

一. 选择题（每题 4 分，共 28 分。答案请写于空白答题纸上）

1. 将低碳钢杆件拉伸至断裂时，下面说法正确的是（ ）。
  - A. 杆件沿着横截面发生脆性断裂
  - B. 强化阶段之后会出现明显的颈缩现象
  - C. 断裂面上没有明显的塑性变形
  - D. 断裂时的应力大于材料的强度极限
2. 材料不同的两根圆轴 1 和 2，其直径和长度都相同，在其截面上扭矩相同的情况下，它们的最大切应力和扭转角之间满足（ ）。
  - A.  $\tau_1 = \tau_2, \varphi_1 = \varphi_2$
  - B.  $\tau_1 = \tau_2, \varphi_1 \neq \varphi_2$
  - C.  $\tau_1 \neq \tau_2, \varphi_1 = \varphi_2$
  - D.  $\tau_1 \neq \tau_2, \varphi_1 \neq \varphi_2$
3. 已知等截面直梁在某一段上的挠曲线方程为  $w(x) = x^4 - 4Lx^3 + 6L^2x^2$ ，其中  $L$  是梁的跨度，则在该段梁上

- B. 强化阶段之后会出现明显的颈缩现象
- C. 断裂面上没有明显的塑性变形
- D. 断裂时的应力大于材料的强度极限
2. 材料不同的两根圆轴 1 和 2, 其直径和长度都相同, 在其截面上扭矩相同的情况下, 它们的最大切应力和扭转角之间满足 ( )。
- A.  $\tau_1 = \tau_2, \varphi_1 = \varphi_2$
- B.  $\tau_1 = \tau_2, \varphi_1 \neq \varphi_2$
- C.  $\tau_1 \neq \tau_2, \varphi_1 = \varphi_2$
- D.  $\tau_1 \neq \tau_2, \varphi_1 \neq \varphi_2$
3. 已知等截面直梁在某一段上的挠曲线方程为  $w(x) = x^4 - 4Lx^3 + 6L^2x^2$ , 其中  $L$  是梁的跨度, 则在该段梁上
- A. 分布载荷是  $x$  的一次函数
- B. 分布载荷是  $x$  的二次函数
- C. 有均匀分布载荷作用
- D. 无分布载荷作用

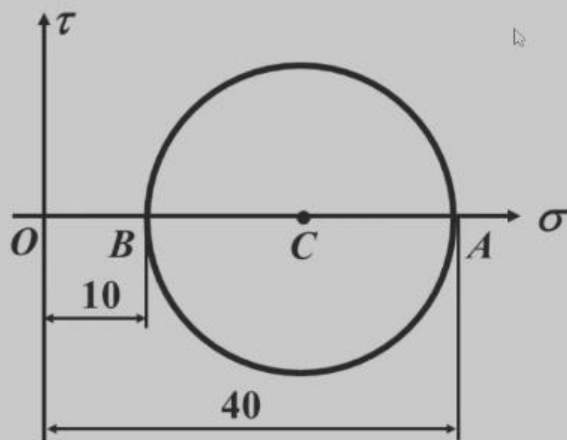
4. 图示平面应力状态单元体的应力圆，其中最大切应力为（ ）。(应力单位是 MPa)

