

西南交通大学 2014 年全日制硕士研究生
招生入学考试试卷

试题代码：874

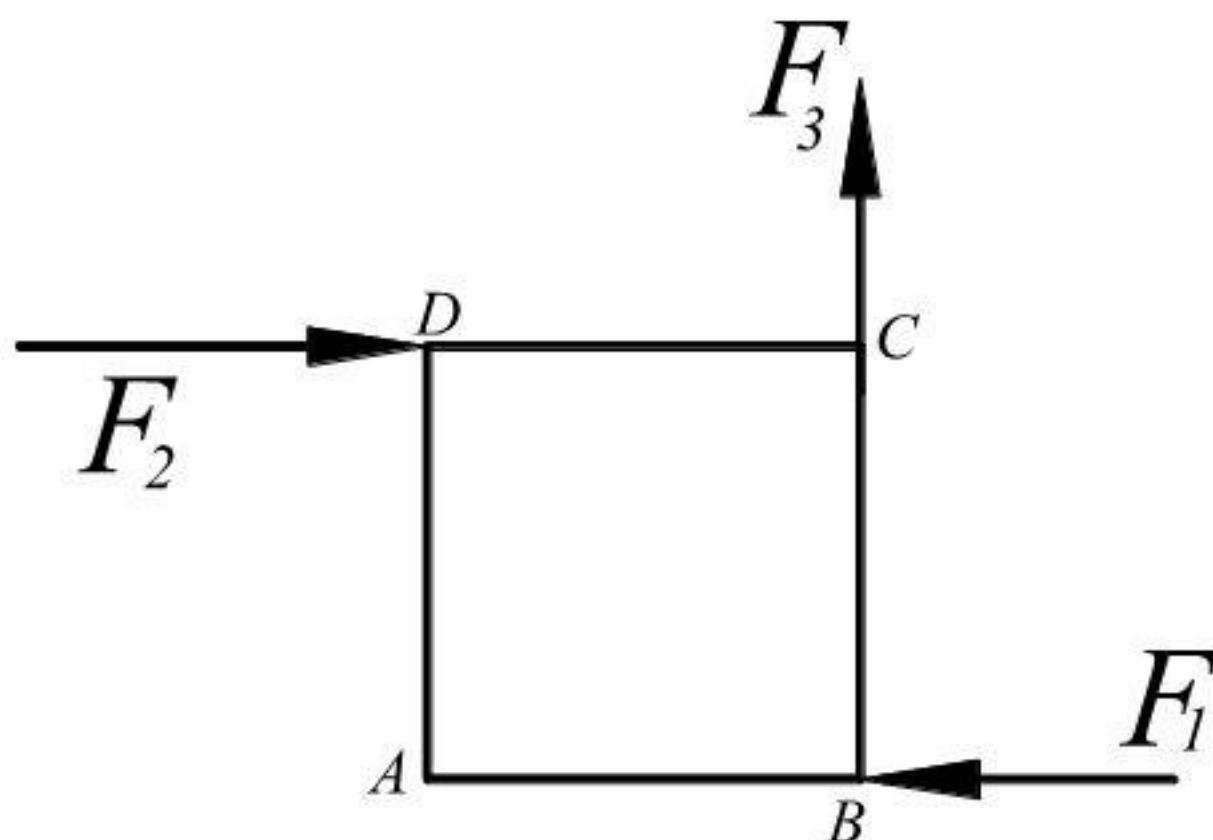
试题名称：工程力学

考试时间：2014 年 1 月

考生请注意：

- 1、本试题共 9 大题，共 4 页，满分 150 分，
请认真检查；
- 2、答题时，直接将答题内容写在考场提供的
答题纸上，答在试卷上的内容无效；
- 3、请在答题纸上按要求填写试题代码和试
题名称；
- 4、试卷不得拆开，否则遗失后果自负。

一、边长为 $a=2m$ 的正方形板受力如图 1 所示，已知： $F_1=70kN$ ， $F_2=100kN$ ， $F_3=40kN$ ，求该力系向 A 点简化的结果，并将结果在图中表示出来。(10 分)



二、外伸梁所受载荷如图 2 所示。已知均布载荷集度为 q ，集中力 $P=qa$ ，梁的尺寸如图所示。试画出剪力图与弯矩图。

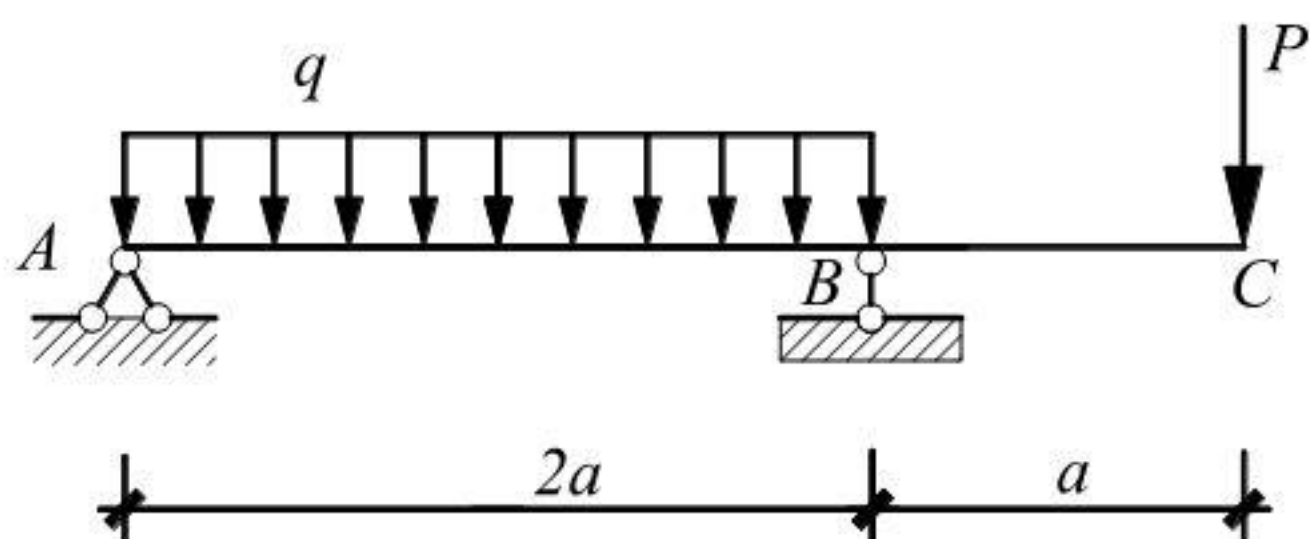


图 2

三、求图 3 所示应力状态的主应力及最大切应力。(单位: MPa)(15 分)

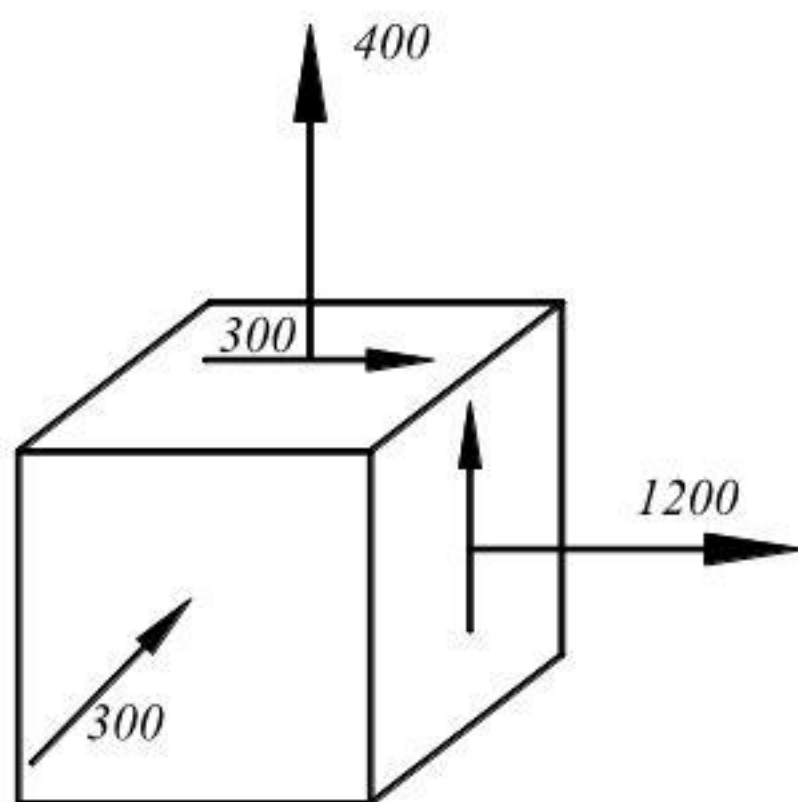


图 3

四、如图 4 所示结构，其构件尺寸如图，略去各构件自重， C 、 E 处为铰链。已知： $F=10\text{kN}$ ， $M=12\text{kN}\cdot\text{m}$ 。试求 A 、 B 、 D 处的约束力。（20 分）

