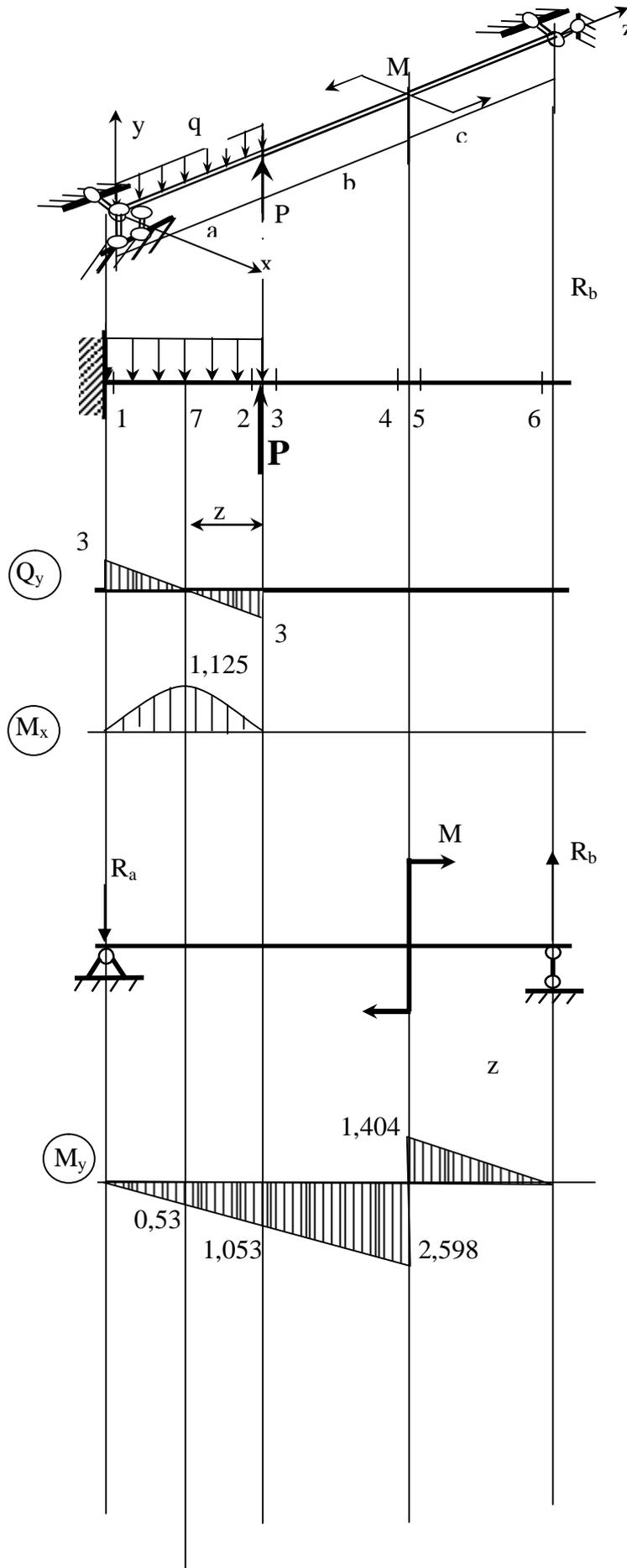


Для заданої балки визначити найбільші нормальні напруження та побудувати епюру напружень в небезпечному перерізі

$a = 1,5\text{ м}; b = 2,2\text{ м}; c = 1,2\text{ м}; P = 3\text{ кН}; M = 4\text{ кН}\cdot\text{м}; q = 4\text{ кН/м}$



1 Прикладываем силы, которые действуют в вертикальной плоскости.

Строим эпюру сил

$$Q_2 = -P = -3 \text{ кН}; \quad Q_1 = -P + qa = -3 + 4 \cdot 1,5 = 3 \text{ кН};$$

Значения моментов в характерных сечениях равны:

$$M_1 = P \cdot a - q \cdot \frac{a^2}{2} = 3 \cdot 1,5 - 4 \cdot \frac{1,5^2}{2} = 0 \text{ кНм}$$

$$z = \frac{3}{4} = 0,75 \text{ м};$$

$$M_{\max} = P \cdot z - q \cdot \frac{z^2}{2} = 3 \cdot 0,75 - 4 \cdot \frac{0,75^2}{2} = 1,125 \text{ кНм}$$

Прикладываем силы, которые действуют в горизонтальной плоскости.

