## 西南交通大学 2020-2021 学年第(2)学期期末考试

课程代码 <u>MECH000612</u> 课程名称 《工程力学 C》 考试时间 120 分钟

题号	_	_	Ξ	四	五	总成绩
得分						

注:有数值计算的,答案如果是小数,小数点后保留2位。

## 阅卷教师签字:

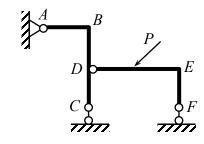
- 一、综合题(本大题共10个题,每题3分,共30分)
- 1. 一个刚体上作用图示由首尾相连的 3 个大小不为零的力组成的力系,该力系对点 0 的简化结果为

( C)

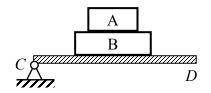
- (A) 主矢为零, 主矩为零 (B) 主矢不为零, 主矩为零
- (C) 主矢为零, 主矩不为零 (D) 主矢不为零, 主矩不为零



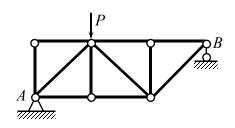
- 2. 一结构由完全相同的 2 根直角折杆 ABC 和 DEF 组成, AB=EF=a, BC=DE=2a, 其中 D 是 BC 的中点, 在 DE 的中点作用力P,其作用线经过点C。所有杆件自重不计。则铰A约束力的方向为(C
- (A) 水平方向
  - (B) 垂直方向
- (C) 沿 AD 方向 (D) 沿 AC 方向



- 3. 平板 CD 左端是光滑的固定铰 C,上面叠放了物块 A 和 B。非常缓慢地抬起水平板 CD 的右端(D 端),当 板 CD 与水平线成角度 30°时,物块 A和 B整体上相对板 CD 开始向下滑动,在抬高过程中它们彼此间一直没 有相对滑动。则物块A和B之间的静摩擦系数满足(B
- (A) 等于 $\sqrt{3}/3$  (B) 大于 $\sqrt{3}/3$
- (C) 小于 $\sqrt{3}/3$  (D) 不确定



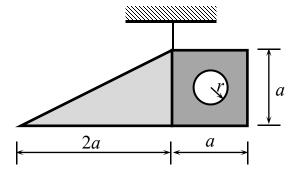
- 4. 一平面桁架受力如图所示, 试判断零杆有( B ) 根
  - (A) 3 (B) 4
  - (C) 5 (D) 6



5. 一个不规则的平板结构由厚度相同的直角板(边长分别为a、2a,容重为 $\gamma$ )和正方形板(边长为a,容重为 27) 构成,如图悬挂。为使得下底边保持水平,在正方形板的正中央开一圆孔,这样开孔后,整个板的重心到 下底边的距离为( A )







6. 对于低碳钢材料制成的杆件,确定强度校核用到的容许应力 $[\sigma]$ ,主要需要考虑单拉应力一应变的特征应力为 ( C )

- (A) 比例极限
  - (B) 弹性极限
- (C) 屈服极限
- (D) 强度极限

7.  $\sigma_{\text{p0.2}}$  的涵义是 (

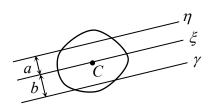
- (A) 弹性应变为0.2% 对应的应力 (B) 塑性应变为0.2% 对应的应力
- (C) 整体应变为 0.2% 对应的应力 (D) 屈服阶段平均应变为 0.2% 对应的应力

8. 一空心圆轴,内外径之比  $d/D=1/\sqrt{2}$ 。当外径扩大到原来的 2 倍,且保持面积不变时,抗扭截面系数是原来 的( D)倍

- - (B) 12/5
- (A) 15/4 (C) 13/4
  - (D) 5/2
- 9. 关于结构的超静定问题描述中,下面说法不正确的是(A)
- (A) 一静定结构因某杆件的加工误差而强行装配后会变为超静定结构
- (B) 超静定结构承受荷载时各杆件的内力与其本身刚度相关
- (C) 超静定结构的环境温度变化时,即使所有杆件的热膨胀系数相同仍然会存在温度应力
- (D) 超静定结构与对应的静定结构相比整体刚度一般会提高

10. 一平面图形的面积  $A=ka^2$ ,其中 k 是无量纲常数。三条平行轴  $(\xi, \eta, \gamma)$  之间的间距分别为 a 和 b,b=1.5a, 其中轴 $\xi$ 通过形心 C。若平面图形对轴 $\eta$ 的惯性矩  $I_{\eta}$ =(k+1)  $a^4$ ,则对轴 $\gamma$ 的惯性矩为( B

- (A)  $(k+2.25) a^4$
- (B)  $(2.25k+1) a^4$
- (C)  $(k+3.25) a^4$
- (D)  $(3.25k+1) a^4$



