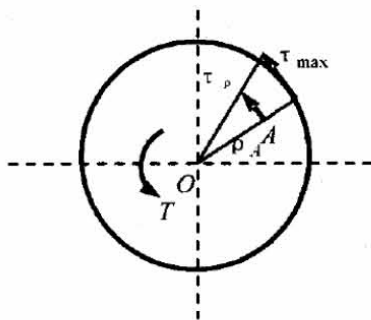


## 西北工业大学

## 2009 年硕士研究生入学考试试题

试题名称: 材料力学 (A 卷) 试题编号: 841

一、(30 分) 直径  $d = 50\text{mm}$  的圆轴, 两端受  $M_e = 1\text{kN} \cdot \text{m}$  的外力偶作用而扭转, 材料的剪切弹性模量  $G = 80\text{GPa}$ , 试求: (1) 横截面上半径  $\rho_A = \frac{d}{3}$  处的切应力和切应变; (2) 最大切应力和单位长度扭转角。



解 (1) 求 A 处切应力、切应变。相关参数代入圆轴扭转时横截面上距圆心为  $\rho$  处的切应力、切应变公式, 得

$$\tau_A = \frac{T\rho}{I_p} = \frac{1 \times 10^3}{\frac{\pi \times (50 \times 10^{-3})^4}{32}} \times \frac{50 \times 10^{-3}}{3} = 27.2\text{MPa}$$

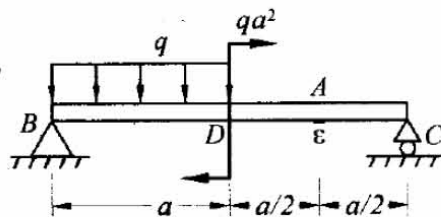
$$\gamma_A = \frac{\tau_A}{G} = \frac{27.2 \times 10^6}{8 \times 10^{10}} = 3.4 \times 10^{-4}$$

(2) 求最大切应力和单位长度扭转角。相关参数代入圆轴扭转时的强度条件、刚度条件

$$\tau_{\max} = \frac{T}{W_p} = \frac{1 \times 10^3}{\frac{\pi \times (50 \times 10^{-3})^3}{16}} = 40.8\text{MPa}$$

$$\phi' = \frac{T}{GI_p} \times \frac{180^\circ}{\pi} = \frac{1 \times 10^3}{8 \times 10^{10} \times \frac{\pi \times (50 \times 10^{-3})^4}{32}} \times \frac{180^\circ}{\pi} = 1.17^\circ/\text{m}$$

二、(25 分) 图示简支梁, 由 No. 18 工字钢制成, 在外载荷作用下, 测得横截面 A 处梁底面的纵向正应变  $\epsilon = 3.0 \times 10^{-4}$ , 绘制剪力图、弯矩图, 并计算梁的最大弯曲正应力  $\sigma_{\max}$ 。已知钢的弹性模量  $E = 200\text{GPa}$ ,  $a = 1\text{m}$ 。



解 (1) 静力平衡方程确定支座反力。

由  $\sum M_B = 0$ , 得  $F_{Cy} = \frac{3}{4}qa (\uparrow)$ 。由  $\sum F_y = 0$ , 得

