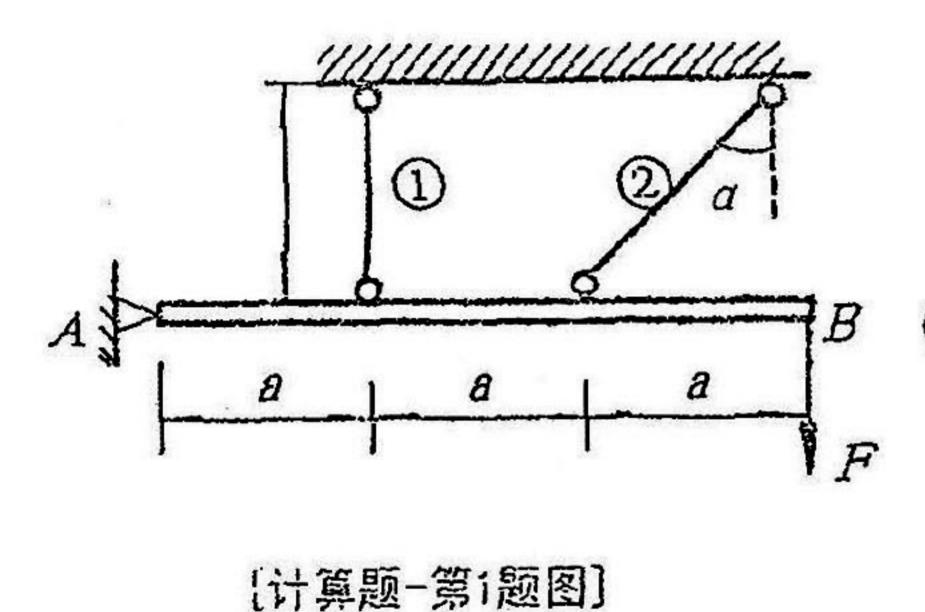
## 同济大学 2013 年硕士研究生入学考试试卷

科目代码	科目名称:	材料力学	命题单位: ( ) —满分分值:
答题要求:			
		上,做在试卷上无效。	
2 考试时间	1180 分钟。		

## 计算题 (共9题150分)

### 1.(16分) [本题得分\_\_\_\_]

静不定结构如图。AB为刚体,①、②杆EA相同。(1)试列出求解两杆轴力 $F_{N}$ 和 $F_{N}$ 2的方程组;(2)若①、②两杆材料相同,试确定①、②两杆同时失效时的②号杆角度a。



(1) 平衡方程:  $\sum M_{\Lambda}=0$ ,  $3F-2F_{N_2}\cos\alpha -F_{N_1}=0$  变形协调条件:  $\Delta l_2/\cos\alpha = 2\Delta l_1$   $F_{N_2}l/\cos^2\alpha = 2F_{N_1}l$   $F_{N_2}=2F_{N_1}\cos^2\alpha$ 

