\text{м}$$

$$M_x(z_1) = R_A \cdot z_1 - z_1 \cdot q \cdot z_1 / 2;$$

$$Q_y(z_1) = R_A - z_1 \cdot q;$$

$$M_x(0) = 28 \cdot 0 - 0 \cdot 12 \cdot 0 / 2 = 0;$$

$$Q_y(0) = 28 - 0 \cdot 12 = 28(\text{kН});$$

$$\begin{aligned} M_x(4) &= 28 \cdot 4 - 4 \cdot 12 \cdot 4 / 2 = \\ &= 16 (\text{kНм}); \end{aligned}$$

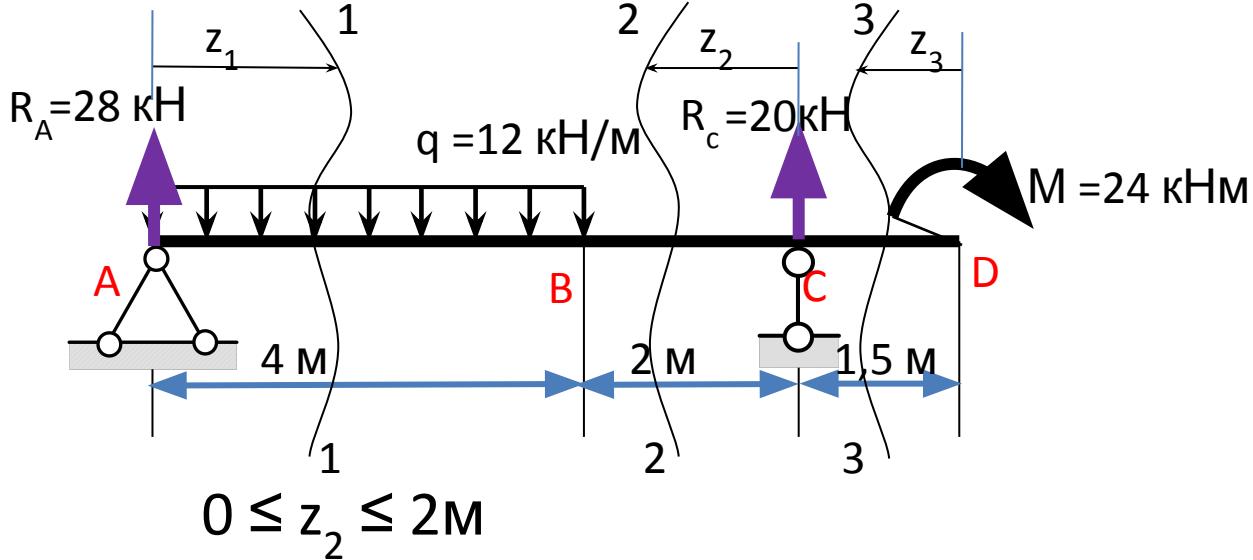
$$Q_y(4) = 28 - 4 \cdot 12 = -20 (\text{kН});$$

$$\frac{dM_x(z_1)}{dz_1} = R_A - z_1 \cdot q = 0$$

$$z_{1,\max} = \frac{R_A}{q} = \frac{28}{12} = 2,33 (\text{м})$$

$$\begin{aligned} M_{x,\max}(2,33) &= 28 \cdot 2,33 + 2,33 \cdot 12 \cdot 2,33 / 2 = \\ &= 32,67 (\text{kНм}); \end{aligned}$$