$$F_{By} = \frac{1}{4}qa (\uparrow)。$$

(2) 绘制剪力图、弯矩图如图所示。

(3) 计算梁的最大弯曲正应力  $\sigma_{\max}$ 。由应变确定应力，由正应力计算公式确定梁的抗弯截面模量，即

$$M_A = \sigma_A W_z = E\epsilon W_z = \frac{3}{8}qa^2$$

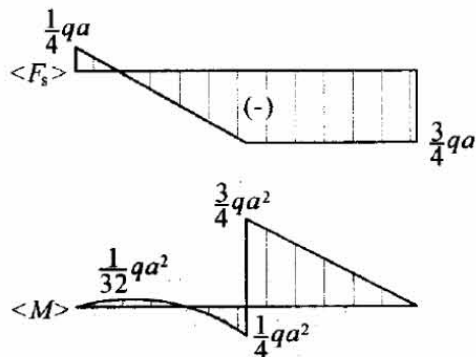
得

$$W_z = \frac{3qa^2}{8E\epsilon}$$

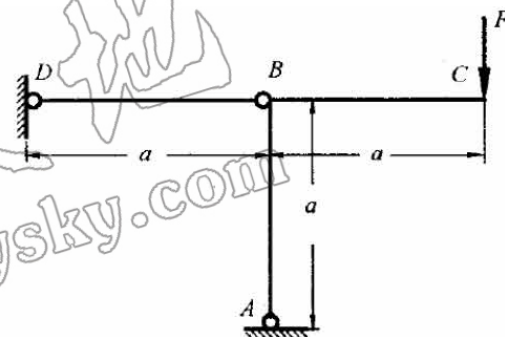
从弯矩图看出，梁中最大弯矩为  $M_{\max} = \frac{3}{4}qa^2$ 。代入最大正应力

$$\sigma_{\max} = \frac{M_{\max}}{W_z} = \frac{\frac{3}{4}qa^2}{\frac{3qa^2}{8E\epsilon}} = 2E\epsilon$$

$$= 2 \times 200 \times 10^9 \times 3 \times 10^{-4} = 120 \text{ MPa}$$



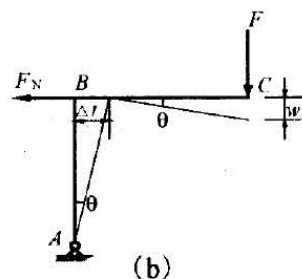
三、(20 分) 如图所示刚架 ABC 的  $EI$  = 常量；拉杆 BD 的横截面面积为  $A$ ，弹性模量为  $E$ 。试求 C 点的位移。



解 BD 杆受拉力作用引起 C 点位移为  $w_1$ ，AB 简支梁受集中力偶(将  $F$  移至 B 点所致)，B 截面转角引起 C 点位移为  $w_2$ ，BC 段弯曲引起 C 点位移为  $w_3$ 。

(1) 由图(b)，静力平衡方程  $\sum M_A = 0$  得  $F_N = F$ ，则 BD 杆的伸长

$$\Delta l_{DB} = \frac{F_N l}{EA} = \frac{Fa}{EA}, \quad w_1 = -\Delta l = -\frac{Fa}{EA} (\downarrow)$$



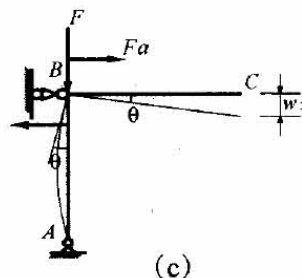
(2) 由图(c)，将 C 点力向 B 点等效平移，由  $M_B = Fa$  引起 B 截面转角  $\theta_B$ 。