(2) 若两杆要同时失效,则两杆的工作应力应同时达到它们的许用值。

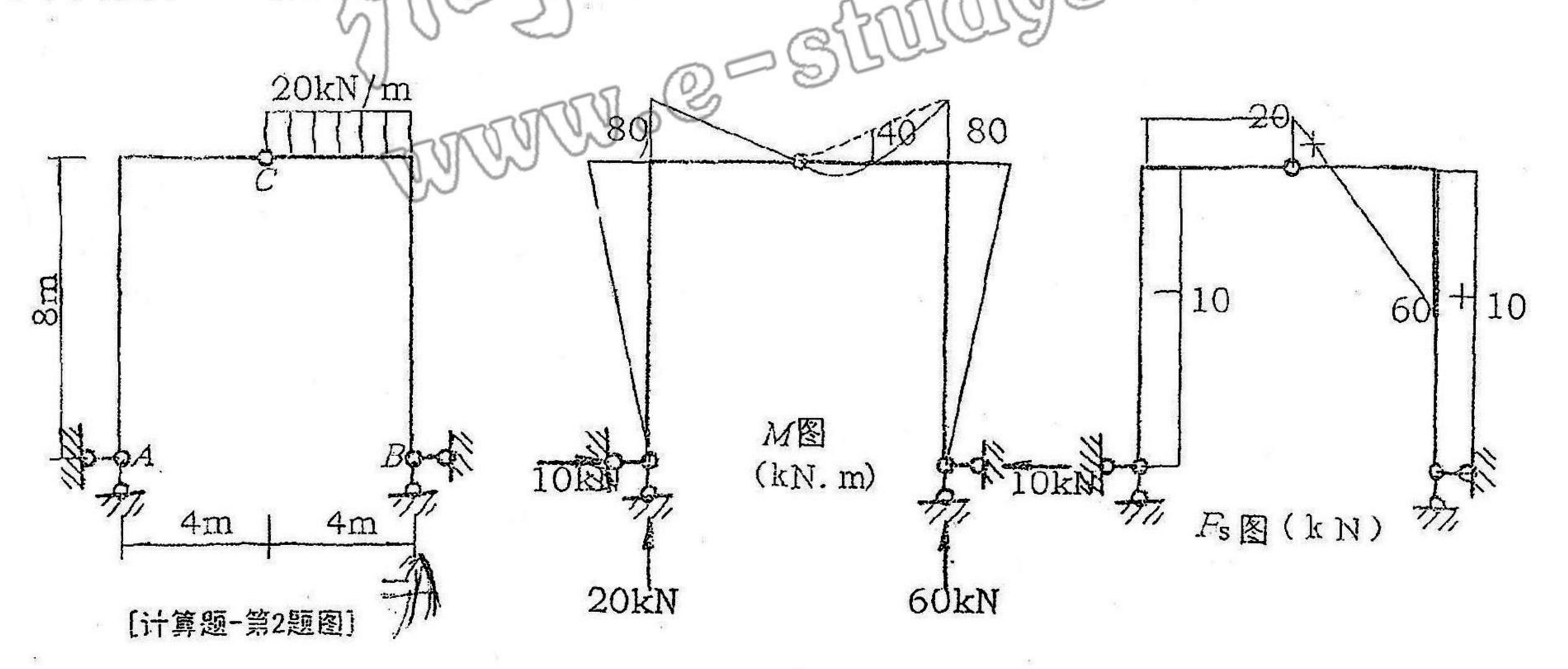
3 本试卷不可带出考场,违反者作零分处理。

令:  $F_{N2}/A = F_{N1}/A$ , 即 $F_{N2} = F_{N1}$ 由变形协调条件得 $\cos^2 a = 1/2$ 

解得: a = 45°

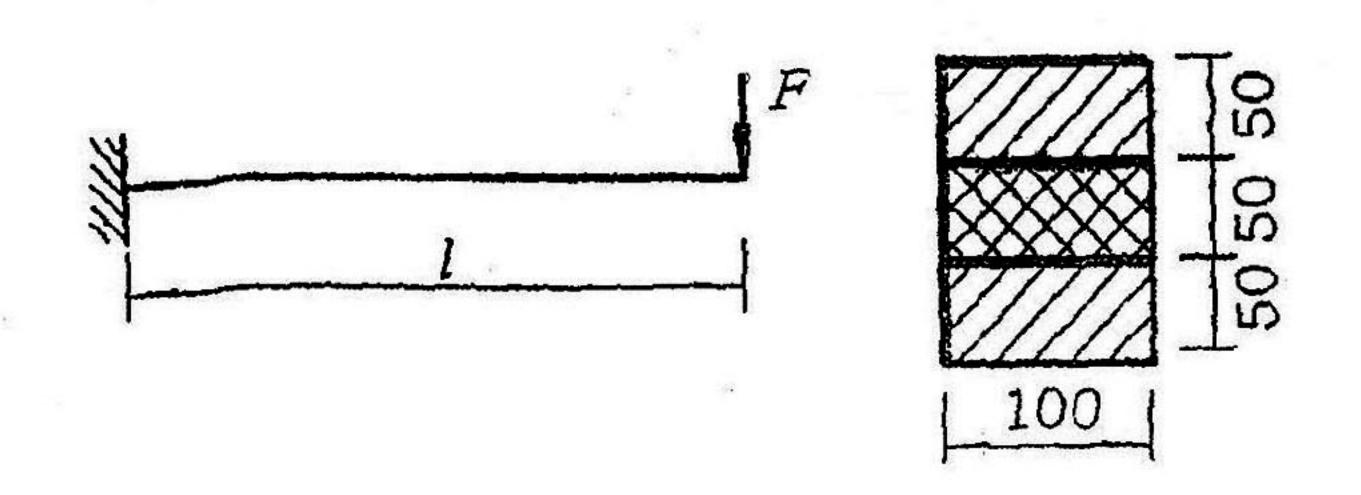
2.(18分) [本题得分]