A. 10

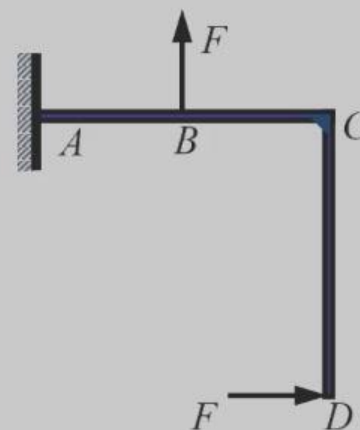
B. 15

C. 30

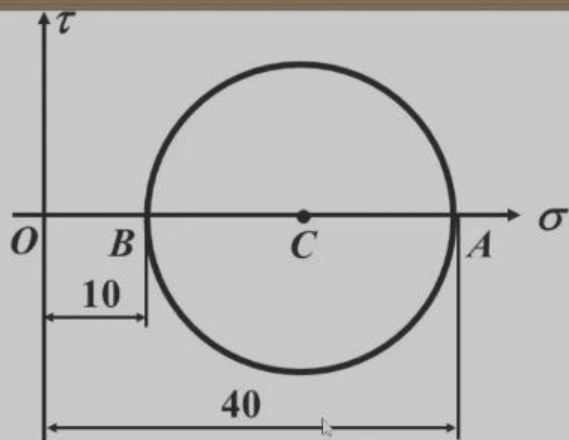
D. 40



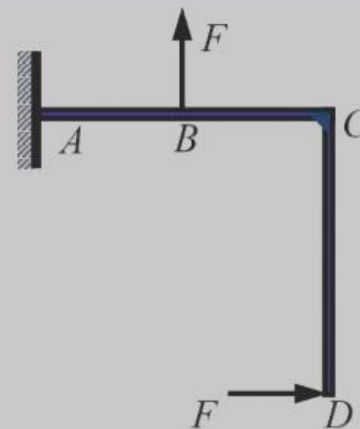
第 4 题图



第 5 题图



第 4 题图



第 5 题图

5. 平面刚架，若  $U$  表示刚架的应变能，则  $\partial U / \partial F$  表示 ( )

- A.  $B$  点竖向向上位移
- B.  $D$  点水平向右位移
- C.  $B$  点竖向向上位移和  $D$  点水平向右位移之和
- D. 以上都不对

6. 图示 4 根悬臂梁均受到重量为  $Q$  的重物由高度  $h$  的自由落体冲击，其中

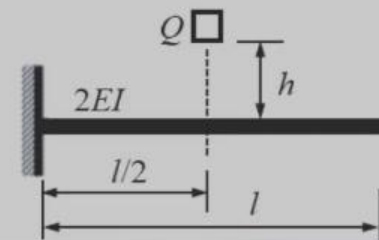
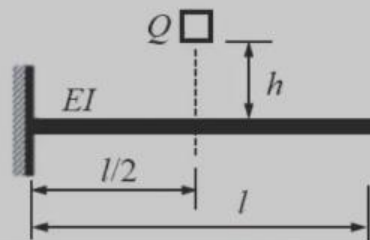
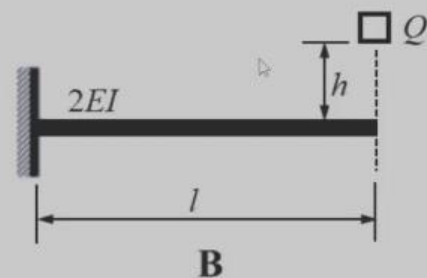
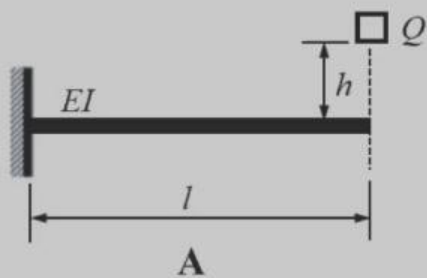
( ) 的动荷因数  $K_d$  最大。