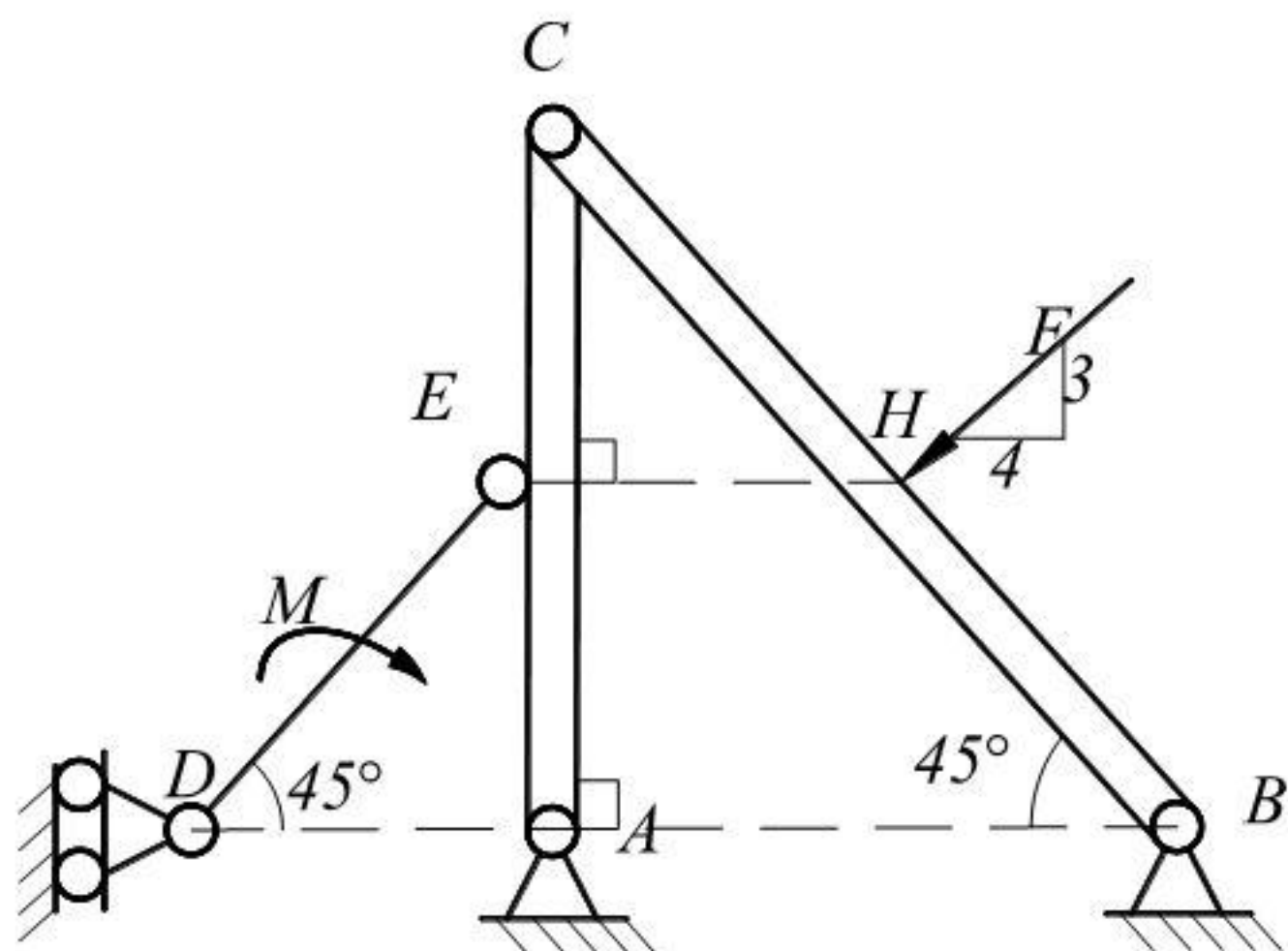


图 5

五、有一木质拉杆如图 5 所示，截面原为边长 a 的正方形，拉力 F_P 与杆轴重合，后因使用上的需要，在杆长的某一段范围内开一 $a/2$ 宽的切口，如图所示，试求 $m-m$ 截面上的最大拉应力和最大压应力，以及这最大拉应力是截面削弱前的拉应力值的几倍?(20 分)

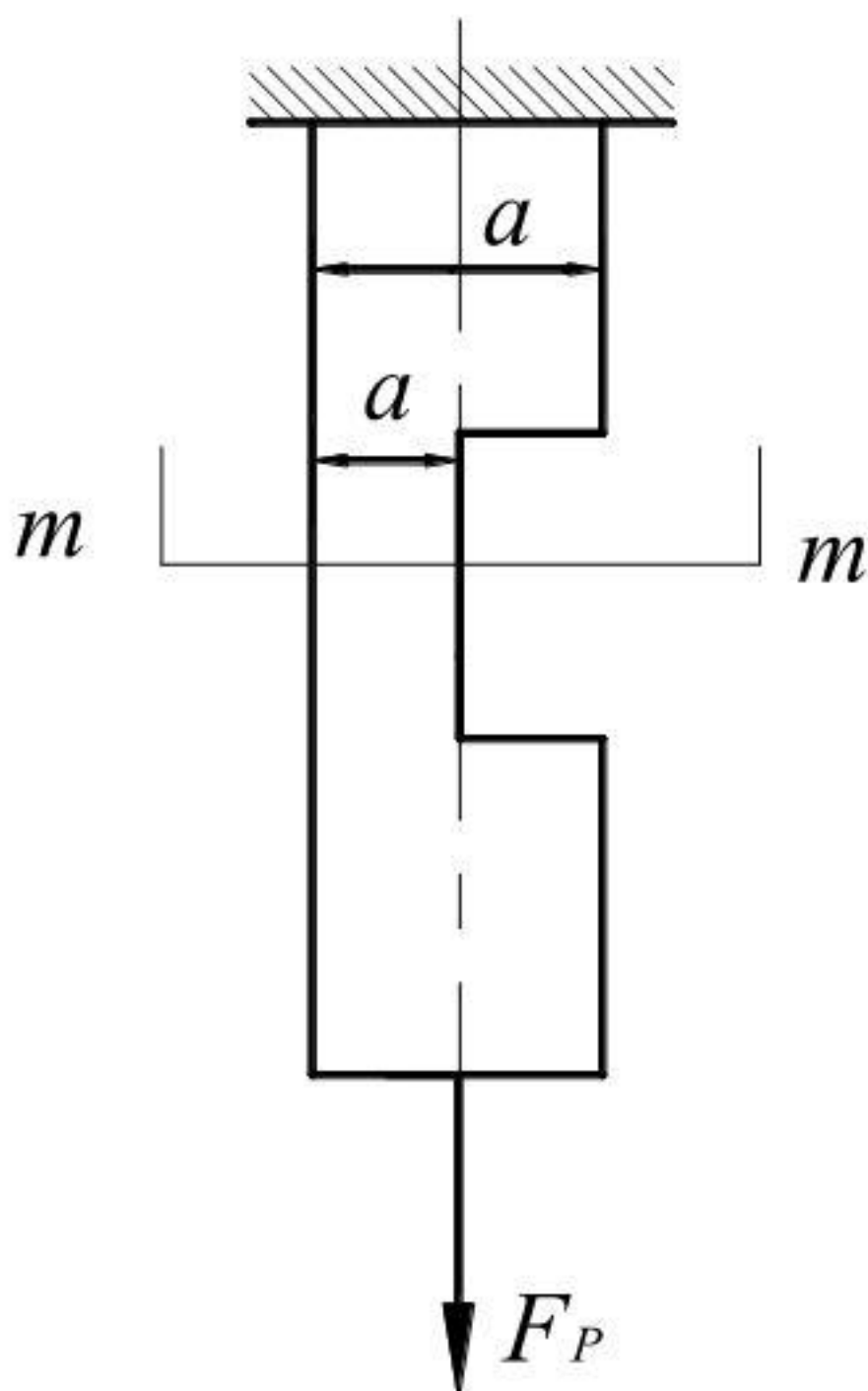


图 5

六、如图 6 所示结构，刚体横梁 AB 由斜杆 CD 吊在水平位置上，斜 $3/4$ 杆 CD 的抗拉刚度为 EA ， B 点处受荷载 F_P 作用。试求 B 点的位移 Δ_B (20 分)

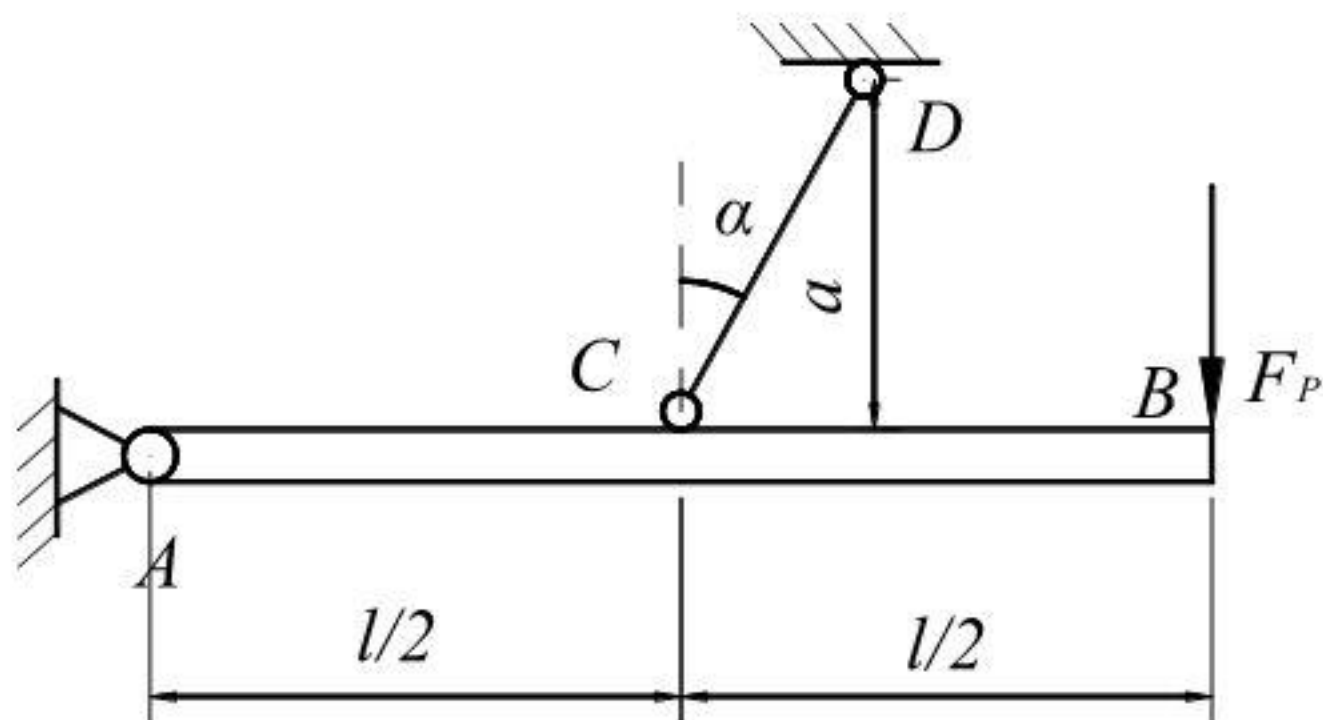


图 6

七、如图 7 所示，圆轮由均质圆环和沿直线的均质细杆固结而成，圆环和细杆的质量均为 m 。设圆轮由静止开始释放沿斜面滚下(只滚不滑)，求圆轮的角加速度。(15 分)