图示刚架,试绘出其内力图(M图,Es图,压图)。



## 3.(18分)[本题得分\_\_\_]

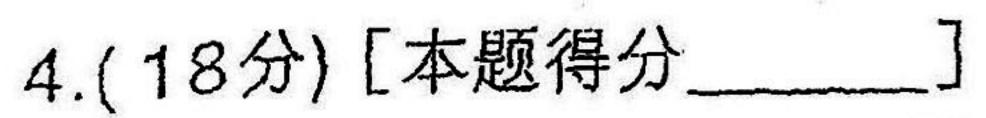
由三根木条胶合而成的悬臂梁截面尺寸如图所示。跨度l=1 m。若胶合面上的许用应力 $[\tau]=0.34$  MPa,木材 $[\sigma]=10$  MPa, $[\tau]=1$  MPa。试求许可载荷[F]。



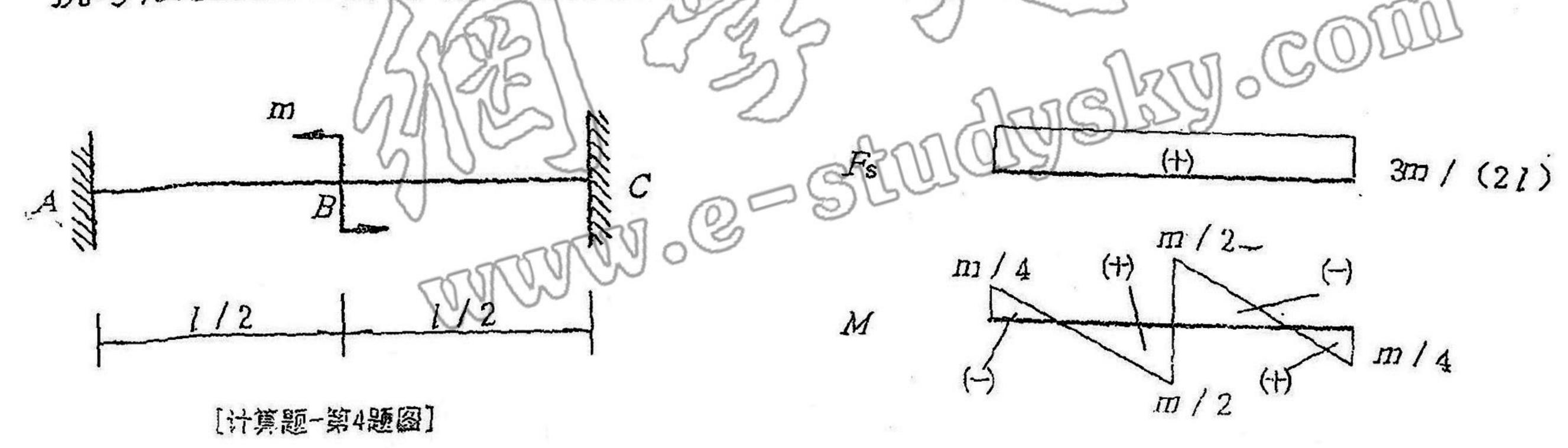
[计算题~第3题图]

 $I_z=2812.5 \text{ cm}^4$ ,  $W_z=375 \text{ cm}^3$ 木(S) max=281.25 cm<sup>3</sup>, 胶S=250 cm<sup>5</sup>

- (1)  $\sigma = M_{\text{max}}/W_z \leq [\sigma]$ , 故 $F \leq 3.75 \text{ kN}$
- (2) 木板切应力 $\tau = F_s(S')_{max}/(I_zb) \leq [\tau], F \leq 10 \text{ kN}$
- (3) 胶缝  $T = F_s S / (I_z b) \le [\tau], F \le 3.825 \text{ kN}$  故F取3.75 kN