$$\theta_B = -\frac{Ma}{3EI} = -\frac{Fa^2}{3EI}$$

故  $M_B$  引起 C 端位移为  $w_2 = \theta_B a = -\frac{Fa^3}{3EI} (\downarrow)$

(3) 轴力引起 BA 杆的压缩，即

$$w_3 = \Delta l_{AB} = -\frac{Fa}{EA} (\downarrow)$$



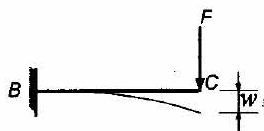
(4) 由图(d), 悬臂梁 BC 自由端的位移为

$$w_4 = -\frac{Fa^3}{3EI}$$

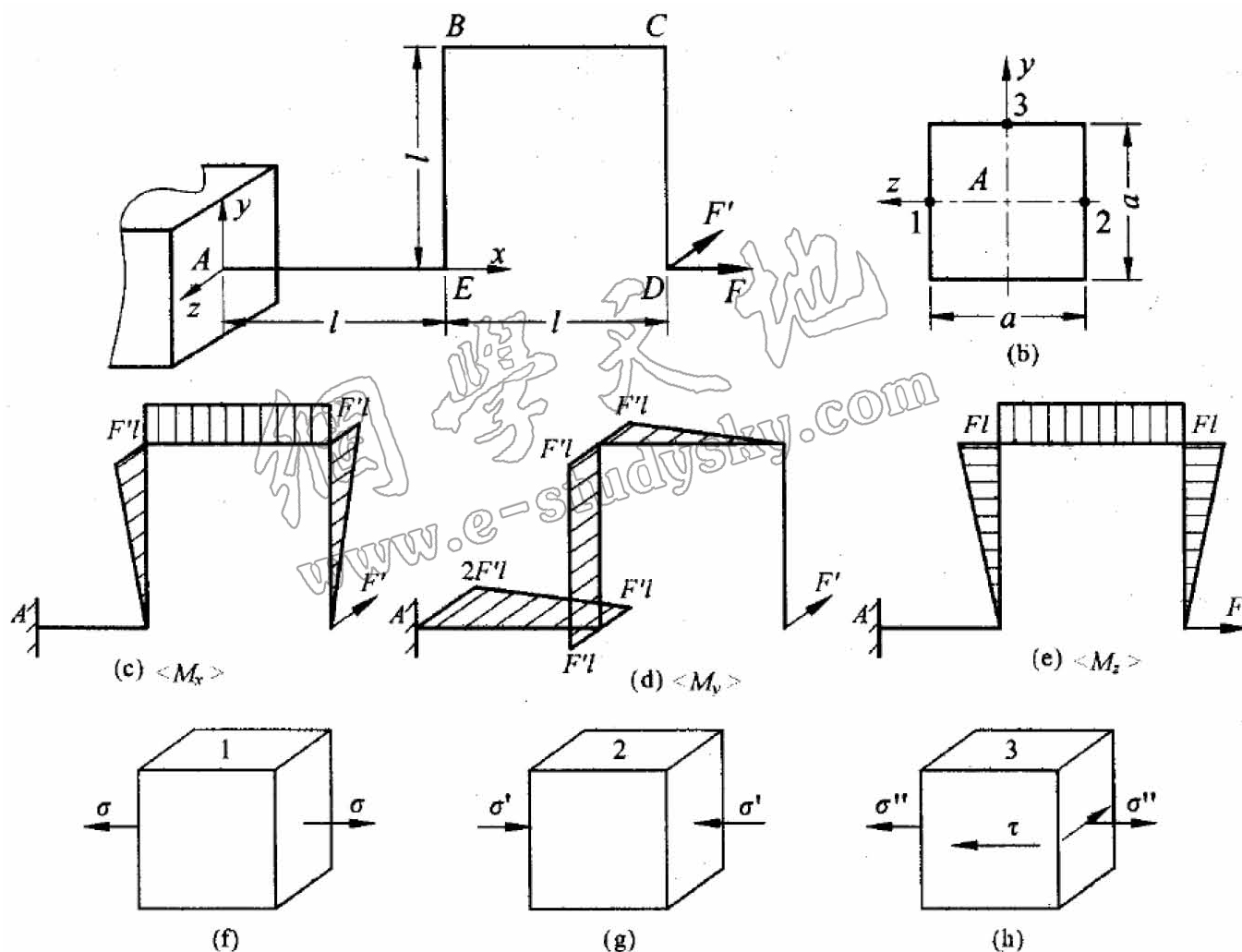
故 C 端的垂直位移为

$$w = w_1 + w_2 + w_3 + w_4 = -\left(\frac{2Fa}{EA} + \frac{2Fa^3}{3EI}\right) \quad (d)$$

$$= -\frac{2Fa}{E} \left( \frac{1}{A} + \frac{a^2}{3I} \right)$$



四、(25 分) 图示等截面刚架, 受载荷  $F$  与  $F'$  作用, 且  $F' = 2F$ , 试根据第三强度理论确定  $F$  的许可值  $[F]$ 。材料的许用应力为  $[\sigma]$ , 截面为正方形, 边长为  $a$ , 且  $a = l/10$ 。



解 作刚架的内力图如图(c)(d)(e)所示, 危险截面在固定端 A 处, 其内力分量为

$$F_N = F, \quad F_s = F' = 2F, \quad M_y = 2F'l = 4Fl$$

危险点可能在固定端 A 处的 1, 2, 3 处(见题 9.3.5 图(b)), 作出三点的应力状态如图(f)(g)(h)所示。其中

1 点：
$$\sigma = \frac{F_N}{A} + \frac{M_y}{W} = \frac{F}{a^2} + \frac{6 \times 4Fl}{a^3} = \frac{241F}{a^2} \leq [\sigma]$$