Определяем реакции опор и строим эпюры Q_x и M_y

$$\sum M_B = 0; \quad R_A^F \cdot (a + b + c) - M = 0;$$

$$\sum M_A = 0; \quad R_B \cdot (a + b + c) - M = 0$$

$$R_B = \frac{4}{1,5 + 2,2 + 2} = \frac{4}{5,7} = 0,702 \text{ кН}$$

$$R_A = 0,702 \text{ кН}$$

Значения моментов в характерных сечениях равны:

$$M_1 = 0; \quad M_2 = M_3 = -0,702 \cdot 1,5 = -1,053 \text{ кНм}$$

$$M_4 = -0,702 \cdot (1,5 + 2,2) = -2,598 \text{ кНм}$$

$$M_5 = 0,702 \cdot 2 = 1,404 \text{ кНм};$$

$$M_7 = 0,702 \cdot 0,75 = 0,53 \text{ кНм};$$

3. Анализируем эпюры M_x и M_y , выбираем опасное сечение.

$$M_x = 1,125 \text{ кНм}, \quad M_y = 0,53 \text{ кНм};$$

С сортамента выписываем необходимые геометрические характеристики для двутавра 18: $H=18 \text{ см}$; $B=9 \text{ см}$; $F=23,4 \text{ см}^2$, $J_x=1290 \text{ см}^4$, $J_y = 82,6 \text{ см}^4$.

Для полосы 170×14

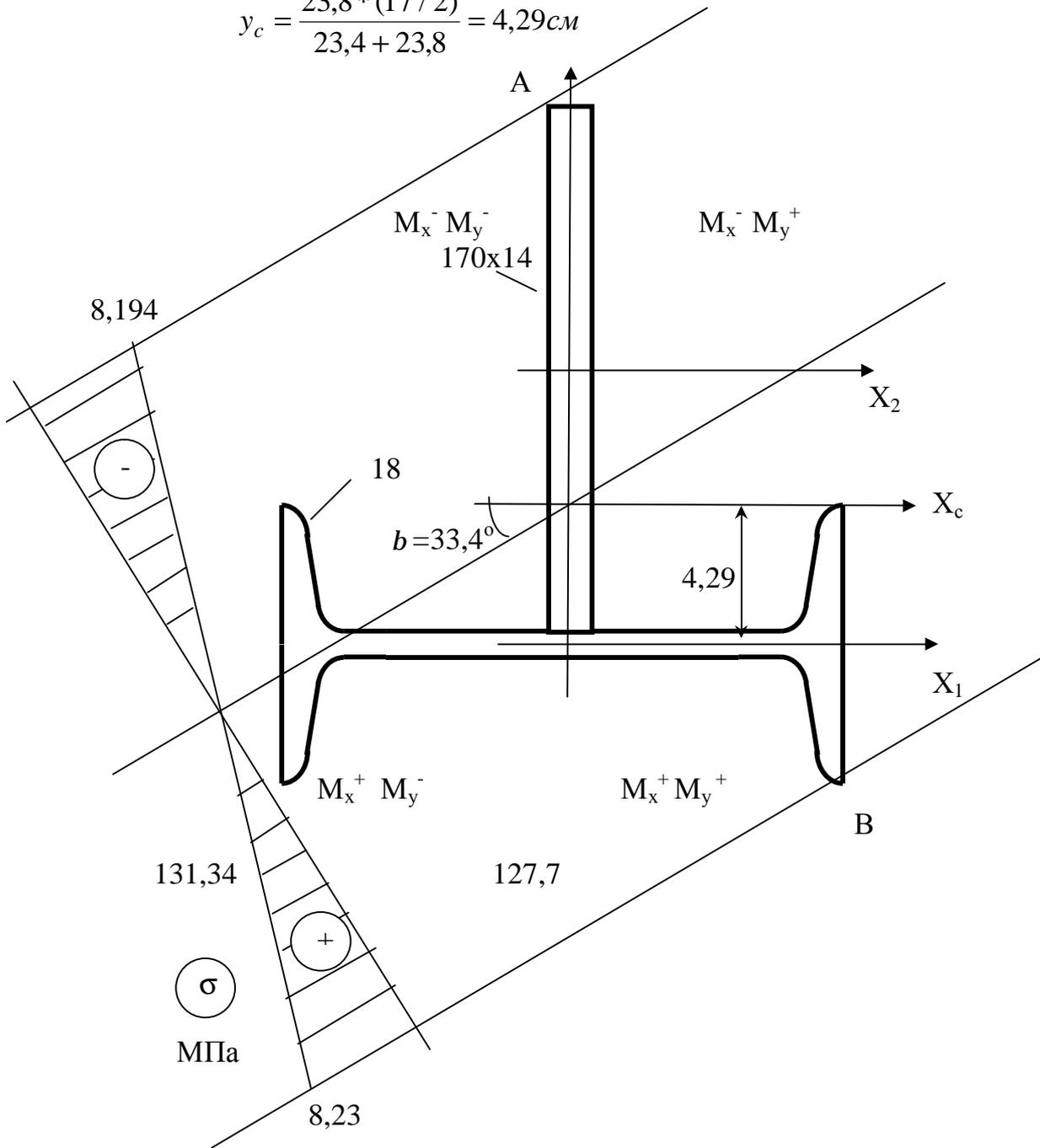
$$F = 17 \cdot 1,4 = 23,8 \text{ см}^2$$