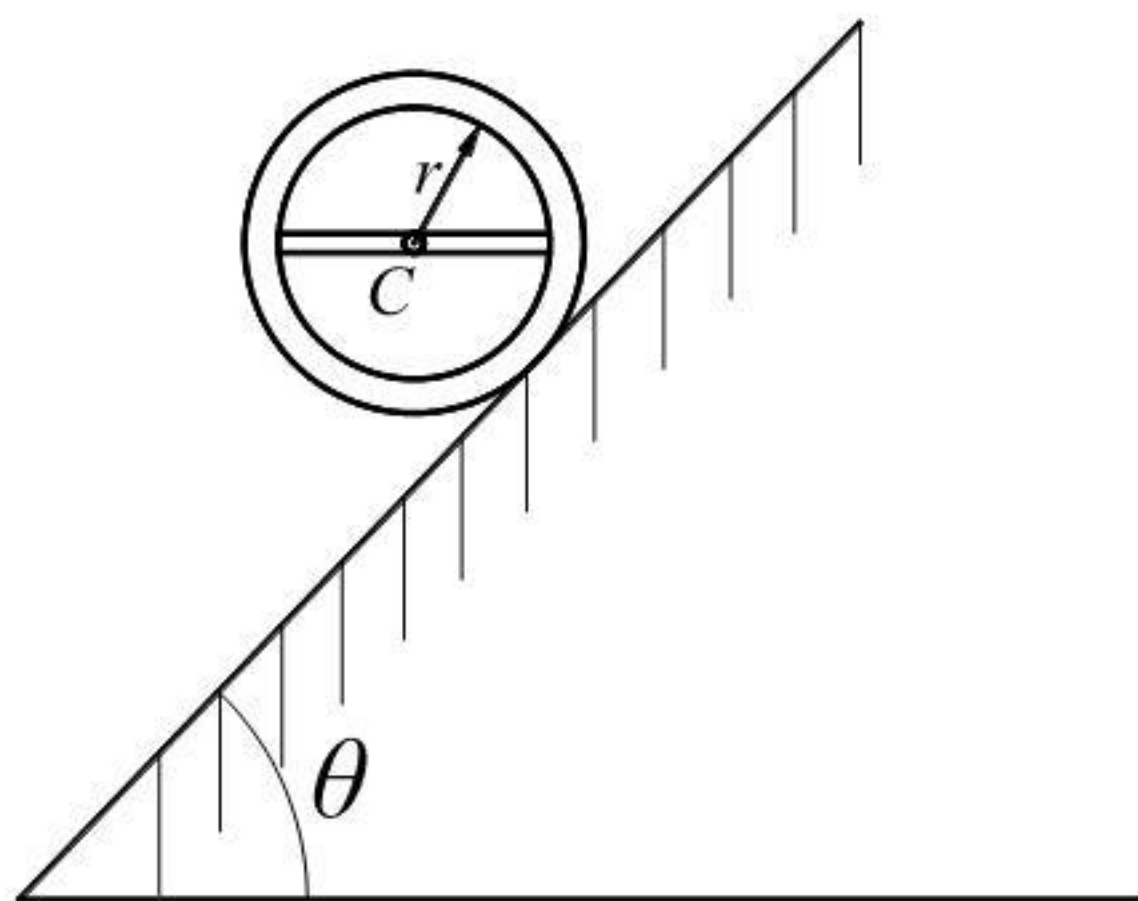


图 7

八、如图 8 所示矩形截面简支梁，材料容许应力 $[\sigma]=10\text{MPa}$ ，已知 $b=12\text{cm}$ ，若采用截面高宽比为 $h/b=5/3$ ，试求梁能承受的最大分布荷载的集度 q 。(20 分)

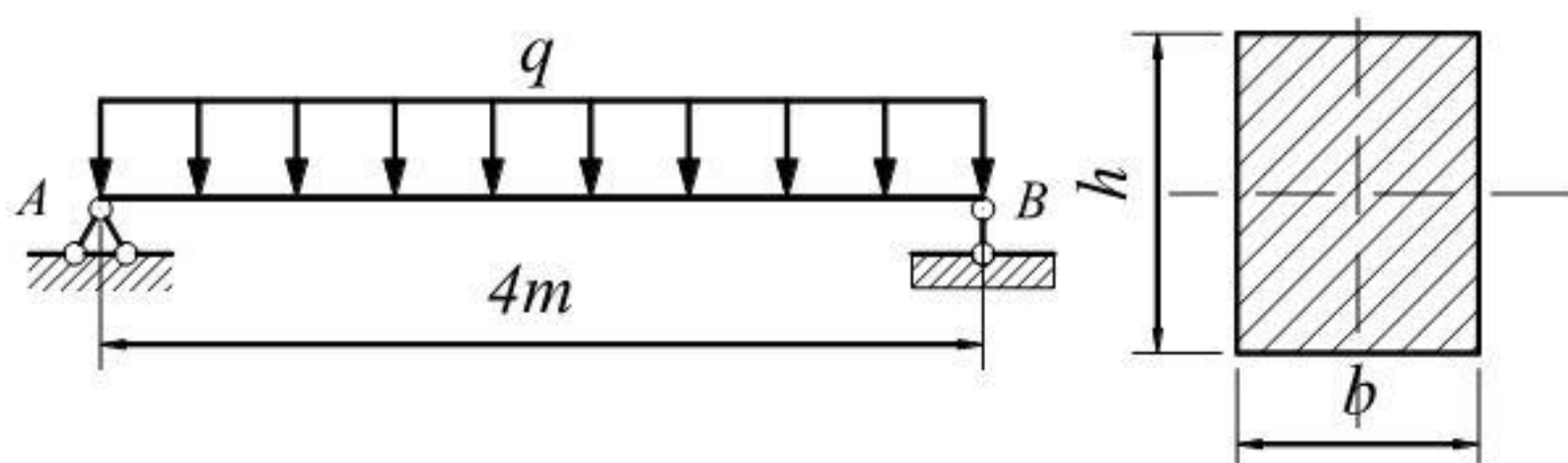


图 8

九、如图 9 所示结构中，三个杆的抗压刚度相同，杆 2 与水平刚性杆之间存在微小空隙 δ ， P 作用下杆 1 和杆 3 变形后杆 2 也受力，试列出解此超静定问题的平衡方程与补充方程。(15 分)