二、一平面结构由直角折杆 ABC 和 CDE 组成,结构尺寸如图所示,其中 A 端为固定端约束,C 处为中间铰,E 处为活动铰支。在点 B 处作用垂直向下的荷载 qa,在 BC 上作用线分布荷载,上下两端的荷载集度分别为 0 和 q; 在 CD 上作用图示力偶  $qa^2$ 。试确定 A、E 处的约束力。(10 分) qa

解:取 CDE 折杆进行受力分析(5分)

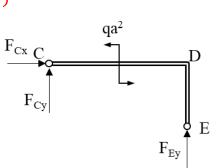
$$\sum F_{x} = 0, F_{Cx} = 0$$

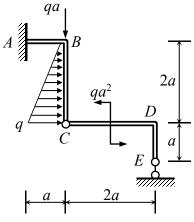
$$\sum F_{y} = 0, F_{Cy} + F_{Ey} = 0$$

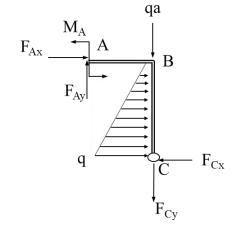
$$\sum M = 0, F_{Ey} \times 2a + qa^{2} = 0$$

解得: 
$$F_{Cx} = 0, F_{Cy} = \frac{qa}{2}, F_{Ey} = -\frac{qa}{2}$$

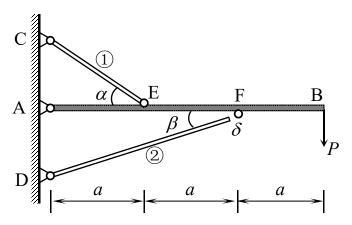
取 ABC 折杆进行受力分析(5分)







三、下图所示结构中,水平杆 AB 是刚性杆,长度 3a=3.0m。杆①和杆②的自重不计,它们的弹性模量 E=200GPa,横截面面积 S=100mm²,与水平杆 AB 的夹角  $\alpha$ =45°, $\beta$ =30°。由于加工误差,杆②缩短  $\delta$ =0.01m。试确定:当强行装配后并在 B 端作用垂直向下荷载 P=10kN 时,杆①和杆②的内力。(20 分)



解:变形后结构如图

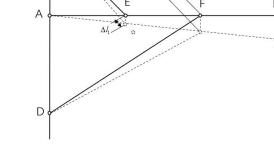
有变形协调方程: (5分)

$$2\frac{\Delta l_1}{\sin\alpha} = \frac{\Delta l_2'}{\sin\beta}$$

杆②需要经过装配,假设杆②受拉,有

$$\Delta l_2' + \Delta l_2 = \delta \quad \textbf{(4 \%)}$$

对杆件进行受力分析



 $\sum M_A = 0.3P + 2F_{N2} \times \sin \beta - F_{N1} \times \sin \alpha = 0 \quad (5 \%)$ 

由胡克定律: (4分)

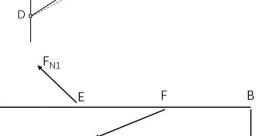
$$\Delta l_1 = \frac{F_{N1} \times l_1}{EA}$$

$$\Delta l_2 = \frac{F_{N2} \times l_2}{EA}$$

其中  $\sin \alpha = \frac{\sqrt{2}}{2}$ ,  $\sin \beta = \frac{1}{2}$ ,  $l_1 = \sqrt{2}$  m,  $l_2 = \frac{4\sqrt{3}}{3}$  m

联立以上各式,解得: (2分)

$$F_{N1} = 74.12 \text{kN}, F_{N2} = 22.41 \text{kN}$$



四、如图所示阶梯实心圆轴。AB、BC 段的直径分别为  $D_1$ =300mm, $D_2$ =200mm,材料的剪切模量为80GPa。已 知轴的转速 n=50r/m,输入端功率  $P_A$ =2000kW,输出端  $P_B$ =1500kW。试给出: (1) 圆轴的扭矩图; (2) 圆轴的最大切应力; (3) C 截面相对于 A 截面的扭转角。(20分)

 $P_{\rm B}$ 

20cm

30cm

 $P_{\rm C}$ 

解: (6分)

$$M_{eA} = 9549 \times \frac{2000}{50} = 3.82 \times 10^5 \text{N} \cdot \text{m}$$

$$M_{eB} = 9549 \times \frac{1500}{50} = 2.86 \times 10^5 \text{N} \cdot \text{m}$$

AB 段内扭矩:  $T_1 = -M_{eA} = -3.82 \times 10^5 \text{N} \cdot \text{m}$ 

BC 段内扭矩:  $T_2 = M_{eB} - M_{eA} = -0.96 \times 10^5 \text{N} \cdot \text{m}$ 



3.81x10<sup>5</sup>N·m (6分)