即 
$$[F] \leq 4.15 \times 10^{-3} [\sigma] a^2$$

2 点：
$$|\sigma'| = \left| \frac{F_N}{A} - \frac{M_y}{W} \right| = \left| \frac{F}{a^2} - \frac{6 \times 4Fl}{a^3} \right| = \frac{239F}{a^2} \leq [\sigma]$$

即 
$$[F] \leq 4.18 \times 10^{-3} [\sigma] a^2$$

3 点：
$$\sigma'' = \frac{F_N}{A} = \frac{F}{a^2}, \quad \tau = \frac{3F_s}{2A} = \frac{3 \times 2F}{2a^2} = \frac{3F}{a^2} \leq [\tau]$$

$$\left. \begin{array}{l} \sigma_{\max} \\ \sigma_{\min} \end{array} \right\} = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} \pm \sqrt{\left( \frac{\sigma_x - \sigma_y}{2} \right)^2 + \tau_{xy}^2} = \frac{\sigma''}{2} \pm \sqrt{\left( \frac{\sigma''}{2} \right)^2 + \tau^2}$$

故主应力为 
$$\sigma_1 = \frac{\sigma''}{2} + \sqrt{\left( \frac{\sigma''}{2} \right)^2 + \tau^2}, \quad \sigma_2 = 0, \quad \sigma_3 = \frac{\sigma''}{2} - \sqrt{\left( \frac{\sigma''}{2} \right)^2 + \tau^2}$$

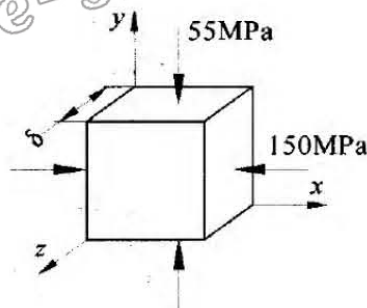
代入第三强度理论，得

$$\sigma_{r,3} = \sigma_1 - \sigma_3 = \sqrt{(\sigma'')^2 + 4\tau^2} = \frac{2F}{a^2} \leq [\sigma]$$

即  $[F] \leq 0.5 [\sigma] a^2$ 。

综上所述，许可载荷为  $[F] \leq 4.15 \times 10^{-3} [\sigma] a^2$ 。

五、(30 分) 钢板的厚度  $\delta = 6\text{mm}$ ，在两个垂直方向受压缩作用，应力如图所示。已知钢板的弹性模量  $E = 210\text{GPa}$ ， $\mu = 0.25$ 。求钢板厚度的增加量。



解 由题知  $\epsilon_x = -150\text{MPa}$ ， $\epsilon_y = -55\text{MPa}$ ， $\epsilon_z = 0$ ，代入广义胡克定律得

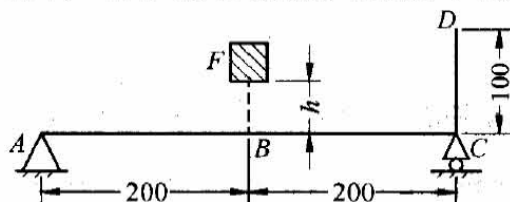
$$\epsilon_z = \frac{1}{E} [\sigma_z - \mu(\sigma_x + \sigma_y)] = \frac{1}{210 \times 10^9} \times [0 + 0.25 \times (150 + 55) \times 10^6] = 0.244 \times 10^{-3}$$

故钢板的厚度增加量为

$$\Delta = \delta \epsilon_z = 6 \times 0.244 \times 10^{-3} = 1.464 \times 10^{-3} \text{mm}$$



六、(20 分) 图示等截面折杆在  $B$  点受到重力为  $F = 1.5\text{kN}$  的自由落体的冲击，已知  $h = 50\text{mm}$ ，折杆的抗弯刚度  $EI = 5 \times 10^4 \text{N} \cdot \text{m}^2$ 。求  $D$  点在冲击载荷下的水平位移。