A. A 梁

B. B 梁

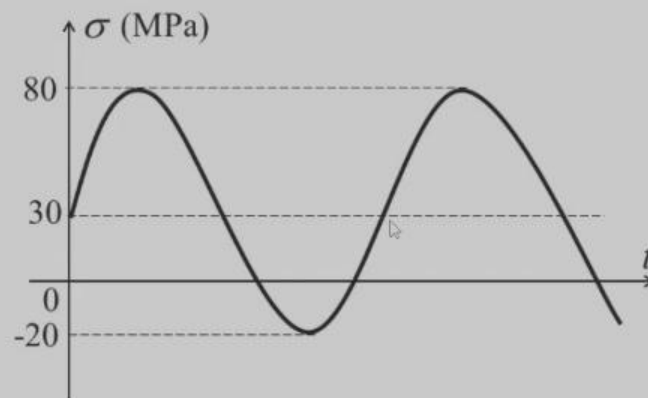
C. C 梁

D. D 梁

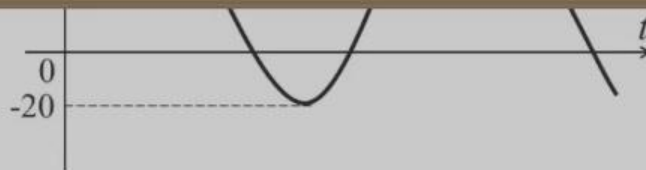


7. 已知某构件内一点处的交变应力随时间变化的图线如图所示, 则该点的应力循环特征  $r$  和应力幅  $\sigma_a$  分别为 ( )。

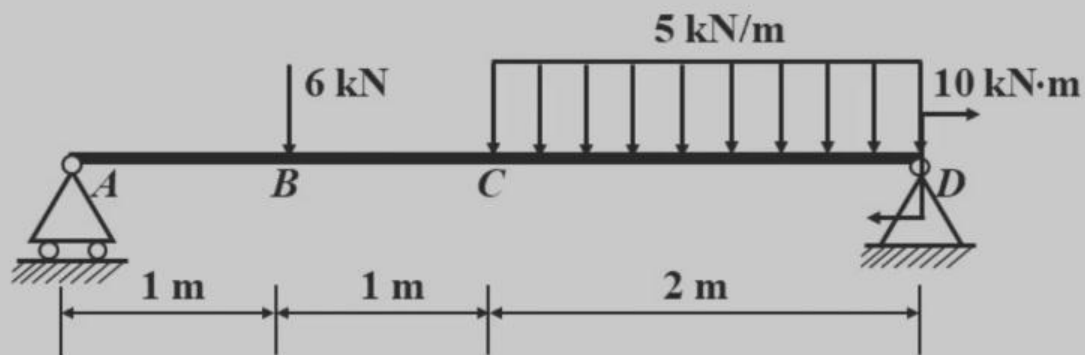
- A.  $3/5$  和 30 MPa
- B.  $-1/4$  和 30 MPa
- C.  $3/5$  和 50 MPa
- D.  $-1/4$  和 50 MPa



D.  $-1/4$  和  $50 \text{ MPa}$

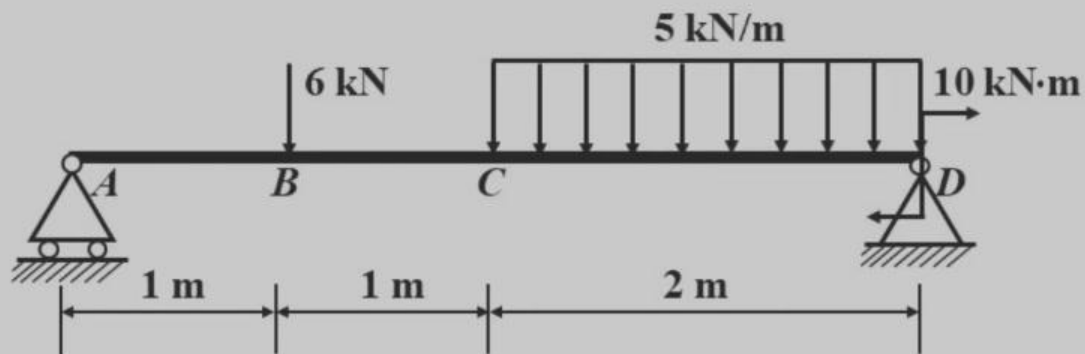


二. (本题 16 分) 两端简支的梁, 载荷如图所示, 试画出梁的剪力图和弯矩图。



解答.

二. (本题 16 分) 两端简支的梁, 载荷如图所示, 试画出梁的剪力图和弯矩图。



解答:

A 点的支座反力:  $R_A = 4.5 \text{ kN}$  ( $\uparrow$ )

D 点的支座反力:  $R_D = 11.5 \text{ kN}$  ( $\downarrow$ )

剪力图和弯矩图分别为:

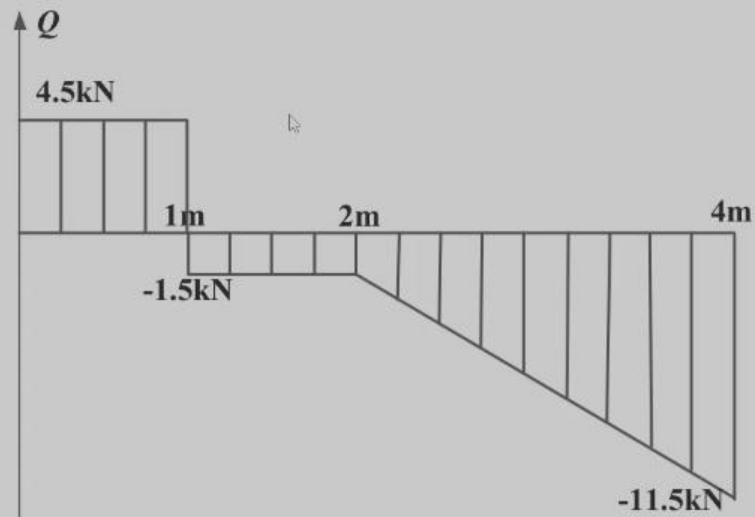


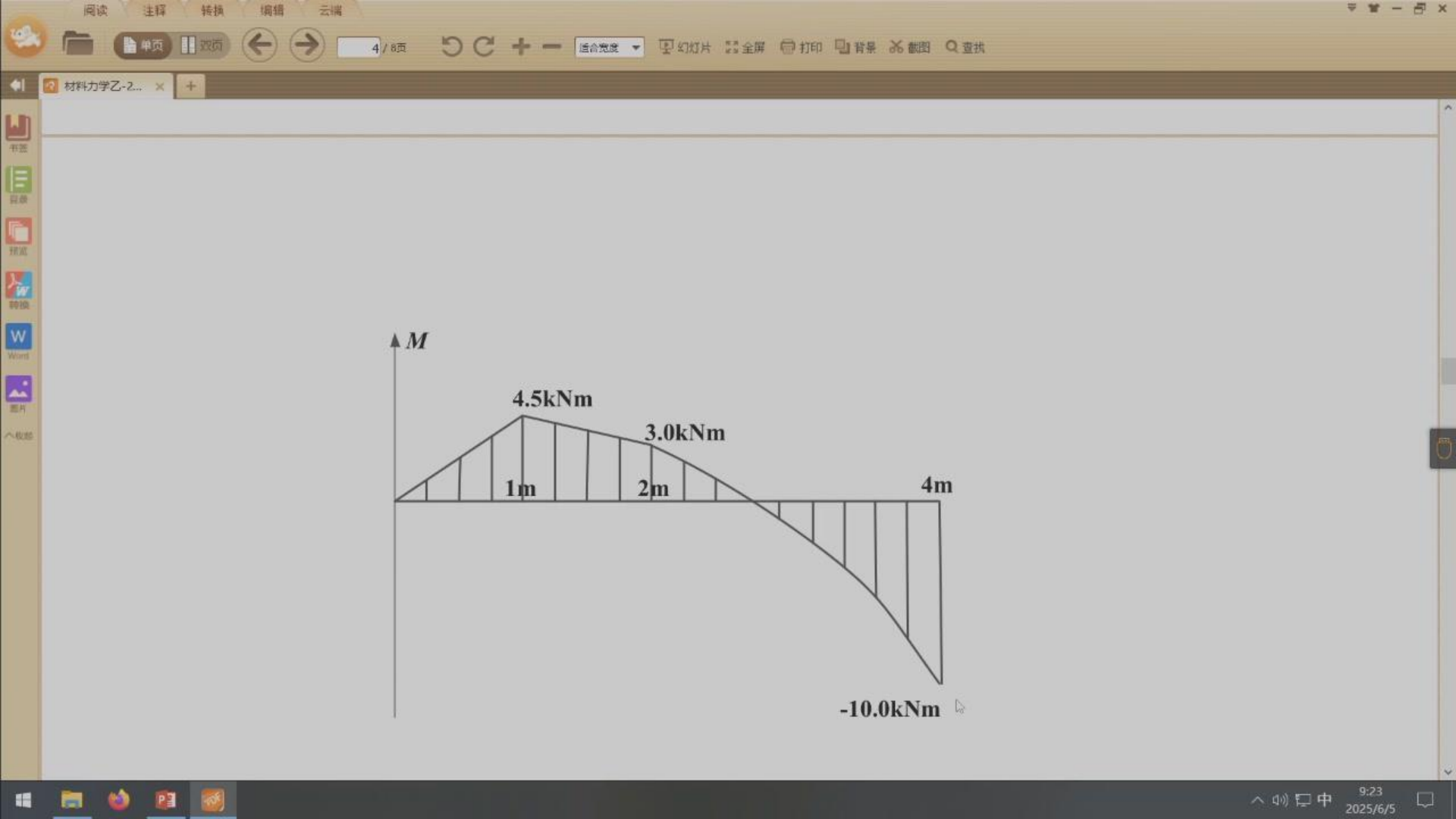
解答:

A 点的支座反力:  $R_A = 4.5\text{kN}$  ( $\uparrow$ )

D 点的支座反力:  $R_D = 11.5\text{kN}$  ( $\downarrow$ )

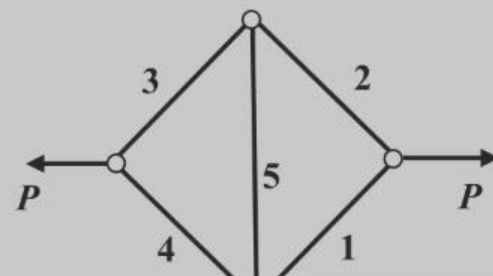
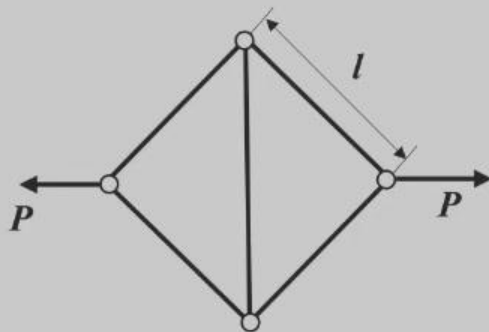
剪力图 and 弯矩图分别为:





三. (本题 18 分) 图示由五根圆杆组成的正方形结构, 连接处均为铰接。材料为 A3 钢, 比例极限  $\sigma_p = 200 \text{ MPa}$ , 屈服极限  $\sigma_s = 240 \text{ MPa}$ , 弹性模量  $E = 200 \text{ GPa}$ 。直线公式  $\sigma_{cr} = a - b\lambda$ , 其中  $a = 304 \text{ MPa}$ ,  $b = 1.12 \text{ MPa}$ 。已知  $l = 1.0 \text{ m}$ , 各杆的直径均为  $50 \text{ mm}$ 。受一对大小相等、方向相反的集中力  $P$  的作用。若强度安全因数  $n = 2$ , 压杆的稳定安全因数为  $n_{st} = 3$ 。试求:

- (1) 结构的许用载荷  $[P]$ ;
- (2) 若外载荷  $P$  反向, 试问许用载荷有无变化? 若有改变, 应为多少?



解答:

解答:

$$(1) F_{N1} = F_{N2} = F_{N3} = F_{N4} = \frac{\sqrt{2}}{2} P$$

$$F_{N5} = -P$$

杆 1, 2, 3, 4 为拉杆, 需满足强度条件; 杆 5 为压杆, 需满足稳定性条件

各杆截面积  $A = \frac{\pi d^2}{4} = 1963.5 \text{ mm}^2$ , 惯性半径  $i = \frac{d}{4} = 12.5 \text{ mm}$ ,

两端铰接  $\mu = 1$

$$\text{杆 1~4: } \frac{\frac{\sqrt{2}}{2} [P]}{A} \leq \frac{\sigma_s}{n}$$

第 4 页, 共 8 页



阅读 注释 转换 编辑 云端

5 / 8页

适合宽度

幻灯片 全屏 打印 背景 截图 查找

材料力学乙-2...

杆 1~4:

$$\frac{\frac{\sqrt{2}}{2}[P]}{A} \leq \frac{\sigma_s}{n}$$

第 4 页, 共 8 页

$$[P] \leq \frac{\sigma_s}{n} \cdot A \cdot \sqrt{2} \approx 333.2 \text{ kN}$$

杆 5:

$$\lambda = \frac{\mu l}{i} = 113.1$$

Windows 任务栏

9:29 2025/6/5

$$[P] \leq \frac{\sigma_s}{n} \cdot A \cdot \sqrt{2} \approx 333.2 \text{ kN}$$

杆 5:  $\lambda = \frac{\mu l}{i} = 113.1$

材料  $\lambda_p = \pi \sqrt{\frac{E}{\sigma_p}} = 99.3$ ,  $\lambda_s = \frac{a \sqrt{\sigma_s}}{b} = 57.1$

$\lambda > \lambda_p$ , 欧拉公式适用

$$\sigma_{cr} = \frac{\pi^2 E}{\lambda^2} = 154.3 \text{ MPa}$$

$$\frac{[P]}{A} \leq \frac{\sigma_{cr}}{n_{st}}$$

$$[P] \leq \frac{\sigma_{cr}}{n_{st}} \cdot A \approx 101.0 \text{ kN}$$

$$\text{材料 } \lambda_p = \pi \sqrt{\frac{E}{\sigma_p}} = 99.3, \quad \lambda_s = \frac{a - \sigma_s}{b} = 57.1$$