Определим экстремум функции  $M_x$



$$M_x(z_2) = R_C \cdot z_2 - M;$$

$$M_x(0) = 20 \cdot 0 - 24 = -24 \text{ (kNm)};$$

$$M_x(2) = 20 \cdot 2 - 24 = 16 \text{ (kNm)};$$

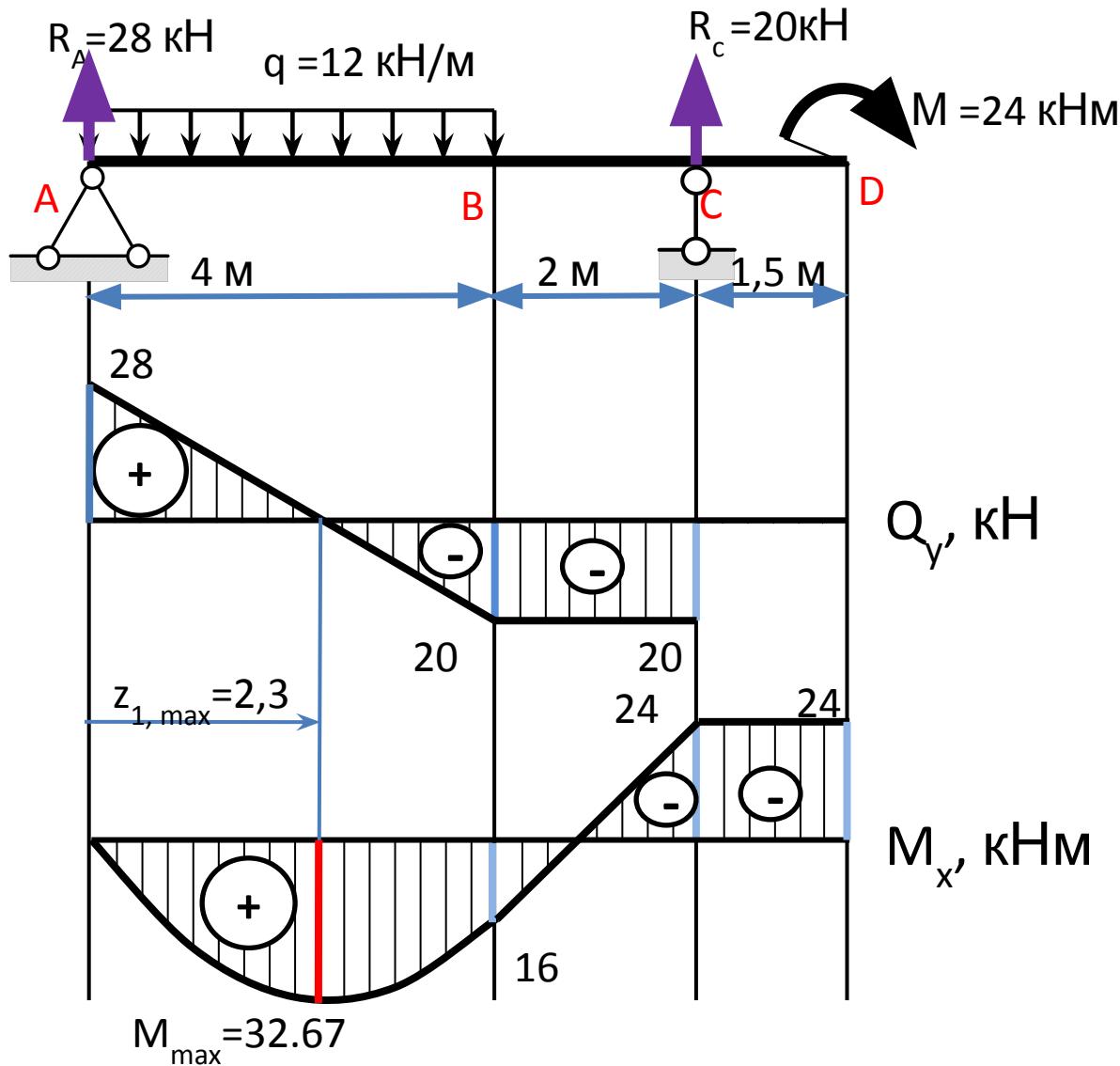
$$Q_y(z_2) = -R_C = -20 \text{ (kNm)} - \text{const};$$