AB 段内: 
$$\tau_{\text{max1}} = \frac{T_1}{W_{\text{tl}}} = \frac{16|T_1|}{\pi D_1^3} = \frac{16 \times 3.82 \times 10^5}{\pi \times (200 \times 10^{-3})^3} = 72.1 \text{MPa}$$

BC 段内: 
$$au_{\text{max}\,2} = \frac{T_2}{W_{\text{t}\,2}} = \frac{16 \left| T_2 \right|}{\pi D_2^3} = \frac{16 \times 0.96 \times 10^5}{\pi \times (200 \times 10^{-3})^3} = 61.1 \text{MPa}$$

$$\because \tau_{\rm max1} > \tau_{\rm max2} \ , \therefore \tau_{\rm max} = \tau_{\rm max1} = 72.1 {\rm MPa}$$

B 相对 A 的转角: (4分)

$$\varphi_{1} = \frac{T_{1}l_{AB}}{GI_{p1}} = \frac{32T_{1}l_{AB}}{G\pi D_{1}^{4}} = -\frac{32\times3.82\times10^{5}\times30\times10^{-2}}{80\times10^{9}\times\pi\times\left(300\times10^{-3}\right)^{4}} = -1.8\times10^{-3} \text{ rad }$$

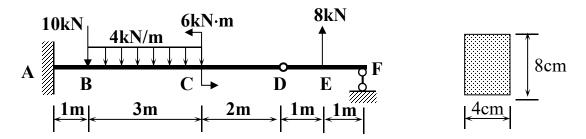
C相对 B的转角:

$$\varphi_2 = \frac{T_2 l_{BC}}{G I_{p2}} = \frac{32 T_2 l_{BC}}{G \pi D_2^4} = -\frac{32 \times 0.96 \times 10^5 \times 20 \times 10^{-2}}{80 \times 10^9 \times \pi \times \left(200 \times 10^{-3}\right)^4} = -1.53 \times 10^{-3} \text{ rad }$$

C 相对 A 的扭转角:

$$\varphi = (\varphi_1 + \varphi_2) \times \frac{180^{\circ}}{\pi} = -0.191^{\circ}$$

五、图示梁 AF 所受载荷如图所示。下右为其矩形截面示意图。试确定: (1) 固定端 A 和滑动铰 F 的约束力; (2) 直接画出梁的剪力图和弯矩图; (3) 梁的最大弯曲正应力 $\sigma_{max}$ 和最大弯曲切应力 $\tau_{max}$ 。(20分)



解: (1)对 DF 段进行受力分析(8分)

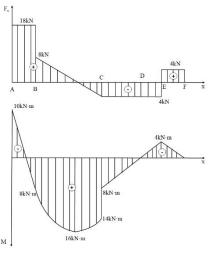
易知 DF 是对称结构对称载荷,

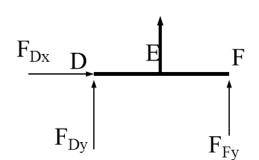
故: 
$$F_{Dx} = 0, F_{Dy} = F_{Fy} = -\frac{8}{2} = -4kN$$

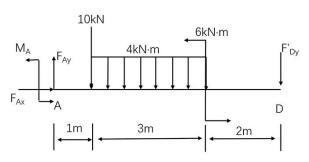
取 AD 段受力分析

$$\begin{split} &\sum F_x = 0, F_{Ax} = 0 \\ &\sum F_y = 0, F_{Ay} - 10 - 3 \times 4 - F_{Dy}^{'} = 0 \\ &\sum M_A = 0, F_{Dy}^{'} \times 6 + 3 \times 4 \times 2.5 + 10 - 6 - M_A = 0 \\ &\text{##}: \ F_{Ay} = 18 \text{kN}, F_{Ax} = 0, M_A = 10 \text{kN} \cdot \text{m} \end{split}$$

(2) 剪力图和弯矩图如图所示: (8分)







(3) 由弯矩图可知,梁的最大弯矩出现在 BC 段中间截面某处, (4分) 最大弯矩  $M_{max}=16kN\cdot m$ 

$$\sigma_{\text{max}} = \frac{M_{\text{max}}}{W} = \frac{6 \times 16 \times 10^{3} \,\text{N} \cdot \text{m}}{4 \times 10^{-2} \times (8 \times 10^{-2})^{2} \text{m}^{3}} = \frac{96 \times 10^{3} \,\text{N} \cdot \text{m}}{256 \times 10^{-6} \text{m}^{3}} = 0.375 \times 10^{9} \,\text{Pa} = 375 \,\text{Mpa}$$

由剪力图,最大剪应力在 AB 段上,  $F_{smax}=18kN$ 

$$\tau_{\text{max}} = \frac{3}{2} \times \frac{18 \times 10^3}{8 \times 4 \times 10^{-4}} = 8.44 \text{MPa}$$