$\lambda > \lambda_p$ , 欧拉公式适用

$$\sigma_{cr} = \frac{\pi^2 E}{\lambda^2} = 154.3 \text{ MPa}$$

$$\frac{[P]}{A} \leq \frac{\sigma_{cr}}{n_{st}}$$

$$[P] \leq \frac{\sigma_{cr}}{n_{st}} \cdot A \approx 101.0 \text{ kN}$$

所以, 许可载荷为  $[P] \approx 101.0 \text{ kN}$

(2) 若  $P$  反向, 许可载荷将有变化。

杆 1~4 为受压, 轴力为  $-\frac{\sqrt{2}}{2}P$ , 需满足稳定性要求, 杆 5 受拉, 轴力为  $P$ 。

所以, 许可载荷为  $[P]=101.0 \text{ kN}$

(2) 若  $P$  反向, 许可载荷将有变化。

杆 1~4 为受压, 轴力为  $-\frac{\sqrt{2}}{2}P$ , 需满足稳定性要求; 杆 5 受拉, 轴力为  $P$ , 需满足强度要求。

$$\text{杆 1~4: } \lambda = \frac{\mu l}{i} = 80.0$$

$\lambda_s < \lambda < \lambda_p$ , 直线公式适用

$$\sigma_{cr} = a - b\lambda = 214.4 \text{ MPa}$$

$$\frac{\frac{\sqrt{2}}{2}[P]}{A} \leq \frac{\sigma_{cr}}{n_{st}}$$

$$[P] \leq \frac{\sigma_{cr}}{n_{st}} \cdot A \cdot \sqrt{2} \approx 198.4 \text{ kN}$$



所以, 许可载荷为  $[P] = 101.0 \text{ kN}$

(2) 若  $P$  反向, 许可载荷将有变化。

杆 1~4 为受压, 轴力为  $-\frac{\sqrt{2}}{2}P$ , 需满足稳定性要求; 杆 5 受拉, 轴力为  $P$ , 需满足强度要求。

杆 1~4:  $\lambda = \frac{\mu l}{i} = 80.0$

$\lambda_s < \lambda < \lambda_p$ , 直线公式适用

$$\sigma_{cr} = a - b\lambda = 214.4 \text{ MPa}$$

$$\frac{\frac{\sqrt{2}}{2}[P]}{A} \leq \frac{\sigma_{cr}}{n_{st}}$$

$$[P] \leq \frac{\sigma_{cr}}{n_{st}} \cdot A \cdot \sqrt{2} \approx 198.4 \text{ kN}$$

$$\sigma_{cr} = a - b\lambda = 214.4 \text{ MPa}$$

$$\frac{\frac{\sqrt{2}}{2}[P]}{A} \leq \frac{\sigma_{cr}}{n_{st}}$$

$$[P] \leq \frac{\sigma_{cr}}{n_{st}} \cdot A \cdot \sqrt{2} \approx 198.4 \text{ kN}$$

杆 5:

$$\frac{[P]}{A} \leq \frac{\sigma_s}{n}$$

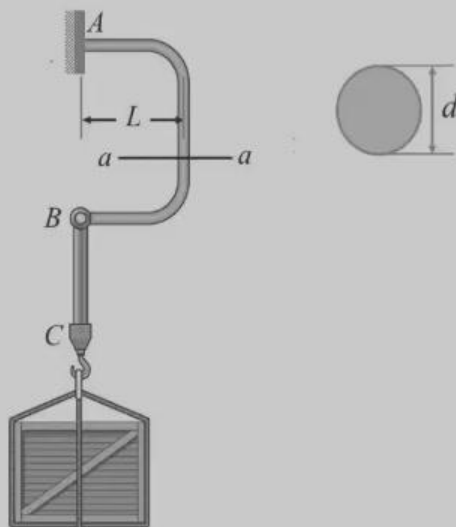
$$[P] \leq \frac{\sigma_s}{n} \cdot A \approx 235.6 \text{ kN}$$

所以许可载荷为  $[P] = 198.4 \text{ kN}$

第 5 页, 共 8 页

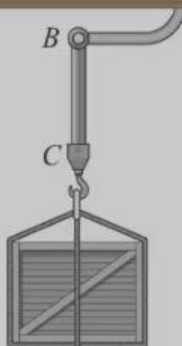
四. (本题 18 分) 如图所示, 实心曲杆  $AB$  和直杆  $BC$ , 横截面均为圆形截面, 直径为  $d$ 。杆  $AB$  和  $BC$  在  $B$  处铰接, 底端  $C$  处悬挂重力为  $G$  的木箱。试求:

- (1)  $a-a$  截面上的最大拉应力;
- (2) 如果在  $a-a$  截面上施加力偶矩  $T$ , 试确定最危险点的位置, 并用单元体表示出该危险点的应力状态, 同时按第三强度理论确定相当应力。



解答:

(1) 对  $a-a$  截面, 存在轴力  $F_N$  和弯矩  $M$



解答:

- (1) 对  $a-a$  截面, 存在轴力  $F_N$  和弯矩  $M$

$$F_N = G, M = GL$$

$a-a$  截面上的最大拉应力:

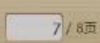
$$\sigma_{\max} = \frac{4G}{\pi d^2} + \frac{GL}{W_z} = \frac{4G}{\pi d^2} + \frac{32GL}{\pi d^3}$$

(说明: 只要答案正确, 即可得分)