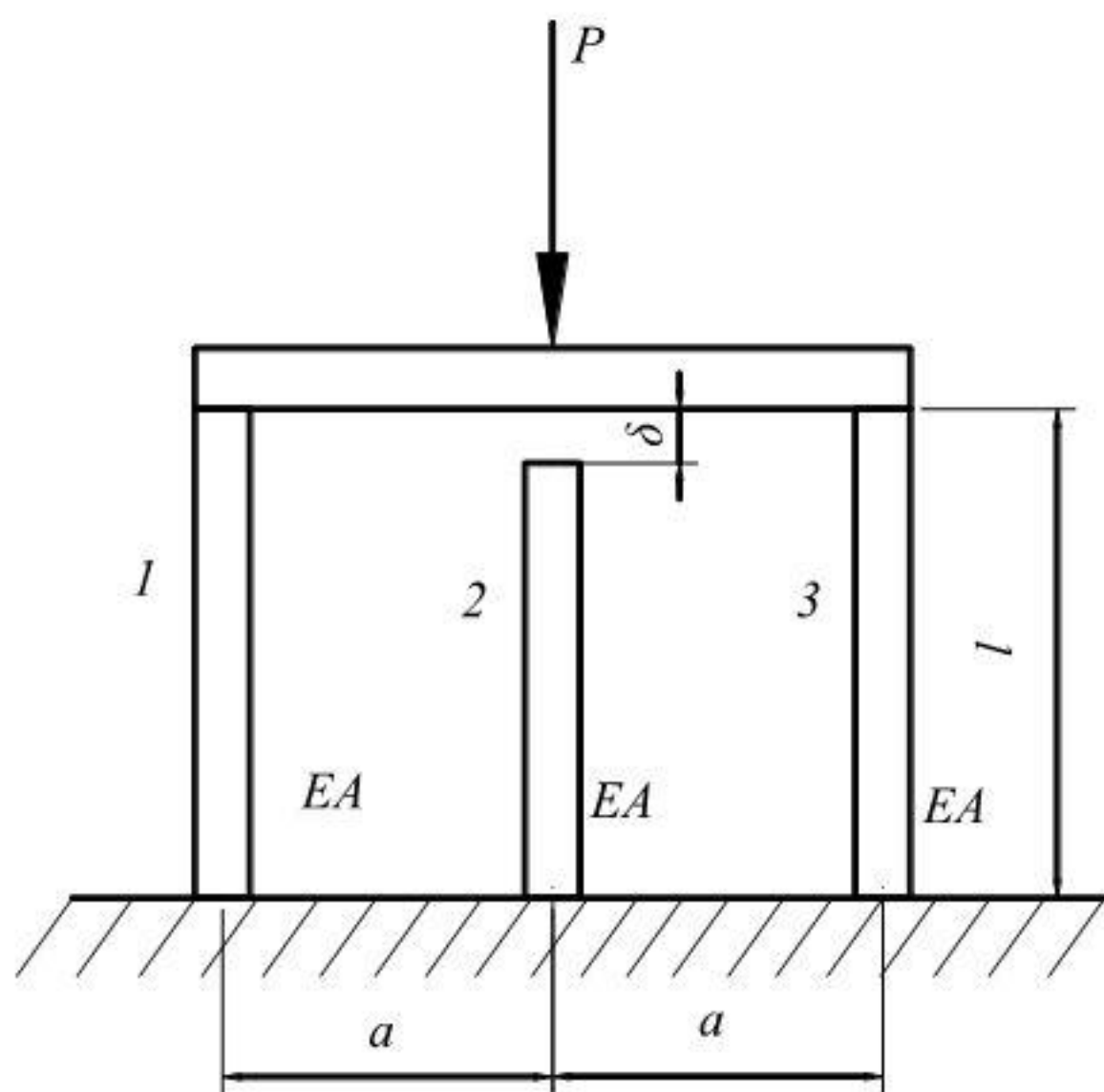


图 9

西南交通大学 2014 年全日制硕士研究生
招生入学考试试卷试题解析

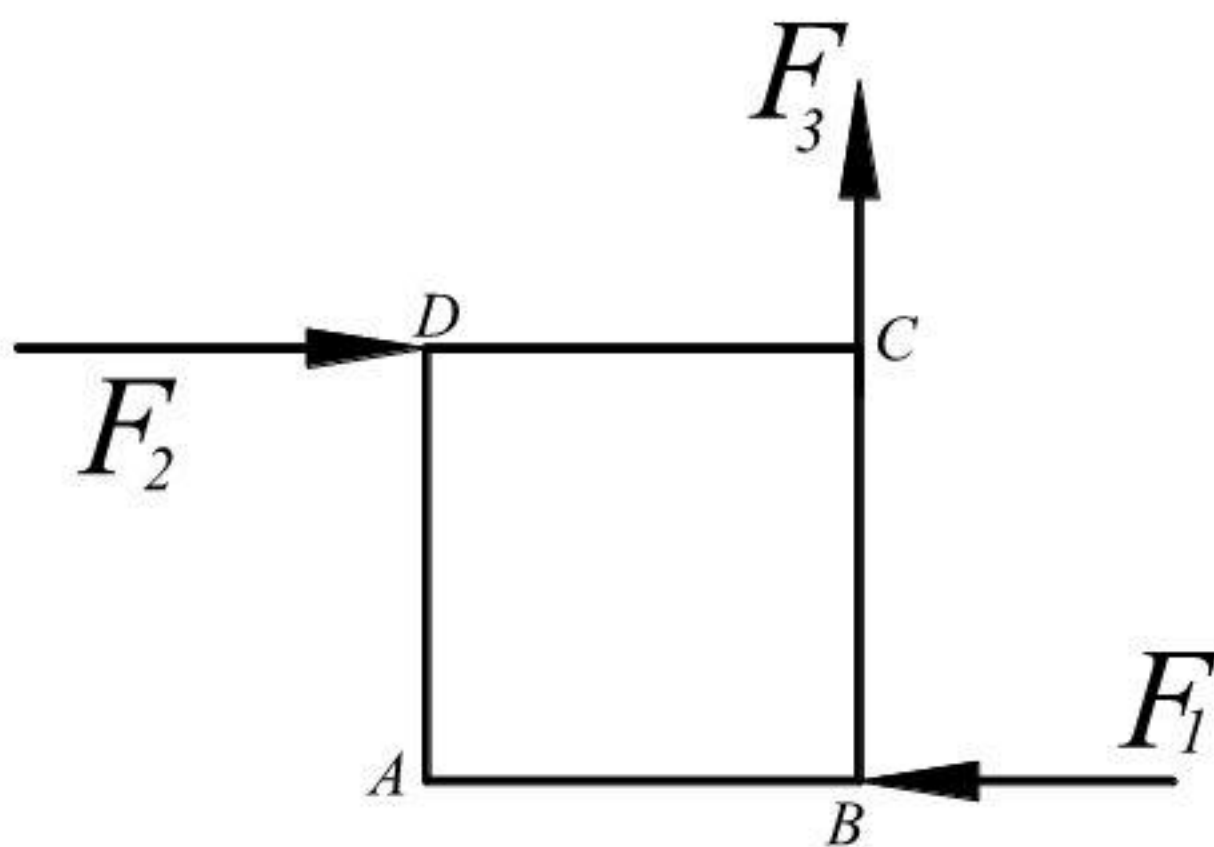
试题代码：874

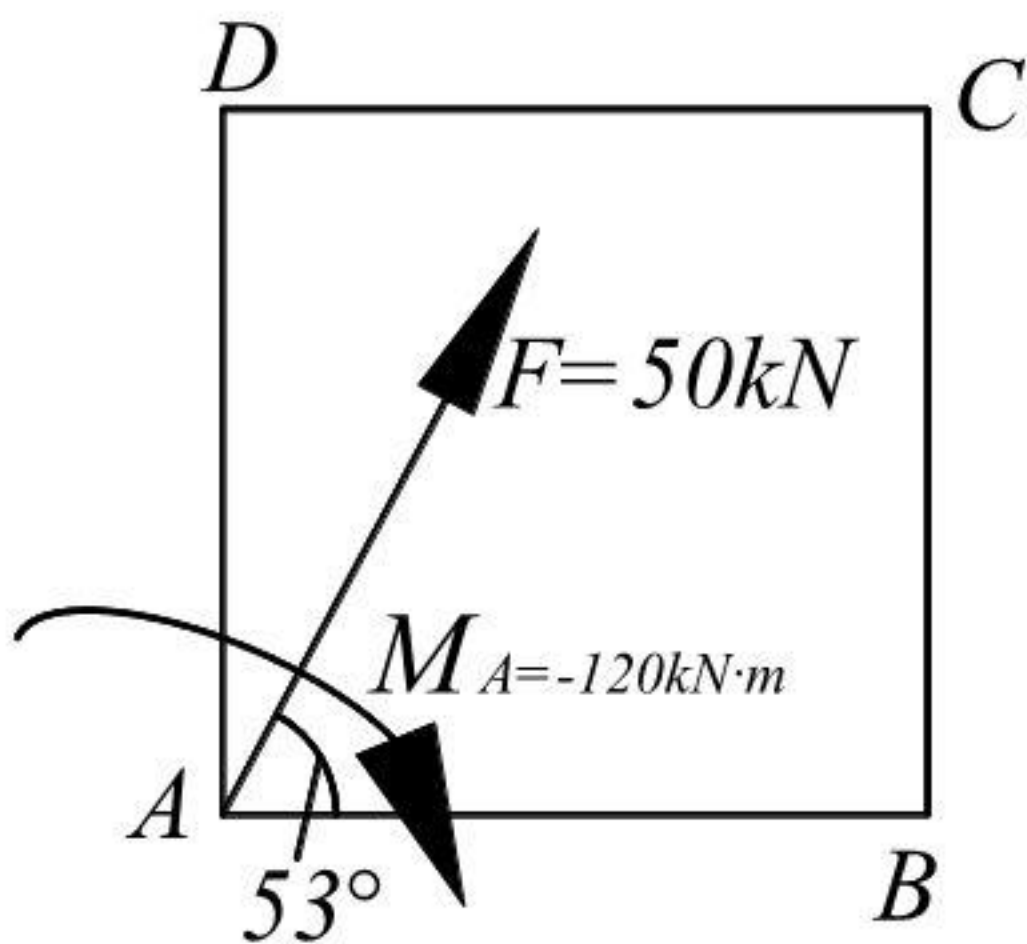
试题名称：工程力学

一、边长为 $a=2m$ 的正方形板受力如图 1 所示，已知： $F_1=70kN$ ， $F_2=100kN$ ， $F_3=40kN$ ，求该力系向 A 点简化的结果，并将结果在图中表示出来。(10 分)

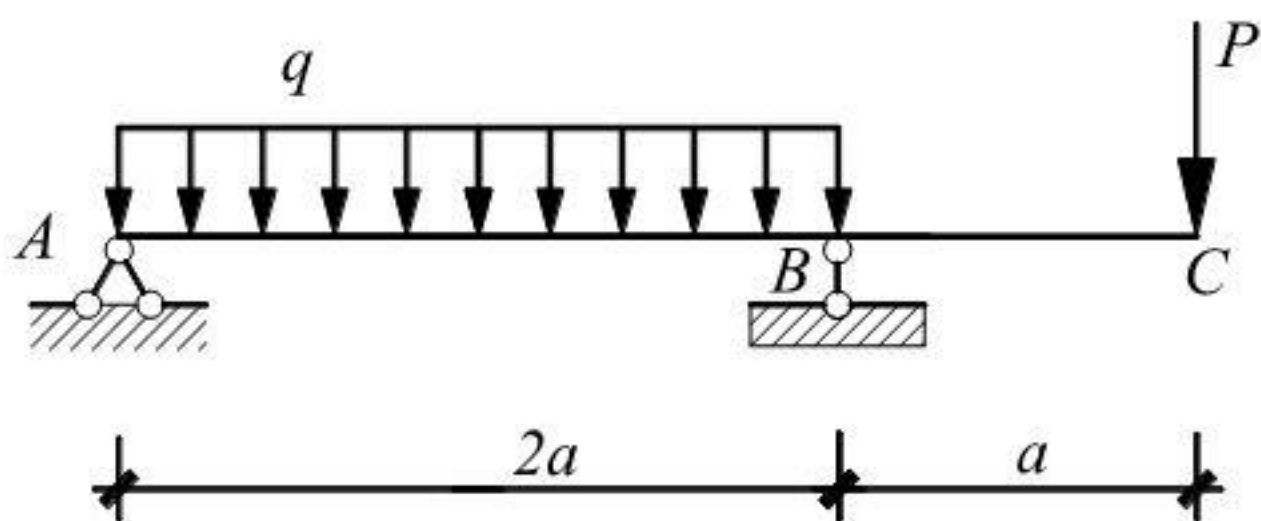
解：如图

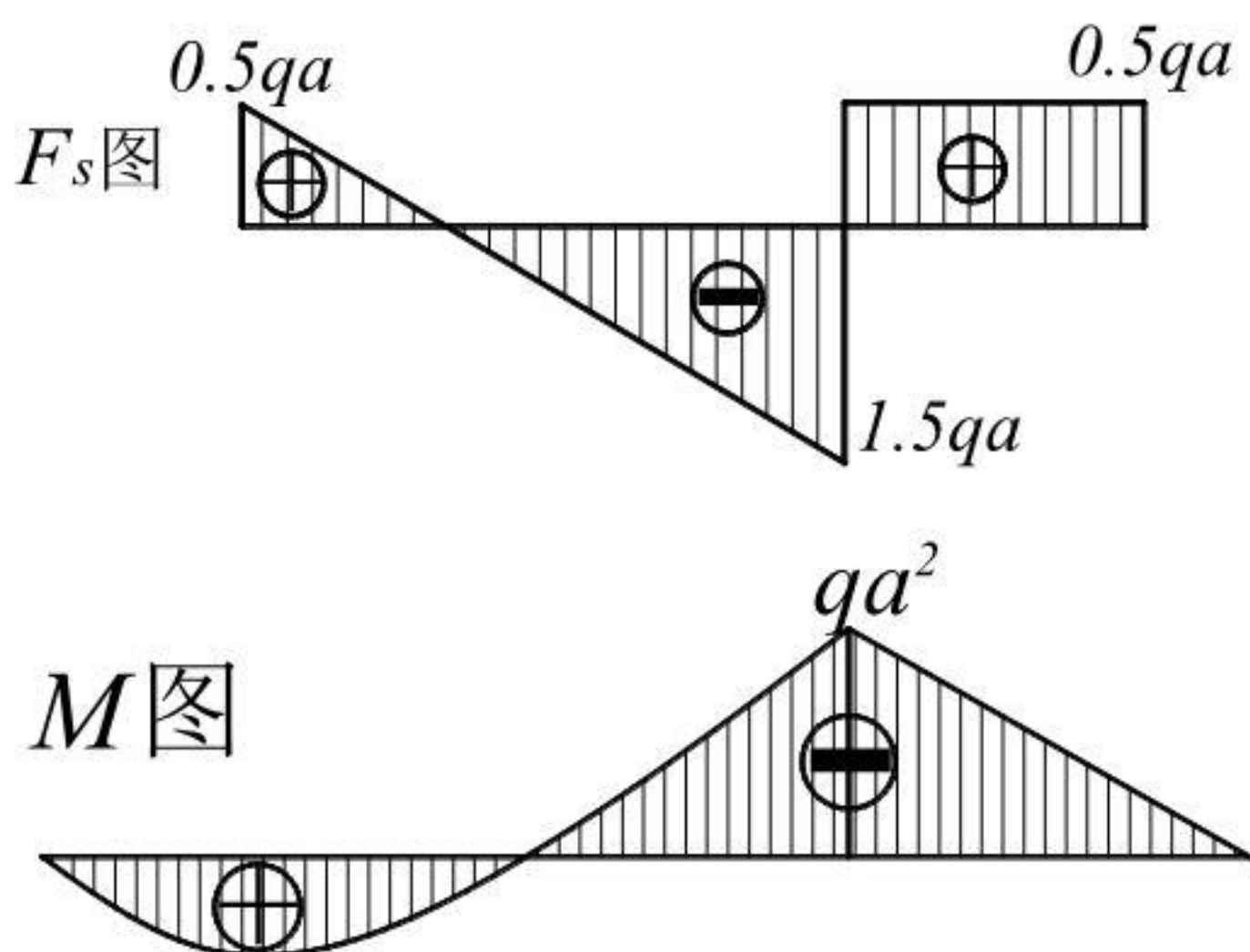
$$F_R = 50kN, \theta = 53^\circ, M_O = -120kN \cdot m$$