$$J_x = \frac{1,4 \cdot 17^3}{12} = 573,18 \text{ см}^4$$

$$J_y = \frac{1,4^3 \cdot 17}{12} = 3,89 \text{ см}^4$$

Положение центра тяжести сечения (начало отсчета принимаем в центре тяжести двотавра)

$$y_c = \frac{23,8 * (17 / 2)}{23,4 + 23,8} = 4,29 \text{ см}$$



Находим моменты инерции сечения по формуле

$$J_{X_c} = \sum_{i=1}^n [J_{X_{c_i}} + a_i^2 F_i] .$$

Тут J_{xc_i} - моменты инерции каждой из фигур относительно собственных осей X_{c_i} ;

a_i – расстояние между осями X_c и X_{c_i}

$$J_{xc} = 82,6 + 4,29^2 * 23,4 + 873,18 + (8,5 - 4,29)^2 * 23,8 = 1808,27 \text{ см}^4$$

$$J_{yc} = \sum_{i=1}^n (J_{yc_i} + b_i^2 F_i) = 1290 + 3,89 = 1293,89 \text{ см}^4$$

Определяем положение нейтральной оси

$$tg b = \left| \frac{M_y}{M_x} \right| \cdot \frac{I_x}{I_y} = \left| \frac{0,53}{1,125} \right| \cdot \frac{1808,27}{1293,89} = 0,658$$

Откуда: $b = 33,4^\circ$

Находим напряжения в наиболее удаленных точках А и В.

$$y_A = 17 - 4,29 = 12,71 \text{ см}$$

$$X_A = \frac{1,4}{2} = 0,7 \text{ см}$$

$$S_A = \frac{M_x \cdot y_A}{J_x} + \frac{M_y \cdot X_A}{J_y} = \frac{1,125 * 10^{-3} * 12,71 * 10^{-2}}{1808,27 * 10^{-8}} + \frac{0,53 * 10^{-3} * 0,7 * 10^{-2}}{1293,89 * 10^{-8}} = 8,194 \text{ МПа}$$

$$y_B = \frac{4}{2} - 7,96 + 2,6 = 6,64 \text{ см}, \quad X_B = \frac{20}{2} = 10 \text{ см}$$

$$S_B = \frac{M_x \cdot y_B}{J_x} + \frac{M_y \cdot X_B}{J_y} = \frac{1,125 * 10^{-3} * 6,64 * 10^{-2}}{1808,27 * 10^{-8}} + \frac{0,53 * 10^{-3} * 10 * 10^{-2}}{1293,89 * 10^{-8}} = 8,23 \text{ МПа}$$