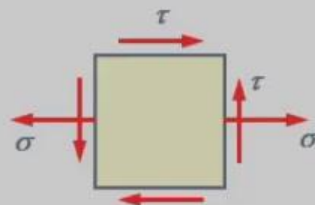
- (2) 在  $a-a$  截面上施加力偶矩  $T$ , 则在圆周上切应力最大:

$$\tau = \frac{T}{W_t} = \frac{T}{\frac{\pi d^3}{16}} = \frac{16T}{\pi d^3}$$

最大拉应力位于  $a-a$  截面最左侧边缘点, 该点即为  $a-a$  截面最危险点位置, 对应



应力状态单元体如下图所示



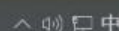
按第三强度理论确定相当应力：

$$\sigma_1 = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} + \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2} = \frac{\sigma + 0}{2} + \sqrt{\left(\frac{\sigma - 0}{2}\right)^2 + \tau^2} = \frac{\sigma}{2} + \sqrt{\frac{\sigma^2}{4} + \tau^2}$$

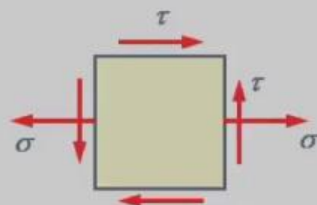
$$\sigma_2 = 0$$

$$\sigma_3 = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} - \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2} = \frac{\sigma + 0}{2} - \sqrt{\left(\frac{\sigma - 0}{2}\right)^2 + \tau^2} = \frac{\sigma}{2} - \sqrt{\frac{\sigma^2}{4} + \tau^2}$$

$$\sigma_{r3} = \sigma_1 - \sigma_3 = \sqrt{\sigma^2 + 4\tau^2} = \sqrt{\left(\frac{4G}{\pi d^2} + \frac{32GL}{\pi d^3}\right)^2 + 4\left(\frac{16T}{\pi d^3}\right)^2}$$



应力状态单元体如下图所示



按第三强度理论确定相当应力：

$$\sigma_1 = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} + \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2} = \frac{\sigma + 0}{2} + \sqrt{\left(\frac{\sigma - 0}{2}\right)^2 + \tau^2} = \frac{\sigma}{2} + \sqrt{\frac{\sigma^2}{4} + \tau^2}$$

$$\sigma_2 = 0$$

$$\sigma_3 = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} - \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2} = \frac{\sigma + 0}{2} - \sqrt{\left(\frac{\sigma - 0}{2}\right)^2 + \tau^2} = \frac{\sigma}{2} - \sqrt{\frac{\sigma^2}{4} + \tau^2}$$

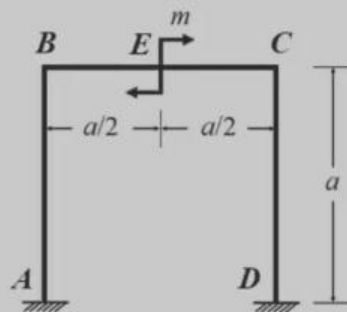
$$\sigma_{\text{r3}} = \sigma_1 - \sigma_3 = \sqrt{\sigma^2 + 4\tau^2} = \sqrt{\left(\frac{4G}{\pi d^2} + \frac{32GL}{\pi d^3}\right)^2 + 4\left(\frac{16T}{\pi d^3}\right)^2}$$

五. (本题 20 分) 如图所示刚架结构  $ABCD$ ，杆  $AB$  和杆  $CD$  竖直，杆  $BC$  水平，长度均为  $a$ 。在杆  $BC$  的中点  $E$  处承受集中力偶  $m$  作用。若各杆的材料相同，抗弯刚度均为  $EI$ 。不计轴力和剪力对变形的影响，试确定：

五. (本题 20 分) 如图所示刚架结构  $ABCD$ , 杆  $AB$  和杆  $CD$  竖直, 杆  $BC$  水平, 长度均为  $a$ 。在杆  $BC$  的中点  $E$  处承受集中力偶  $m$  作用。若各杆的材料相同, 抗弯刚度均为  $EI$ 。不计轴力和剪力对变形的影响, 试确定:

- (1) 刚架支座  $A$  处的约束反力;
- (2) 刚架结构的弯矩图;
- (3)  $B$  截面处的转角。

(提示: 可以利用对称结构上载荷的对称或反对称性质进行分析)



解答:



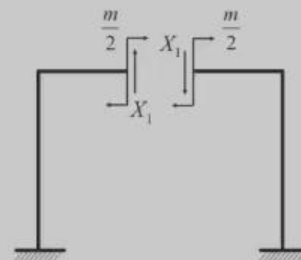
(1) 对称结构上的反对称载荷，对称轴上的对称内力为 0，即只有剪力，是一次超静定问题