二、外伸梁所受载荷如图 2 所示。已知均布载荷集度为 q ，集中力 $P=qa$ ，梁的尺寸如图所示。试画出剪力图与弯矩图。





三、求图 3 所示应力状态的主应力及最大切应力。(单位: MPa)(15 分)

解:

$$\begin{aligned}\sigma_1 &= \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} + \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_x^2} \\ &= \frac{1600}{2} + \sqrt{\left(\frac{800}{2}\right)^2 + (-300)^2} \\ &= 1300 MPa\end{aligned}$$

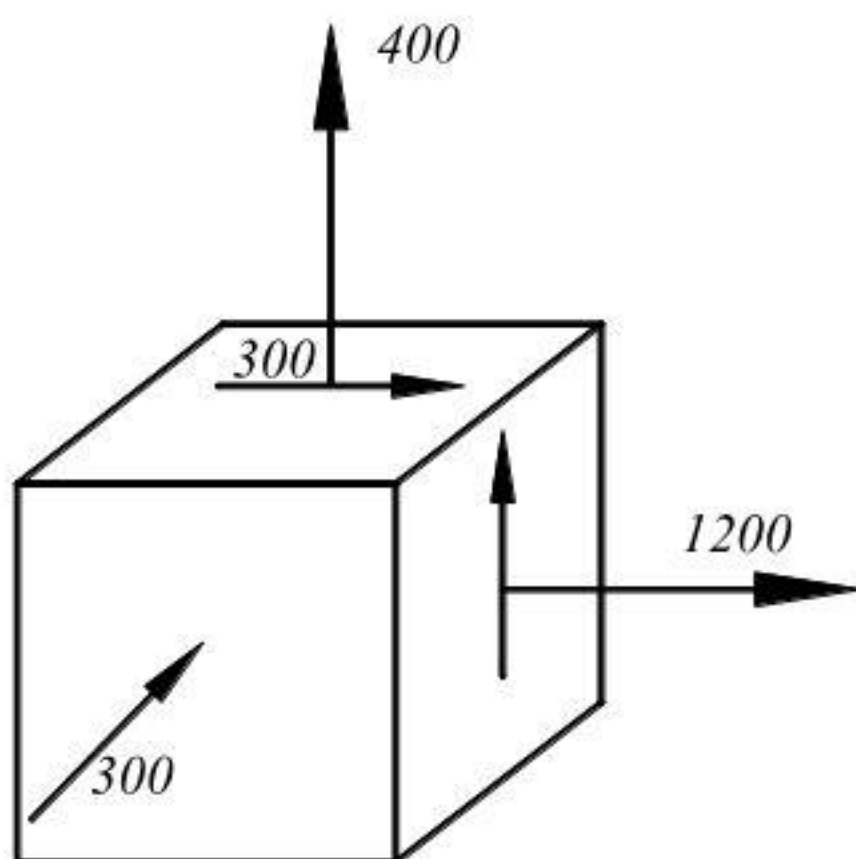
$$\begin{aligned}\sigma_2 &= \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} - \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_x^2} \\ &= \frac{1600}{2} - \sqrt{\left(\frac{800}{2}\right)^2 + (-300)^2} = 300 MPa\end{aligned}$$

$$\sigma_3 = -300 \text{ MPa}$$

$$2\alpha_0 = \arctan\left(\frac{-2\tau_x}{\sigma_x - \sigma_y}\right)$$

$$= \arctan \frac{600}{1200 - 400} = 36.8^\circ$$

$$\tau_{\max} = \frac{\sigma_1 - \sigma_3}{2} = 800 \text{ MPa}$$



四、如图 4 所示结构，其构件尺寸如图，略去各构件自重， C 、 E 处为铰链。已知： $F=10\text{kN}$ ， $M=12\text{kN}\cdot\text{m}$ 。试求 A 、 B 、 D 处的约束力。（20 分）

解： 取整体为研究对象：

$$\sum M_B = 0, -M - 2Y_A + 1 \cdot F \times \frac{4}{5} + 1 \cdot F \frac{3}{5} = 0$$

$$\Rightarrow Y_A = 0.5(-M + \frac{7F}{5}) = 1kN(\uparrow)$$

$$\sum M_A = 0, -M + 1F \frac{4}{5} - 1F \frac{3}{5} + 2Y_B = 0,$$

$$\Rightarrow Y_B = 0.5(M - 0.2F) = 5kN(\uparrow)$$

取 BC 杆为研究对象:

$$\sum M_C = 0, -F \frac{4}{5} - 1P \frac{3}{5} + 2Y_B + 2X_B = 0,$$

$$\Rightarrow X_B = 0.5(\frac{7F}{5} - 2Y_B) = 2kN(\rightarrow)$$

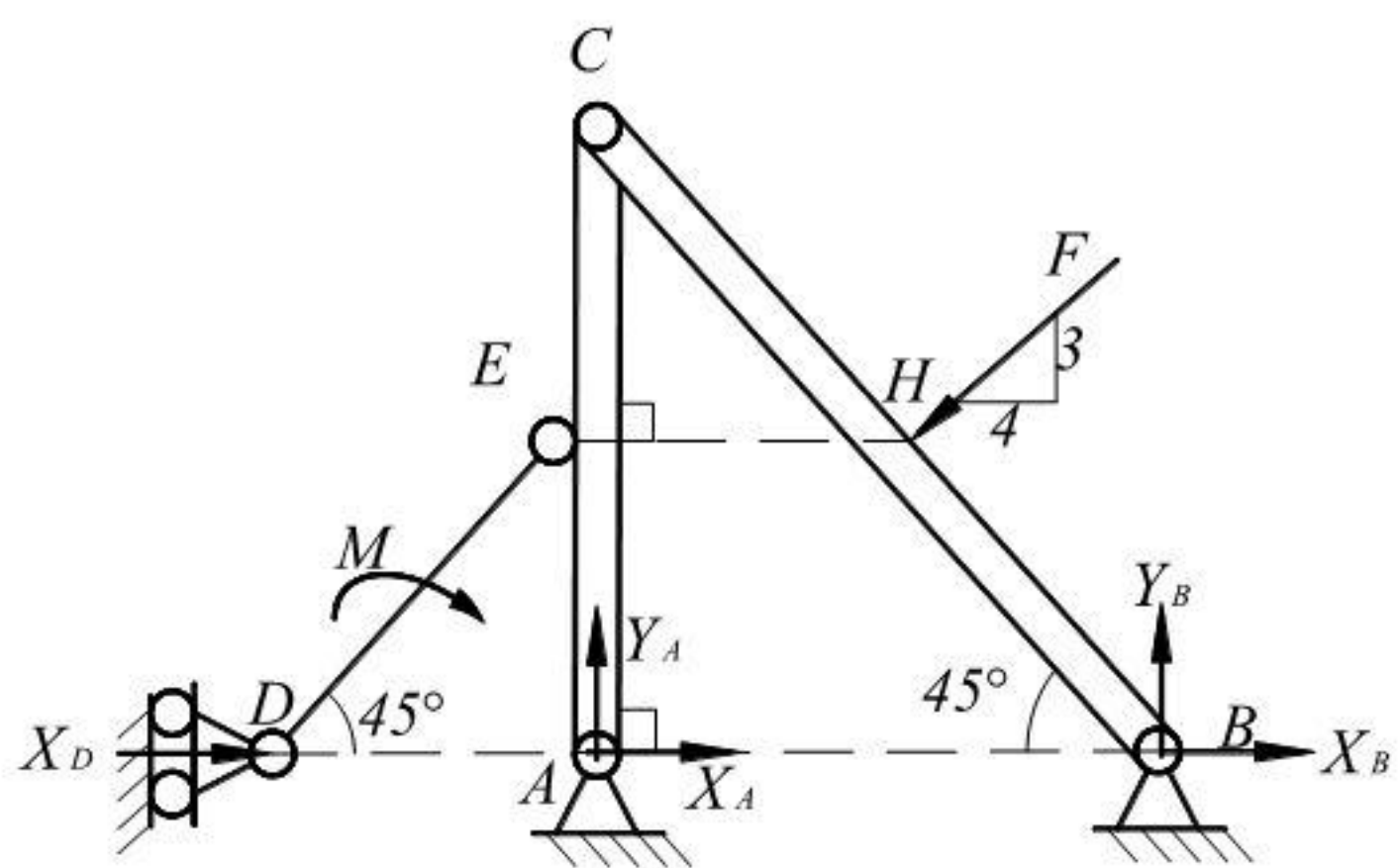
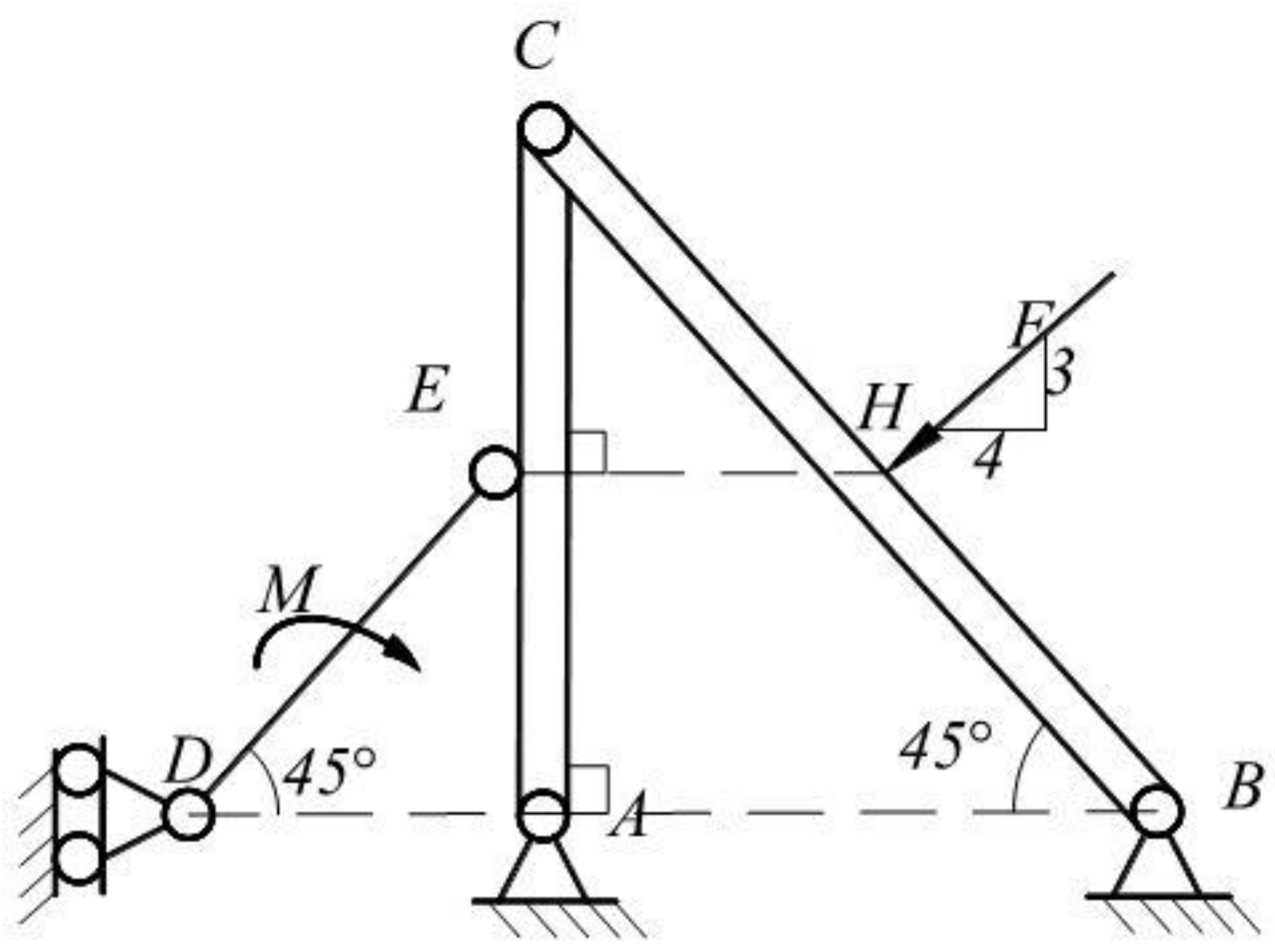
$$\sum X = 0, X_C - F \frac{4}{5} + X_B = 0$$

