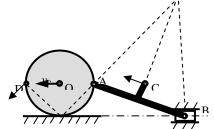
北京工业大学

工程力学(II)期终考试答案

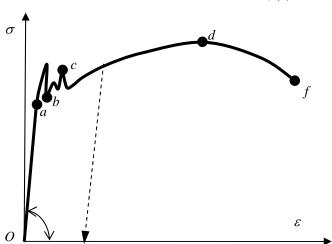
考试日期: 2008年1月14日

考试时间: 8:00~9:35

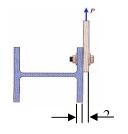
- 一、是非题(每题2分,共10分。在括号中:正确划√,错误划×。)
- 1 (x)
- 2. $(\sqrt{\ })$
- 3. (x)
- 4. (√)
- 5. (x)
- 二、填空或简答题(每题5分,共30分)
- 1. 轮 O 作纯滚动,轮心速度为 v_0 , A 处为铰链连接,在图中画出 D 点和 C 点的速度方向。



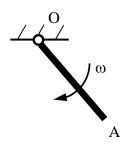
2. 低碳钢拉伸的过程如图所示,屈服极限对应的是(**b**)点,强度极限对应的是(**d**)点。如果加载到强化阶段再卸载到0,在图中标出卸载的路径。。



3. 图示结构受到载荷 P 的大小为 10kN,构件厚度分别为 t=10mm,连接两构件的螺栓的直径为 10mm,那么,螺栓受到的剪应力的大小是 **127.3MPa** ,挤压应力的大小是 **100MPa** 。



4. OA 为均质杆,长度为 L,质量为 m。以匀角速度 ω 绕 O 点做定轴转动。则 OA 杆的动量大小为<u>mL</u> ω /2,对 O 点的动量矩为<u>mL² ω /3</u>,动能为<u>mL²</u> ω ²/6 。

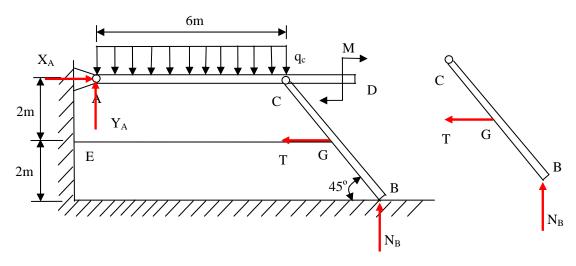


5. 塑性材料梁的四种截面形状如图,截面积相同,载荷作用在纵向对称面内。从强度方面考虑,截面形状最合理的是<u>c</u>,最不合理的是<u>d</u>。

6. 构件内三个点为平面应力状态如图, 其中各单元体的主应力分别为:

单元体(a)
$$\sigma_1 = \underline{\sigma}$$
 , $\sigma_2 = \underline{\sigma}$, $\sigma_3 = \underline{0}$;
单元体(b) $\sigma_1 = \underline{0}$, $\sigma_2 = \underline{-\sigma}$, $\sigma_3 = \underline{-\sigma}$;
单元体(c) $\sigma_1 = \underline{\sigma}$, $\sigma_2 = \underline{0}$, $\sigma_3 = \underline{-\sigma}$.

三、 (15 分) 在图示平面结构中,C 处铰接,各杆自重不计。已知: q_c =800N/m,M=600 N·m。试求: (1)铰支座 A 及光滑面 B 处的约束力; (2)绳 EG 的拉力。



BC:
$$\sum M_C = 0$$
 $T = 2N_B$

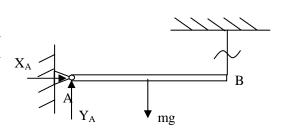
整体:
$$\sum M_A = 0$$
 $10N_B - 2T - M - 18q_c = 0$

$$5N_B - T = 7500(N)$$

$$N_{\rm B} = 2500$$
 , $T = 5000({
m N})$

$$\sum X = 0$$
 $X_A - T = 0$ $X_A = 5000(N)$ $\sum Y = 0$ $Y_A - 6q_c + N_B = 0$ $Y_A = 2300(N)$

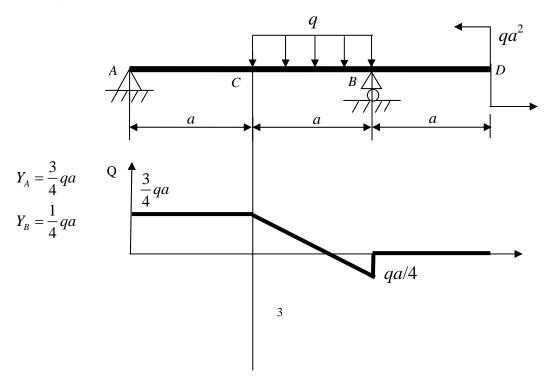
四、 $(15 \, \beta)$ 系统如图,AB 杆均质,质量 $m=40 \, kg$,长为 $L=2 \, m$ 。系统静止时 B 端绳剪断,求此瞬时 AB 杆的角加速度及 A 端的约束反力。

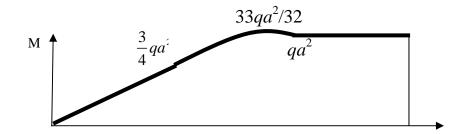


解: $\omega_0 = 0$

$$\begin{split} J_A \varepsilon &= mg \frac{L}{2} \qquad J_A = \frac{1}{3} m L^2 \\ \varepsilon_0 &= \frac{3}{2} \frac{g}{L} \\ ma_{cx} &= 0 \qquad X_A = 0 \\ ma_{cy} &= mg - Y_A \qquad a_{cy} = \frac{L}{2} \varepsilon_0 = \frac{3}{4} g \\ Y_A &= mg - \frac{3}{4} mg = \frac{1}{4} mg = 100 N \quad \text{Res} \quad 98 N \end{split}$$

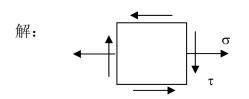
五、 $(15 \, \text{分})$ 外伸梁的受力如图所示,已知: $q = 1 \, \text{kN/m}$ 和 $a = 1 \, \text{m}$,试画出梁的剪力图和弯矩图。





七、(15分)直角拐圆形部分直径 d=40mm, 受力如图, 试求:

- (1) 画出危险点的应力状态,求出其 σ , τ ;
- (2) 若许用应力[σ]=100MPa, 试用第三强度理论校核强度。



$$\sigma = \frac{M}{W} = \frac{250}{\frac{\pi d^3}{32}} = \frac{32 \times 250}{64\pi} = 39.8 \text{ (MPa)}$$

$$\tau = \frac{T}{W_T} = \frac{100}{\frac{\pi d^3}{16}} = \frac{16 \times 100}{64\pi} = 7.96 \text{ (MPa)}$$

$$\sigma_{r3} = \sqrt{\sigma^2 + 4\tau^2} = 42.8 \,(\text{MPa}) < [\sigma]$$