做出相当系统受力分析示意图

正则方程为

$$\delta_{11}X_1 + \Delta_{1F} = 0$$

如图示剪力方向，



$$\Delta_{1F} = \frac{2}{EI} \left[ \int_0^a \left( \frac{m}{2} \right) \cdot \left( -\frac{a}{2} \right) \cdot dx_1 + \int_0^{\frac{a}{2}} \left( \frac{m}{2} \right) \cdot (-x_2) \cdot dx_2 \right] = -\frac{5ma^2}{8EI}$$

$$\delta_{11} = \frac{2}{EI} \left[ \int_0^a \left( \frac{a}{2} \right)^2 \cdot dx_1 + \int_0^{\frac{a}{2}} x_2^2 \cdot dx_2 \right] = \frac{7a^3}{12EI}$$

代入得

$$\frac{7a^3}{12EI} X_1 - \frac{5ma^2}{8EI} = 0$$

$$X_1 = \frac{15m}{14a}$$

(用任何方法算出此值，即可得分)



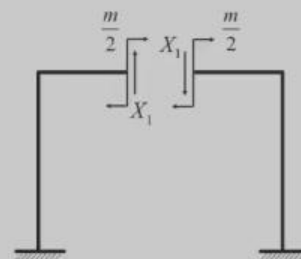
(1) 对称结构上的反对称载荷，对称轴上的对称内力为 0，即只有剪力，是一次超静定问题

做出相当系统受力分析示意图

正则方程为

$$\delta_{11}X_1 + \Delta_{1F} = 0$$

如图示剪力方向，



$$\Delta_{1F} = \frac{2}{EI} \left[ \int_0^a \left(\frac{m}{2}\right) \cdot \left(-\frac{a}{2}\right) \cdot dx_1 + \int_0^{\frac{a}{2}} \left(\frac{m}{2}\right) \cdot (-x_2) \cdot dx_2 \right] = -\frac{5ma^2}{8EI}$$

$$\delta_{11} = \frac{2}{EI} \left[ \int_0^a \left(\frac{a}{2}\right)^2 \cdot dx_1 + \int_0^{\frac{a}{2}} x_2^2 \cdot dx_2 \right] = \frac{7a^3}{12EI}$$

代入得

$$\frac{7a^3}{12EI} X_1 - \frac{5ma^2}{8EI} = 0$$

$$X_1 = \frac{15m}{14a}$$

(用任何方法算出此值，即可得分)

代入相当系统，可求得支座 A 处的支座反力为

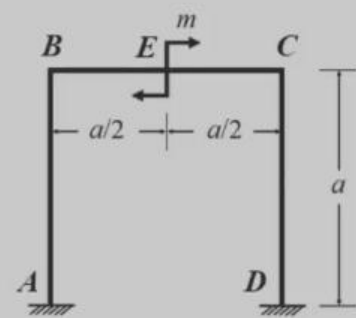
$$F_{RAx} = 0, F_{RAy} = \frac{15m}{14a}, M_A = \frac{m}{28}$$



五. (本题 20 分) 如图所示刚架结构  $ABCD$ , 杆  $AB$  和杆  $CD$  竖直, 杆  $BC$  水平, 长度均为  $a$ 。在杆  $BC$  的中点  $E$  处承受集中力偶  $m$  作用。若各杆的材料相同, 抗弯刚度均为  $EI$ 。不计轴力和剪力对变形的影响, 试确定:

- (1) 刚架支座  $A$  处的约束反力;
- (2) 刚架结构的弯矩图;
- (3)  $B$  截面处的转角。

(提示: 可以利用对称结构上载荷的对称或反对称性质进行分析)



解答:

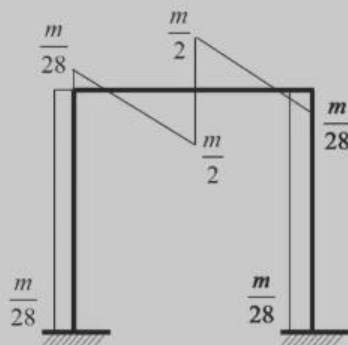
14a

(用任何方法算出此值, 即可得分)

代入相当系统, 可求得支座 A 处的支座反力为

$$F_{Rdx} = 0, F_{Rdy} = \frac{15m}{14a}, M_A = \frac{m}{28}$$

(2) 弯矩图如图所示



(3) 利用叠加法或单位载荷法可求得

$$\theta_B = \frac{ma}{28EI} \text{ (逆时针)}$$