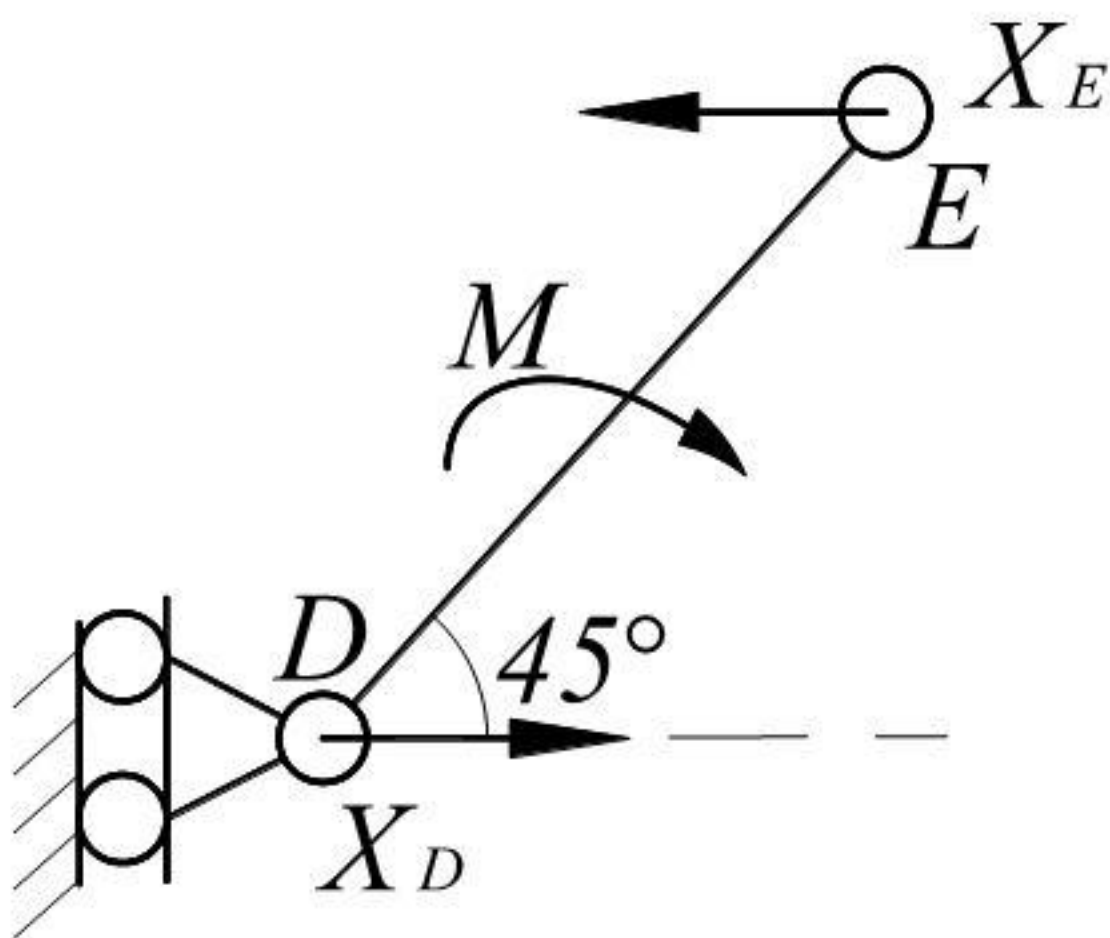
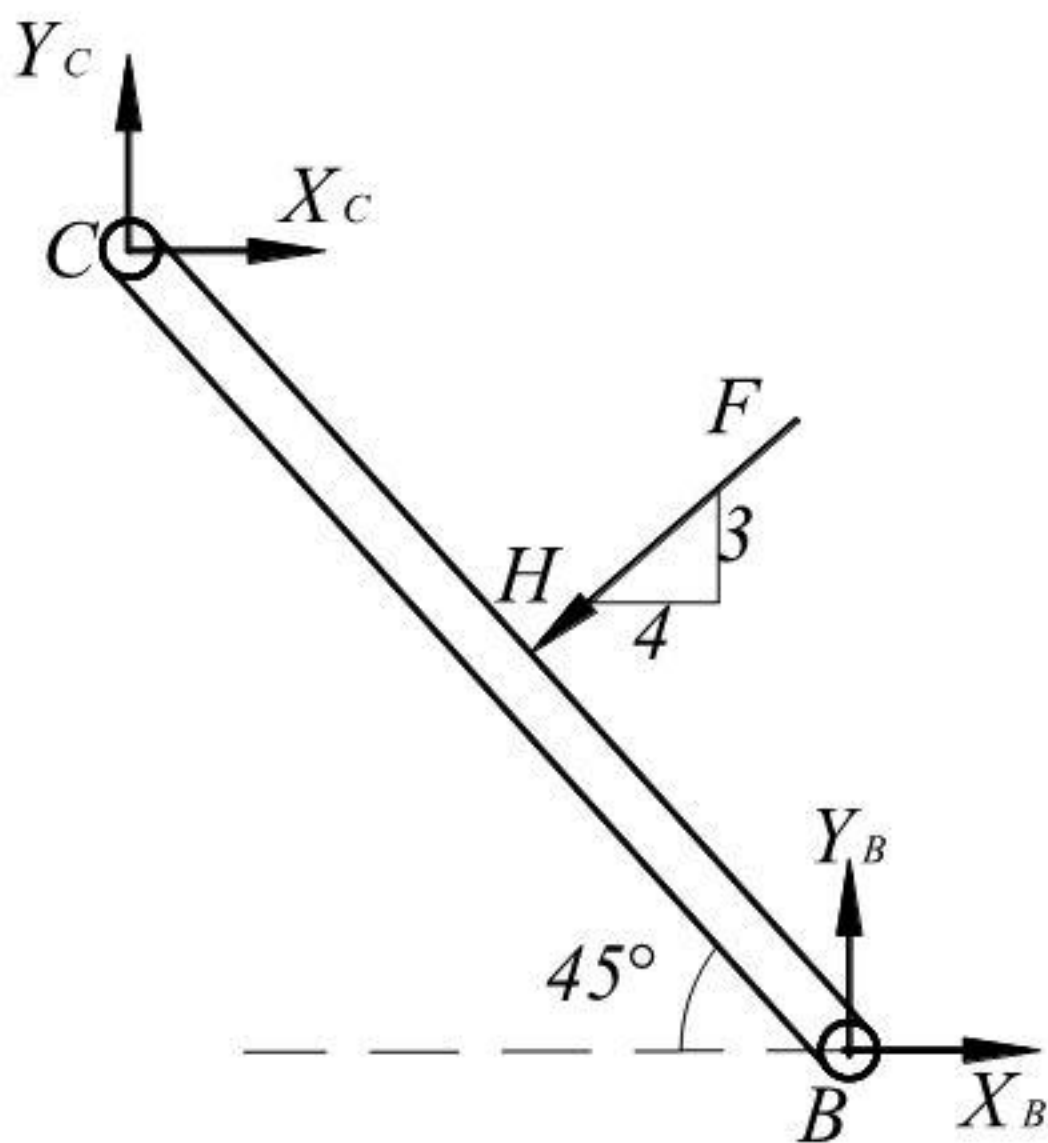
$$\Rightarrow X_C = \frac{4}{5}F - X_B = 6kN(\rightarrow)$$

取 AC 杆为研究对象:

$$\sum M_E = 0, 1X'_C + 1X_A = 0,$$

$$\Rightarrow X_A = -X'_C = -6kN(\leftarrow)$$





五、有一木质拉杆如图 5 所示，截面原为边长 a 的正方形，拉力 F_P 与杆轴重合，后因使用上的需要，在杆长的某一段范围内开一 $a/2$ 宽的切口，如图所示，试求 $m-m$ 截面上的最大拉应力和最大压应力，以及这最大拉应力是截面削弱前的拉应力值的几倍？(20 分)

