## 2013-2014 学年第二学期《材料力学》课内考试卷(A卷)

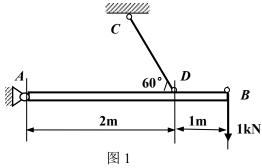
授课班号\_181801-3 年级专业\_12 机自\_ 学号\_\_\_\_\_\_ 姓名\_参考答案\_

题号	_		Ξ	四	五	总分	审核
题分	38	12	15	15	20		
得分							

题分	得分
38	

## 一、综合填空题

1、如图 1 所示结构,载荷及尺寸已知,圆形截面杆 CD 长 1.5m,直径为 12mm,材料弹性模量 E=200GPa,试求 CD 杆的轴力、伸长量和横截面应力。(8 分)



$$\begin{split} \sum M_{A} &= 0 \quad F_{NCD} \sin 60^{\circ} \times 2 - 1000 \times 3 = 0 \quad , \quad F_{NCD} = 1732.05 \, \text{N} \\ \Delta l_{CD} &= \frac{F_{NCD} l_{CD}}{E A_{CD}} = \frac{1732.05 \times 1.5}{200 \times 10^{9} \times \pi \times 0.012^{2} / 4} \, \text{m} = 0.115 \, \text{mm} \\ \sigma_{CD} &= \frac{F_{NCD}}{A_{CD}} = \frac{1732.05}{\pi \times 0.018^{2} / 4} \, \text{Pa} = 15.315 \, \text{MPa} \end{split}$$

2、若图 1 中 AB 杆为矩形截面杆(30mm×40mm),求 D 截面上最大正应力和最大切应力值(忽略 AD 段压缩变形对正应力的影响)。(8分)

$$M_{zD} = -1000 \text{Nm}$$
,  $F_Q = 1000 \text{N}$   
 $\sigma_{\text{max}} = \frac{M_z}{W_z} = \frac{1000}{0.03 \times 0.04^2 / 6} \text{Pa} = 125 \text{MPa}$   
 $\tau_{\text{max}} = 1.5 \times \frac{F_Q}{hh} = 1.5 \times \frac{1000}{0.03 \times 0.04} \text{Pa} = 1.25 \text{MPa}$ 

3、一旋转圆轴危险截面上最大正应力为 40MPa,最小正应力为-20MPa,写出该交变应力的循环特性、平均应力、应力幅值(5分)

$$r = \frac{\sigma_{\min}}{\sigma_{\max}} = -0.5$$
 ,  $\sigma_{\min} = \frac{\sigma_{\min} + \sigma_{\max}}{2} = 10 \text{MPa}$  ,  $\sigma_{a} = \frac{\sigma_{\max} - \sigma_{\min}}{2} = 30 \text{MPa}$ 

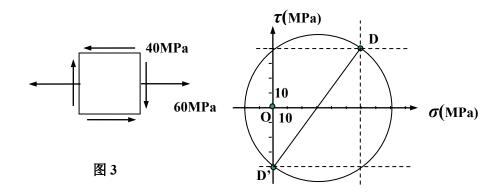
4、工字形截面如图 2,由三块相同尺寸的矩形组成,(30mm×3mm)求该截面对形心轴的惯性矩  $I_{zC}$ = 55890  $mm^4$ \_\_ (5分)

$$I_{z} = \frac{1}{12} \times 3 \times 30^{3} + (\frac{1}{12} \times 30 \times 3^{3} + 3 \times 30 \times 16.5^{2}) \times 2$$

$$= 6750 + (67.5 + 24502.5) \times 2 = 55890 \text{mm}^{4}$$

5、某构件的危险点的二向应力状态如图 3 示,在右图坐标系中按比例画出应力圆,再由应力圆写出三个主应力及最大切应力; (8 分)

 $\sigma_1 = 80 \text{ MPa}$ ;  $\sigma_2 = 0 \text{ MPa}$ ;  $\sigma_3 = -20 \text{ MPa}$ ;  $\tau_{\text{max}} = 50 \text{ MPa}$ 



- 6、钢丝绳拉着重为W的物体匀速上升,某瞬时物体突然被卡住,若已知钢丝绳截面积为
- $m{A}$ ,冲击动荷系数为 $m{K}_d$ ,则钢丝绳内最大动应力为  $m{\sigma}_d = m{K}_d \cdot m{W} / m{A}$  。(4分)