$$0 \leq z_3 \leq 1.5 \text{ m}$$

$$M_x(z_3) = -M = -24 \text{ (kNm)} - \text{const};$$

$$Q_y(z_3) = 0;$$

### 3. Построение эпюр поперечных сил $Q_y$ и изгибающих моментов $M_x$ .

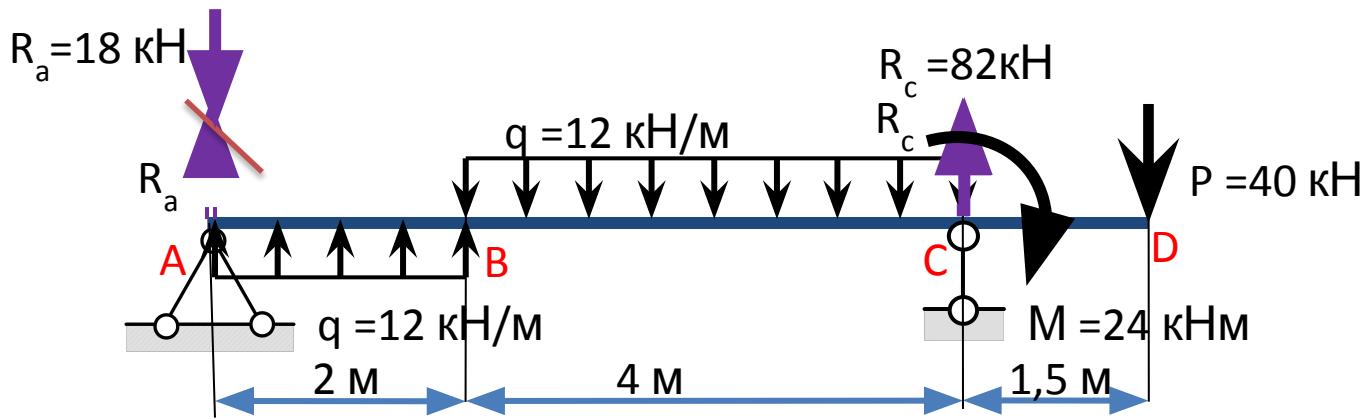


$$\frac{d^2 M_x(z_2)}{dz_2^2} = -q;$$



$Q_y, \text{ кН}$

$M_x, \text{ кНм}$



1. Определяем опорные реакции.

$$\text{а} \quad M_A = 0 : - 7,5 \times P + 2 \times q \times 1 - 4 \times q \times 4 + 6 \times R_c - M = 0$$

$$R_c = \frac{7,5 \times 40 - 2 \times 12 \times 1 + 4 \times 12 \times 4 + 24}{6} = 82 (\text{кН})$$

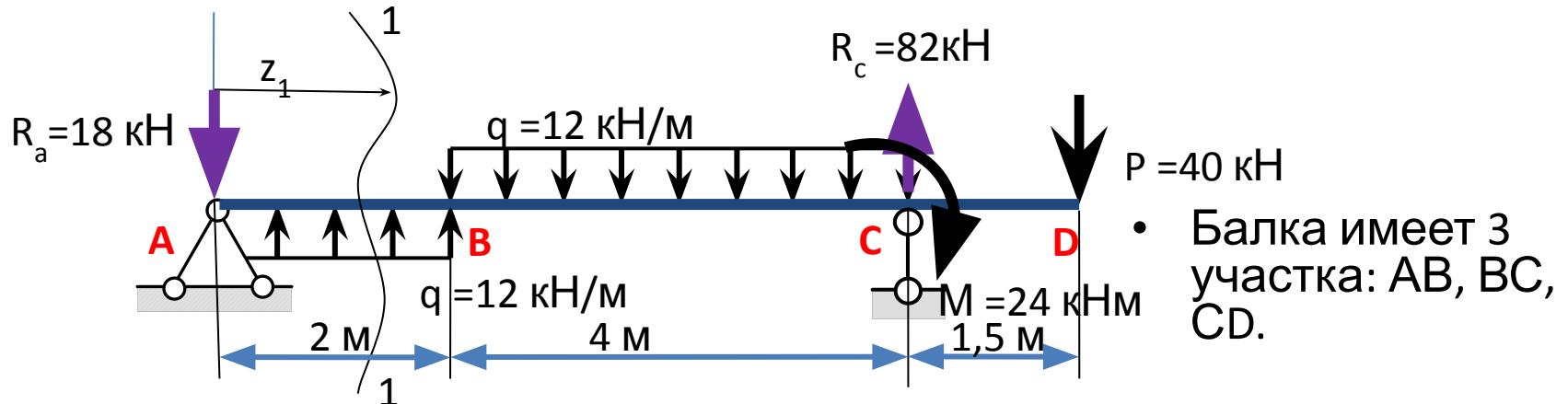
$$\text{а} \quad M_C = 0 : 1,5 \times P - 2 \times q \times 5 + 4 \times q \times 2 - 6 \times R_A - M = 0$$

$$R_A = \frac{1,5 \times 40 - 2 \times 12 \times 5 + 4 \times 12 \times 2 - 24}{6} = - 18 (\text{кН})$$

Проверка

$$\text{а} \quad F_y = 0 : - P + 2 \times q - 4 \times q - R_A + R_c = - 40 + 2 \times 12 - 4 \times 12 - 18 + 82 = \\ = 106 - 106 = 0$$

2. Определяем значения поперечных сил и изгибающих моментов.