解：截面削弱前：
$$\sigma = \frac{F_N}{A} = \frac{F_P}{a^2} \text{ (拉)}$$

截面削弱后：

$$W_z = \frac{bh^2}{6} = \frac{a^3}{24}, \sigma_{c, \max}$$
$$= \frac{F_N}{A} + \frac{M}{W_z} = \frac{2F_P}{a^2} + \frac{F_P \times 0.25a}{a^3 / 24} = \frac{8F_P}{a^2},$$

$$\sigma_{t, \max} = -\frac{F_N}{A} + \frac{M}{W_z} = \frac{4F_P}{a^2}$$

$$n = \frac{\sigma_{t, \max}}{\sigma} = 4 \quad (\text{倍})$$

最大拉应力是截面削弱前的拉应力值的 4 倍。

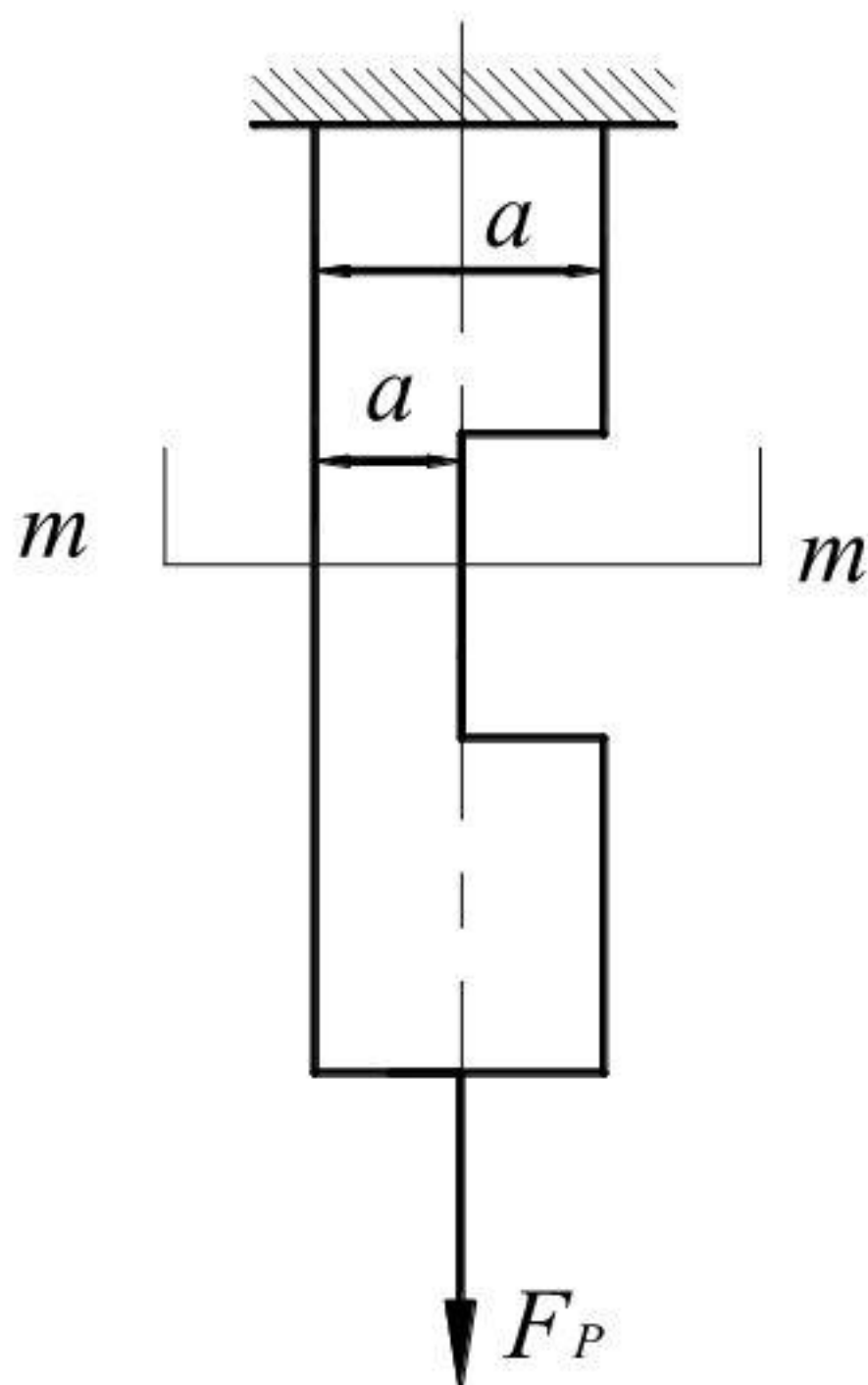


图 5

六、如图 6 所示结构，刚体横梁 AB 由斜杆 CD 吊在水平位置上，斜 $3/4$ 杆 CD 的抗拉刚度为 EA ， B 点处受荷载 F_P 作用。试求 B 点的位移 Δ_B (20 分)

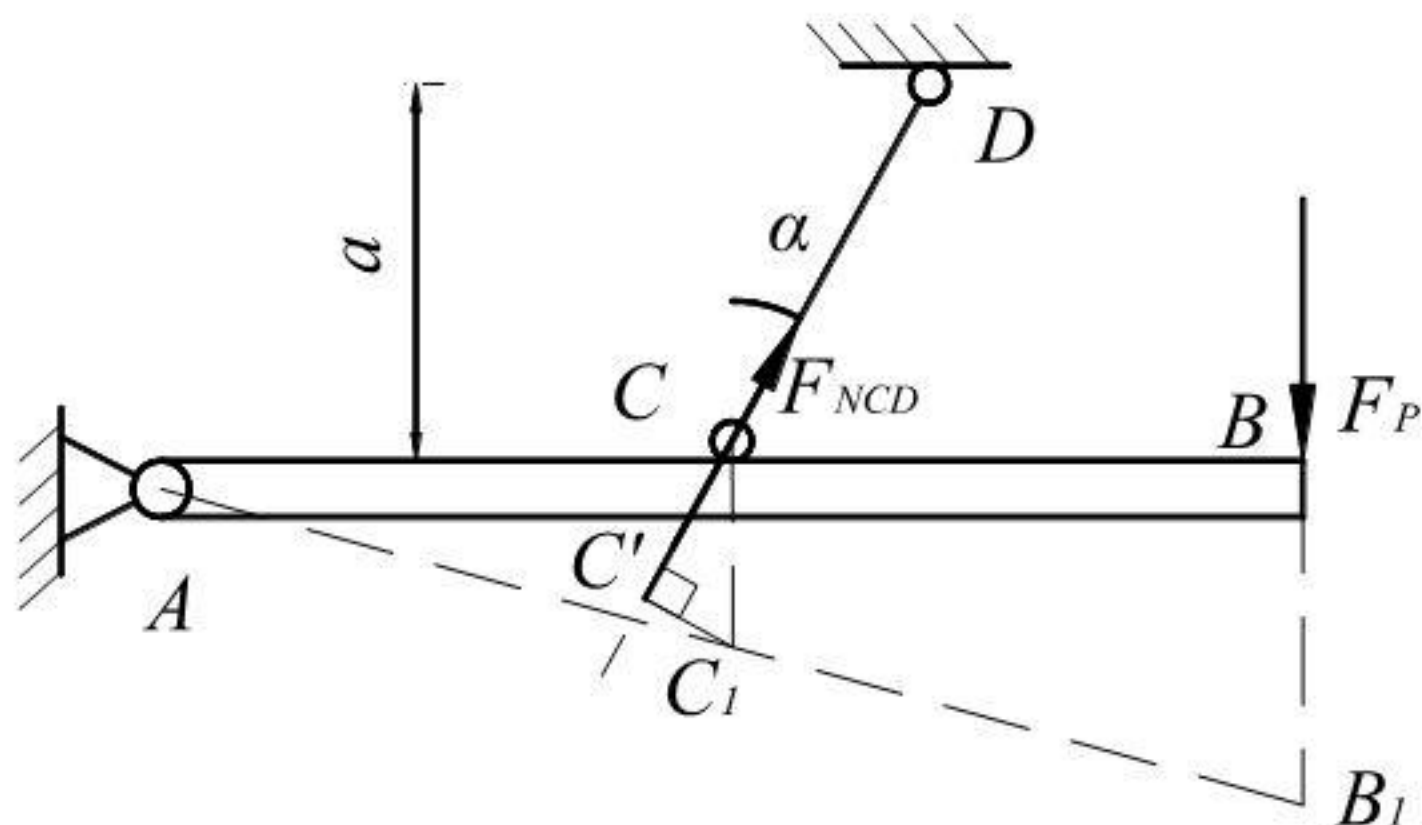
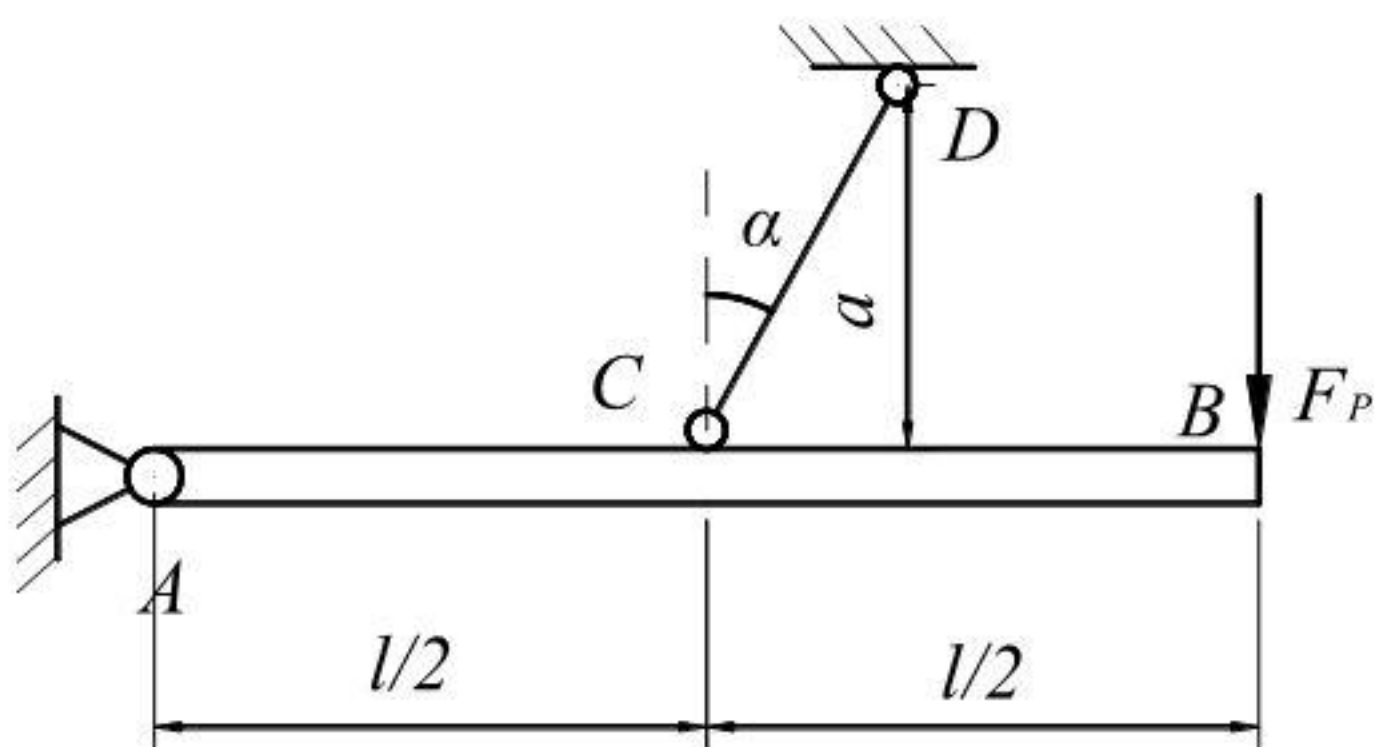
解：如图：