题分

得分 二、计算题

某传动轴截面为空心圆形,D=60mm,d=54mm,需要传递的扭矩为 1.2kNm,材料许用应力 [au]=80MPa,剪切弹性模量 G=90GPa,许用单位长度扭转角

 $[\theta]=0.8^{\circ}/m$ 。试校核轴强度和刚度。

$$\tau_{\max} = \frac{M_x}{\frac{\pi}{16}D^3(1-\alpha^4)} = \frac{1.2 \times 10^3}{\frac{\pi}{16}0.06^3(1-0.9^4)} = 43124846.98 \text{Pa} = 43.125 \text{MPa} \le \left[\tau\right] = 80 \text{MPa}$$

强度足够

$$\theta_{\text{max}} = \frac{M_x}{GI_p} = \frac{1.2 \times 10^3}{90 \times 10^9 \times \frac{\pi}{32} 0.06^4 (1 - 0.9^4)} = 0.01597 \text{ rad/m} = 0.915^\circ / \text{m} > \left[\theta\right] = 0.8^\circ / \text{m}$$

刚度不足

题分

得分 三、**计算题** 已知一端固定一端自由的圆形截面压杆: **d**=50mm, **l**=0.8m, 材料弹性 模量 E=200GPa,  $\lambda_p=100$ ,  $\lambda_s=60$ , 求: (1) 判断压杆的柔度范围; (2)求压杆的临界载

荷; (3) 若规定的稳定性安全系数[n<sub>cr</sub>]=3, 试确定压杆的许用载荷。

解: (1) 
$$\lambda = \frac{\mu l}{i} = \frac{2 \times 0.8}{\frac{50 \times 10^{-3}}{4}} = 128 > \lambda_p = 100$$
, 属于大柔度杆件

(2) 由欧拉公式求压杆的临界载荷

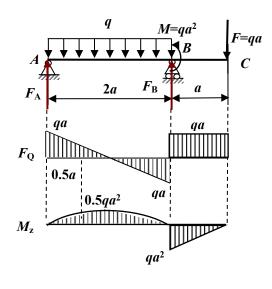
$$F_{cr} = \frac{\pi^2 EI}{(\mu l)^2} = \frac{\pi^2 \times 200 \times 10^9 \times \frac{1}{64} \times \pi \times 50^4 \times 10^{-12}}{(2 \times 0.8)^2}$$
N=236.559kN

(3) 
$$[F] = \frac{F_{cr}}{n_{cr}} = \frac{236.559}{3} = 78.853 \text{kN}$$

题分	得分
15	

## 四、计算题

己知: q、a , 先求约束反力,再绘制梁的剪力图和弯矩图,求出最大剪力和最大弯矩(绝对值)。



$$\sum M_A = 0$$

$$F_B \times 2a - \frac{1}{2}q(2a)^2 + qa^2 - qa \cdot 3a = 0$$

$$\sum F_y = 0$$

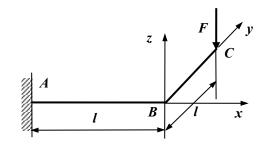
$$F_A + F_B - q \times 2a - qa = 0$$

$$\therefore F_A = qa \qquad F_B = 2qa$$
画剪力图、弯矩图如左图
$$|F|_{Omax} = qa, \quad |M|_{zmax} = qa^2.$$

题分	得分
20	

## 五、综合计算题

如图所示,直角刚架 ABC,位于水平面内,A 端固定,两边长均为 I,圆形截面直径为 d, C 端作用竖直向下集中力 F,判断刚架 ABC 上危险截面位置,若 F=1kN,I=1m,材料许用应力[ $\sigma$ ]=100MPa,根据第三强度理论设计截面直径 d。



解: BC 段只受弯曲,最大弯矩发生在 B 截面,大小为 Fl; AB 段受弯扭组合变形作用,扭矩为 Fl,各截面相同,最大弯矩发生在 A 截面,大小为 Fl,因此 A 截面为危险截面

根据第三强度理论:

$$\sigma_{rd} = \frac{1}{W_z} \sqrt{M_z^2 + M_x^2} = \frac{32}{\pi d^3} \sqrt{(Fl)^2 + (Fl)^2} = \frac{32\sqrt{2}Fl}{\pi d^3} = 14.405 \frac{Fl}{d^3} \le [\sigma] = 10^8$$

代入数据解得: d ≥54.421mm