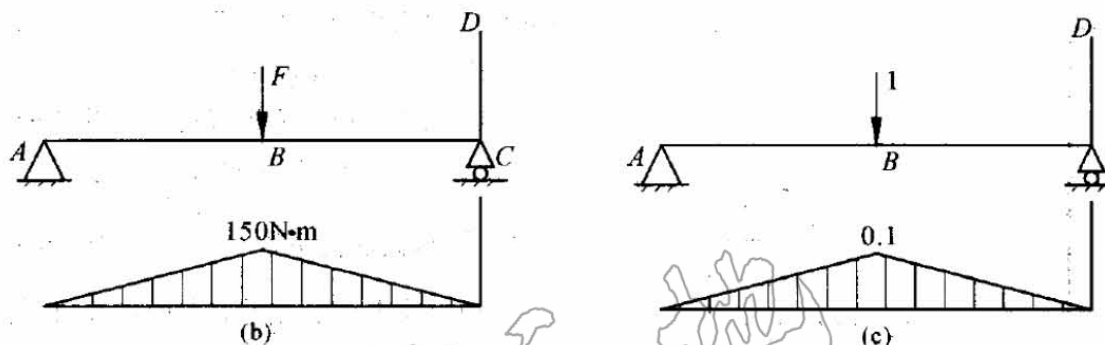


解 由题意知， $CD$  段不受力，其位移仅为牵连运动。问题转化为求冲击下  $C$  截面的转角  $\theta_c$ ，而  $D$  点的水平位移为  $\Delta_{Dx} = \theta_c h$ 。冲击为初速度为零的自由落体冲击，故可直接求动荷因数。

(1) 求出冲击点静位移  $\Delta_{B,st}$ 。分别作出  $B$  点单独作用力  $F$  和单位力 1 的弯矩图(图(b),(c)图所示)，由图乘法可得

$$\Delta_{B,st} = \frac{2}{EI} \left( \frac{1}{2} \times 150 \times 0.2 \times \frac{2}{3} \times 0.1 \right) = 0.04 \times 10^{-3} \text{m} = 0.04 \text{mm}$$

一般可直接由  $\Delta = \frac{F l^3}{48EI}$  写出  $B$  点的静位移。



(2) 代入自由落体冲击时的动荷因数公式得

$$K_d = 1 + \sqrt{1 + \frac{2h}{\Delta_{st}}} = 1 + \sqrt{1 + \frac{2 \times 50}{0.04}} = 51$$

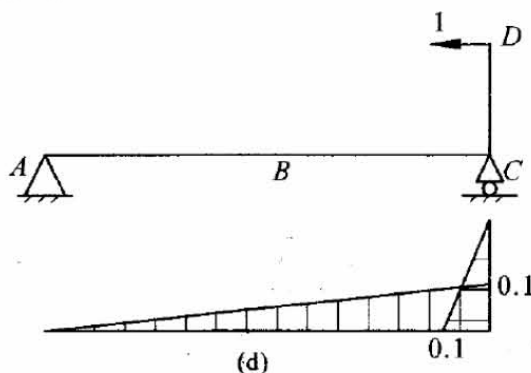
(3) 求  $D$  点水平静位移。作出  $D$  点作用单位力 1 的弯矩图(见图(d))，由图乘法可得

$$\begin{aligned} \Delta_{D,st} &= \frac{1}{EI} \left( \frac{1}{2} \times 150 \times 0.4 \times \frac{1}{2} \times 0.1 \right) \\ &= 0.03 \times 10^{-3} \text{m} = 0.03 \text{mm} \end{aligned}$$

或直接套用  $\theta_c = Fl^2/(16EI)$ 。

(4) 冲击载荷下  $D$  点水平动位移

$$\Delta_{Dd} = K_d \Delta_{D,st} = 51 \times 0.03 = 1.53 \text{mm}$$



本题也可根据刚架  $CD$  段不受力，直接取  $AC$  梁分析，然后由  $C$  截面动转角，确定  $D$  点水平动位移。