$$0 \leq z_1 \leq 2\text{м}$$

$$M_x(z_1) = -R_A \cdot z_1 + z_1 \cdot q \cdot z_1 / 2;$$

$$Q_y(z_1) = -R_A + z_1 \cdot q;$$

$$M_x(0) = -18 \cdot 0 + 0 \cdot 12 \cdot 0 / 2 = 0;$$

$$Q_y(0) = -18 + 0 \cdot 12 = -18(\text{kН});$$

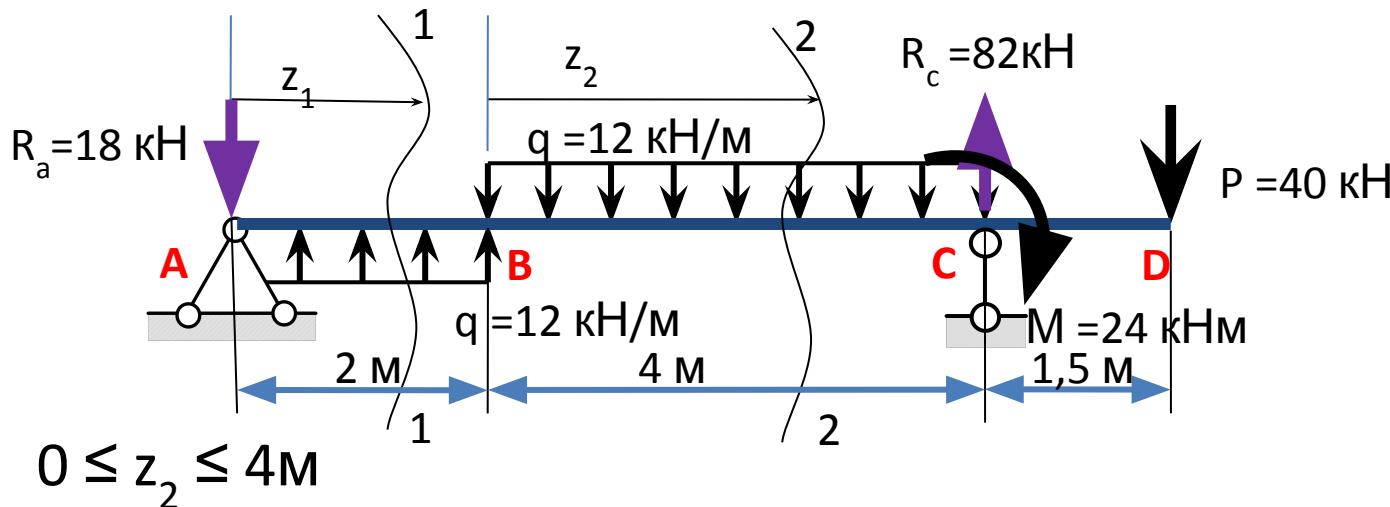
$$\begin{aligned} M_x(2) &= -18 \cdot 2 + 2 \cdot 12 \cdot 2 / 2 = \\ &= -12 (\text{kНм}); \end{aligned}$$

$$Q_y(2) = -18 + 2 \cdot 12 = 6 (\text{kН});$$

$$\frac{dM_x(z_1)}{dz_1} = -R_A + z_1 \cdot q = 0$$

$$\begin{aligned} M_{x,\max}(1.5) &= -18 \cdot 1.5 + 1.5 \cdot 12 \cdot 1.5 / 2 = \\ &= -13.5 (\text{kНм}); \end{aligned}$$

$$M_{1,\max} = \frac{R_A}{q} = \frac{18}{12} = 1.5 (\text{ )})$$



$$M_x(z_2) = -R_A \cdot (2+z_2) + 2 \cdot q \cdot (1+z_2) - z_2 \cdot q \cdot z_2 / 2;$$

$$M_x(0) = -18 \cdot (2+0) + 2 \cdot 12 \cdot (1+0) - 0 \cdot 12 \cdot 0 / 2 = -12 (\text{kHM});$$

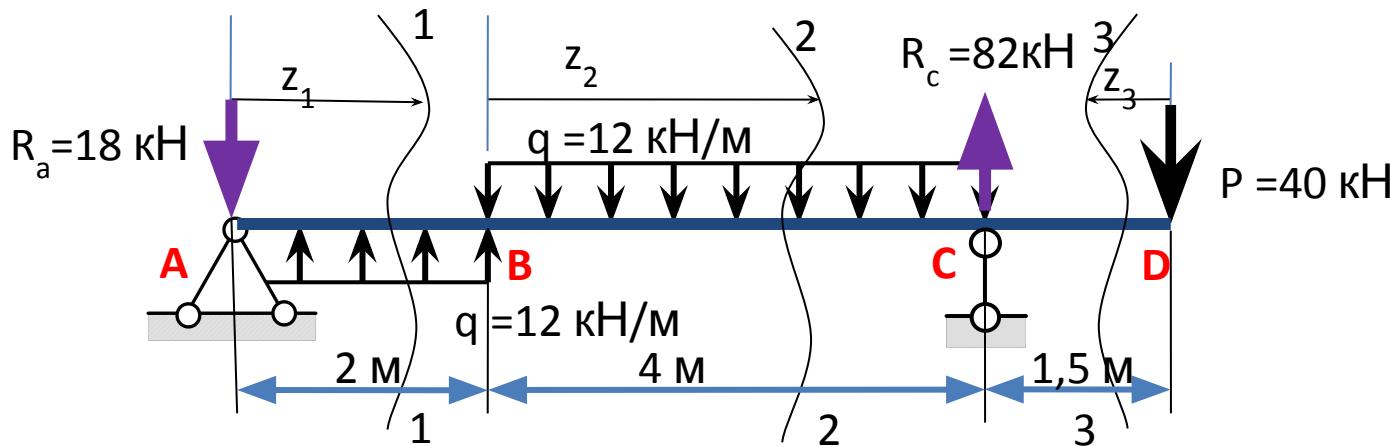
$$M_x(4) = -18 \cdot (2+4) + 2 \cdot 12 \cdot (1+4) - 4 \cdot 12 \cdot 4 / 2 = -84 (\text{kHM});$$