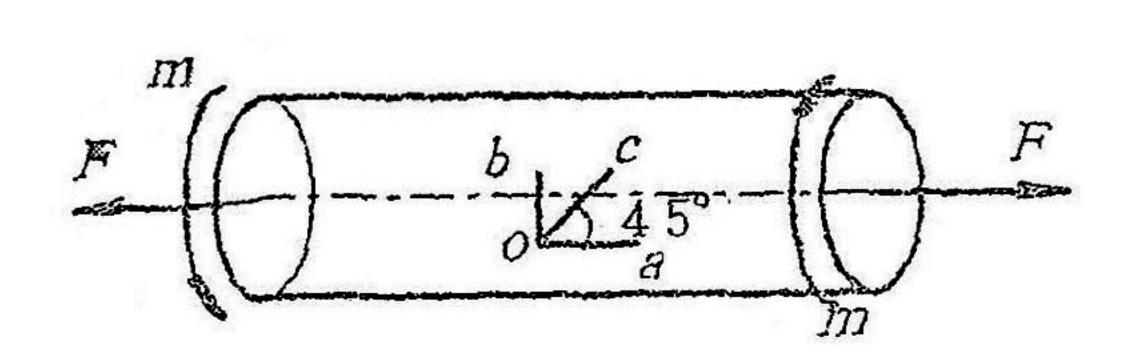


抗弯刚度为EI的两端固定梁受载如图示,作梁的Fs、M图

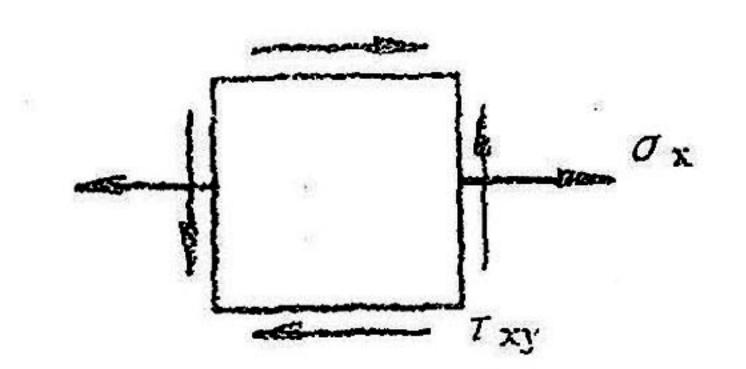


# 5.(16分) [本题得分\_\_\_\_]

直径 $d=20\,\mathrm{mm}$ 圆轴受力如图。已知 $E=200\,\mathrm{GPa}$ 。今测得轴向应变  $\epsilon_a=320\times 10^{-6}$ ,横向应变  $\epsilon_b=-96\times 10^{-6}$ 。 $O\,C$ 方向应变  $\epsilon_c=565\times 10^{-6}$ 。 计算轴向外力 F 及扭转力偶矩m。



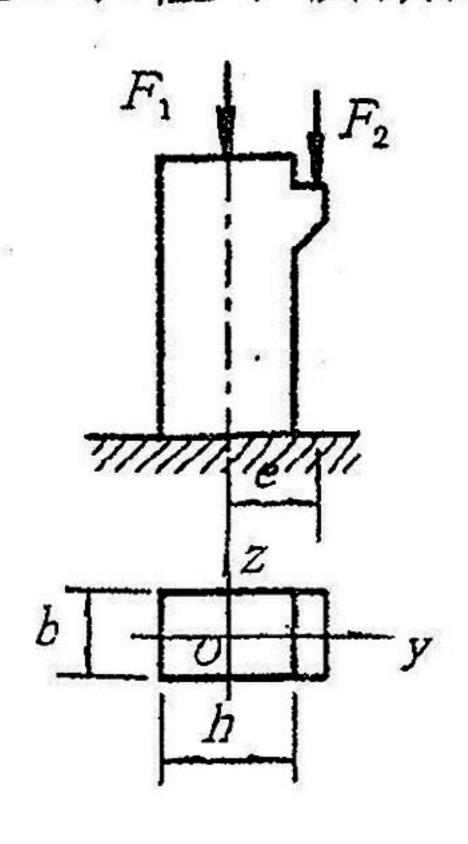
[计算题-第5题图]



 $F = \sigma_{x}A = 20.1 \text{ kN}$   $\varepsilon_{45'} = \varepsilon_{c} = (\sigma_{45'} - \upsilon \sigma_{a}) / E$   $= [(32 - \tau_{xy}) \cdot - | \varepsilon_{b} / \varepsilon_{a} | \cdot (32 + \tau_{xy})] / E$   $\tau_{xy} = -69.7 \text{ MPa}$   $m = \tau_{xy} W_{l} = 109 \text{ N} \cdot \text{m}$ 