$$BB_1 = \Delta_B = 2CC_1, CC_1 = \frac{CC'}{\cos \alpha}, \quad CC' = \Delta L_{CD}$$

$$\sum M_A = 0, \Rightarrow F_{NCD} = \frac{2F}{\cos \alpha},$$

$$\Delta L_{CD} = \frac{F_{NCD} \times L_{CD}}{EA} = \frac{2 \times F_P \times a}{EA \times \cos^2 \alpha}$$

$$\Delta_B = \frac{4F_P a}{EA \cos^3 \alpha}$$



七、如图 7 所示，圆轮由均质圆环和沿直线的均质细杆固结而成，圆环和细杆的质量均为 m 。设圆轮由静止开始释放沿斜面滚下(只滚不滑)，求圆轮的角加速度。(15 分)

$$\text{解： } T = \frac{1}{2} m_{\text{总}} v_C^2 + \frac{1}{2} J \omega^2$$

$$= \frac{1}{2} (2m) (\omega r)^2 + \frac{1}{2} [mr^2 + m(2r)^2 / 12] \omega^2$$

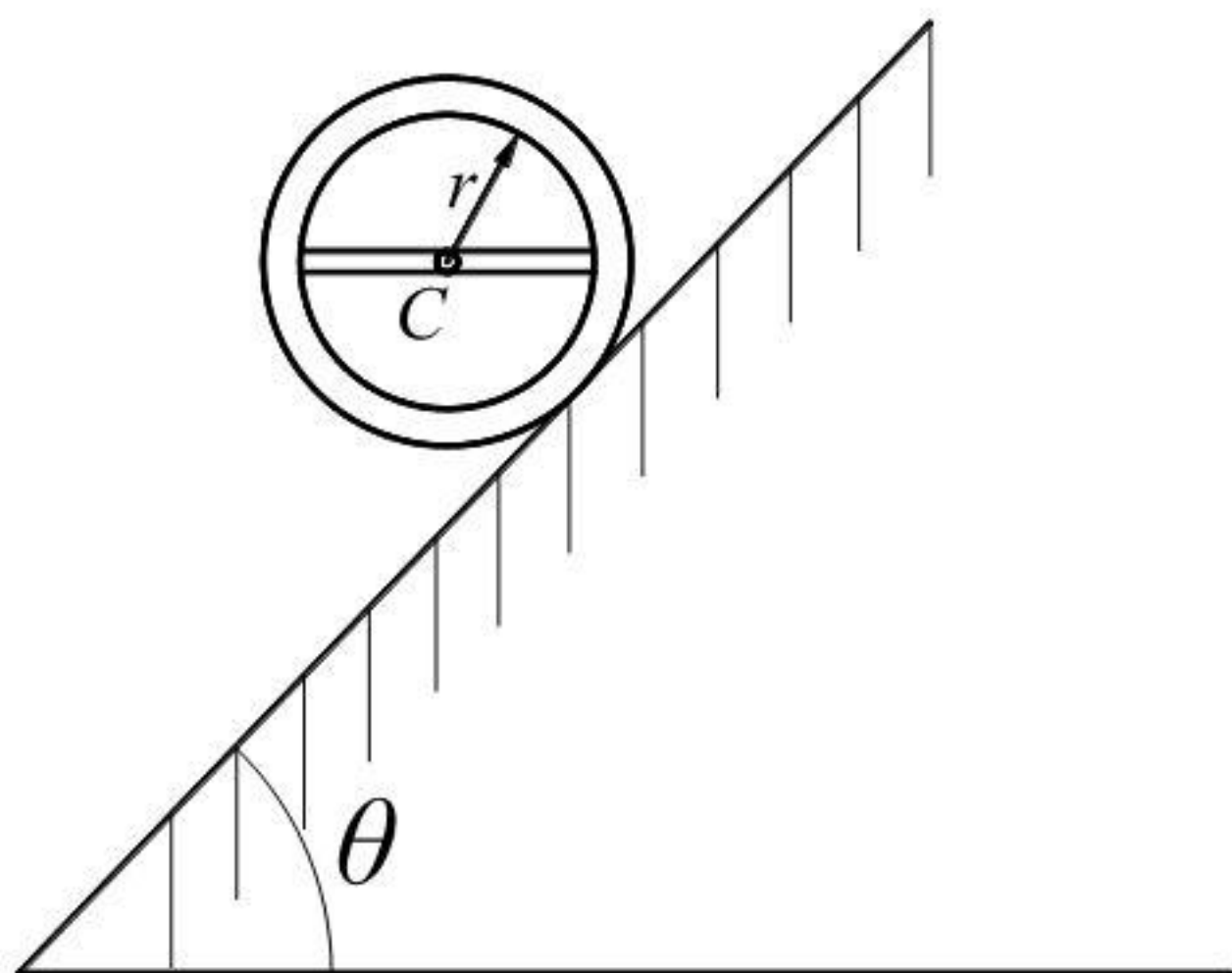
$$= \frac{5m\omega^2 r^2}{3}$$

$$dT = 10mr^2 \omega d\omega / 3,$$

$$\sum \delta W = 2mg \sin \theta (ds) = 2mg \sin \theta (r \omega dt)$$

$$dT = \sum \delta W, 10mr^2 \omega d\omega / 3 = 2mr \omega g \sin \theta (dt)$$

$$\alpha = d\omega / dt = 3g \sin \theta / (5r)$$



八、如图 8 所示矩形截面简支梁，材料容许应力 $[\sigma]=10MPa$ ，已知 $b=12cm$ ，若采用截面高宽比为 $h/b=5/3$ ，试求梁能承受的最大分布荷载的集度 q 。(20 分)

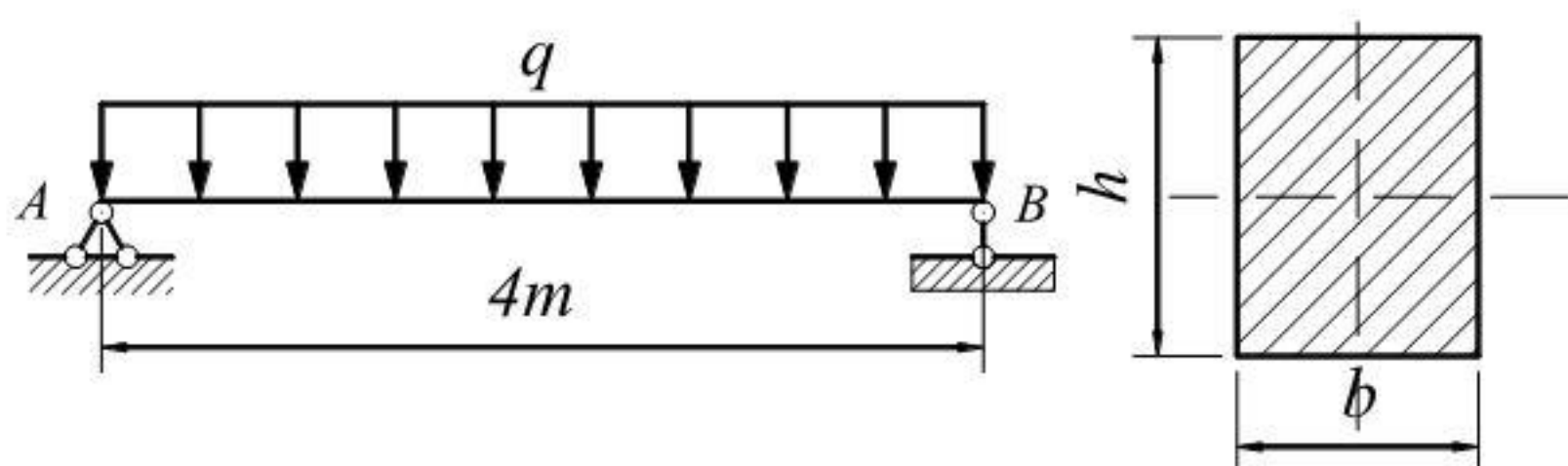
$$\text{解： } M_{MAX} = \frac{1}{8}ql^2 = 2q$$

$$\sigma_{\max} = \frac{M_{MAX} \times y_{\max}}{I_z}, \quad y_{\max} = \frac{h}{2}$$

$$I_z = \frac{1}{12}bh^3$$

$$\sigma_{\max} \leq 10MPa$$

$$\Rightarrow q \leq 4 \text{ kN} / \text{m}$$



九、如图 9 所示结构中，三个杆的抗压刚度相同，杆 2 与水平刚性杆之间存在微小空隙 δ ， P 作用下杆 1 和杆 3 变形后杆 2 也受力，试列出解此超静定问题的平衡方程与补充方程。(15 分)

解：梁两端视为铰接，受力分析及变形图如图：

平衡方程：

$$\sum F_y = 0, P = F_{N1} + F_{N2} + F_{N3}, F_{N1} = F_{N3}$$

几何方程： $\Delta_p + \Delta l_1 = \delta + \Delta l_2$

$$\Delta l_1 = \frac{F_{N1} l}{EA}, \Delta l_3 = \frac{F_{N3} l}{EA}, \Delta l_2 = \frac{F_{N2} (l - \delta)}{EA},$$

$$\Delta_P = \frac{P(2a)^3}{48EI} = \frac{Pa^3}{6EI}$$