$$Q_y(z_2) = -R_A + 2 \cdot q - z_2 \cdot q; \quad Q_y(0) = -18 + 2 \cdot 12 - 0 \cdot 12 = 6 (\text{kH});$$

$$Q_y(4) = -18 + 2 \cdot 12 - 4 \cdot 12 = -42 (\text{kH});$$

$$\frac{dM_x(z_2)}{dz_2} = MR_A + 2 \times q - q \times z_2 = 0; \quad z_{2,\max} = \frac{-R_A + 2 \times q}{q} = \frac{-18 + 2 \times 12}{12} = 0.5 ( )$$

$$M_{x,\max}(0.5) = -18 \cdot 2.5 + 2 \cdot 12 \cdot 1.5 - 0.5 \cdot 12 \cdot 0.5 / 2 = -10.5 (\text{kHM});$$



$$0 \leq z_3 \leq 1,5\text{M}$$

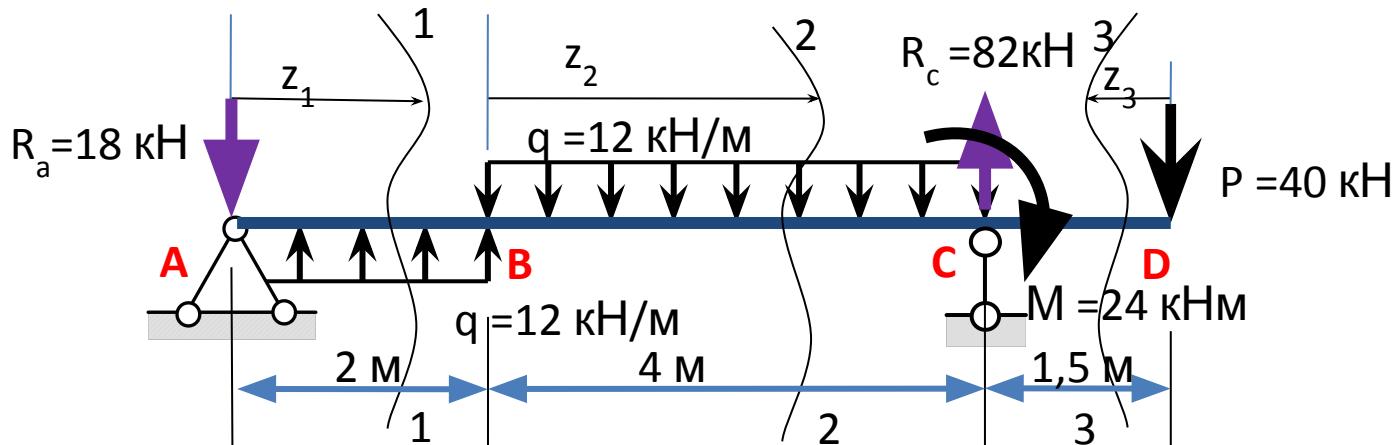
$$M_x(z_3) = -P \cdot z_3;$$

$$M_x(0) = -40 \cdot 0 = 0;$$

$$M_x(1.5) = -40 \cdot 1.5 = 60(\text{kNm});$$

$$Q_y(z_3) = P = 40 \text{ (kH)} - \text{const};$$

3. Строим эпюры изгибающих моментов и поперечных сил.



$$\frac{d^2 M_x(z_1)}{dz_1^2} = q; \quad z_{1,\max} = 1.5$$

$$\frac{d^2 M_x(z_2)}{dz_2^2} = -q; \quad z_{2,\max} = 0.5$$