### 6.(16分) [本题得分\_\_\_\_]

混凝土柱受力如图,已知 $F_1=100$  kN, $F_2=36$  kN,e=20 cm,柱宽b=18 cm,若要求柱子横截面内不出现拉应力,求h值。

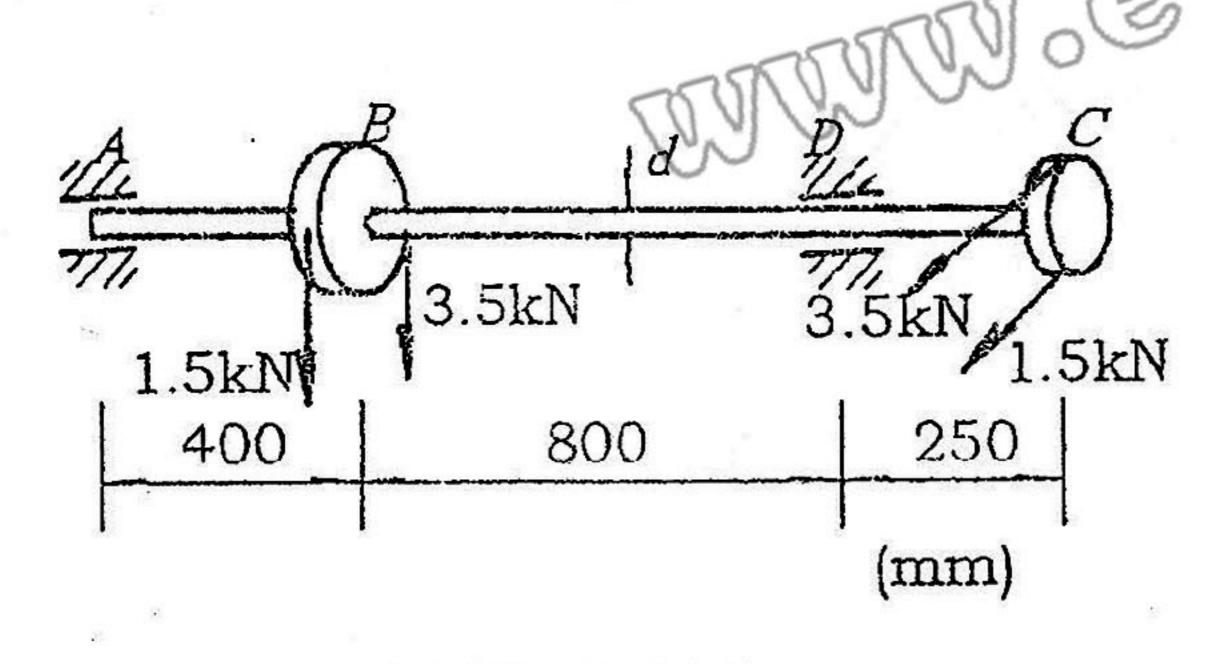


[计算题-第6题图]

 $(\sigma_t)_{\max} = F_N / A + M_2 / W \le 0$   $h \ge 0.318 \text{ m}$ 

## 7.(16分) [本题得分

图示传动轴,B轮皮带张力沿铅垂方向,C轮皮带张力沿水平方向,B、C两轮直径为 $D=600\,\mathrm{mm}$ 。轴的 $[\sigma]=60\,\mathrm{MPa}$ 。试按第三强度理论确定轴径d。



[计算题-第7题图]

B截面为危险截面。

 $M = \sqrt{1.33^2 + 0.42^2} = 1.39 \text{ kN} \cdot \text{m}$   $\sigma_{r_3} = 32 \sqrt{1.39^2 + 0.6^2} \times 10^3 / (\pi d^3) < [\sigma]$ d = 63.6 mm

### 8.(16分)[本题得分\_\_\_]

图示矩形截面钢梁,A端是固定铰支座,B端为弹簧支承。在该梁的中点 C处受到重量为 $F_{w}=40$  N的重物,自高度 h=60 mm处自由下落冲击到梁上。 设弹簧刚度 k=25.32N/mm,钢弹性模量 E=210 GPa。求梁内最大冲击应力(不计梁的自重)。

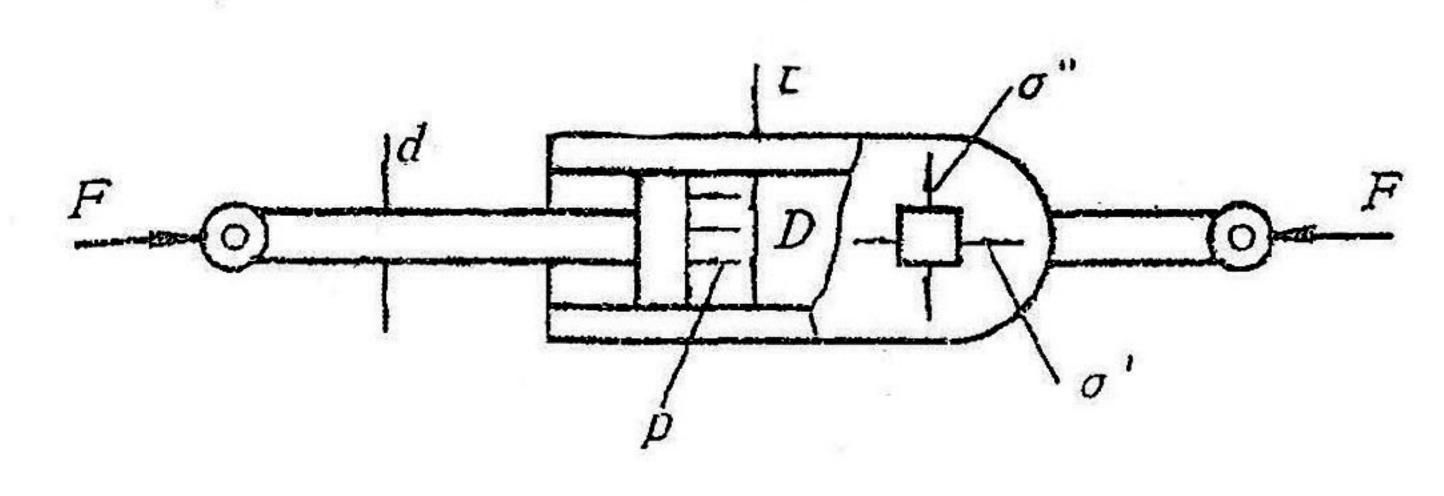


 $\delta_{si} = \lambda /2 + f_c = (F_w/(2 k)) (1/2) + F_w (800)^3 / (48 E I_z) = 1.004 mm$   $K_d = 1 + \sqrt{1 + 2h/\delta_{si}} = 12$   $\sigma_{si} = 12 \text{ MPa}$ 

 $\sigma_{d \max} = K_d \cdot \sigma_{st \max} = 144 \text{ MPa}$ 

### 9.(16分) [本题得分\_\_\_\_]

某油缸活塞杆长  $I=700\,\mathrm{mm}$ ,直径  $d=40\,\mathrm{mm}$ 。当活塞杆受压力 F 作用时,油缸内压  $p=4\,\mathrm{MPa}$ ,油缸内径  $D=195\,\mathrm{mm}$ ,壁厚  $t=5\,\mathrm{mm}$ ,活塞杆与油缸材料相同, $E=200\,\mathrm{GPa}$ ,  $\sigma_s=240\,\mathrm{MPa}$ ,  $\sigma_p=200\,\mathrm{MPa}$ ,经验公式  $\sigma_{cr}=304\,\mathrm{--}1.12\,\lambda$ (MPa)。 试计算活塞杆的工作安全系数。并按第三强度理论计算油缸的工作安全系数。 (提示: 活塞杆两端可视为铰支)



[计算题-第9题图]

压杆:  $\lambda = 70$ ,  $57 < \lambda < 99.3$   $\sigma_{cr} = a - b\lambda = 225.6 \text{ MPa}$   $n = \sigma_{cr} / \sigma = 2.37$ 油缸:  $\sigma = P(D - D) / (4t) = 0 \text{ MPa}$   $\sigma = P(D + t) / (2t) = 80 \text{ MPa}$   $\sigma = 80 \text{ MPa}$ ,  $\sigma = 0$ ,  $\sigma = 0$   $\sigma = 0$ ,  $\sigma = 0$   $\sigma = 0$ ,  $\sigma = 0$