

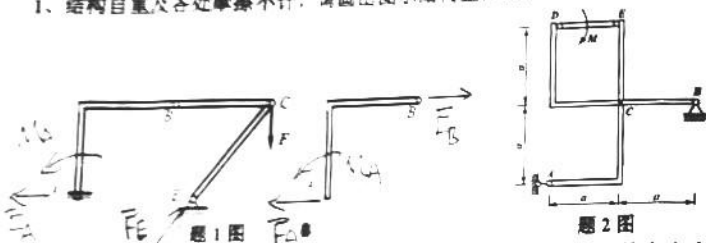
西南交通大学 2021-2022 学年第(2)学期考试试卷

课程代码 MECH000412 课程名称 理论力学 B (A 卷) 考试时间 120 分钟

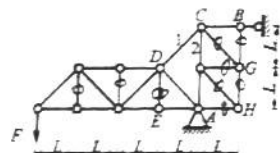
题号	一	二	三	四	五	六	总分
得分							
阅卷人签名							

一、填空题 (共 30 分)

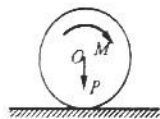
1. 结构自重及各处摩擦不计, 请画出图示结构整体的受力图及 AB 杆的真实受力方向。



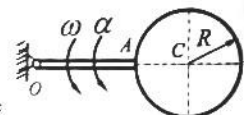
2. 结构自重及各处摩擦不计, 已知 $M=8\text{ kN}\cdot\text{m}$, $a=1\text{ m}$ 则 A 处的力的大小为 8 kN, 方向为 向右。
3. 桁架自重及各处摩擦不计, 则零杆个数为 9, 杆 1 (CD 杆) 的内力大小为 $2\sqrt{2}F$ (拉), 杆 2 的内力大小为 $2F$ (压)。



题 3 图



题 4 图



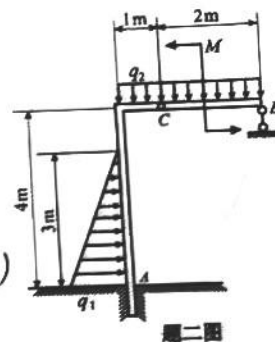
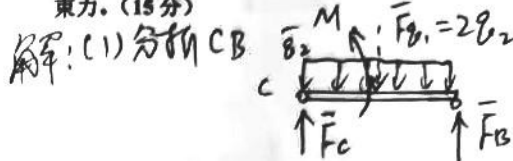
题 5 图

4. 如图所示滚子重力的大小 $P=100\text{ N}$, 半径 $R=10\text{ cm}$, 其上作用一力偶 $M=0.03\text{ N}\cdot\text{m}$. 滚子与地面间的静滑动摩擦因数 $f_s=0.2$, 滚动摩擦系数 $\delta=0.05\text{ cm}$. 试求滚子所受的滑动摩擦力大小为 0, 及滚动阻力偶矩大小为 $0.02\text{ N}\cdot\text{m}$ 。
5. 图示系统由均质杆 OA 和均质圆盘 C 焊接组成, OAC 在一条直线上, C 为圆盘质心, 已知 OA 杆及圆盘 C 质量均为 m , OA 杆长为 $2R$, 圆盘 C 半径为 R , 在图示瞬时, 系统的角速度为 ω , 角加速度为 α . 试计算: $J_O = \frac{1}{3}m(2R)^2 + [\frac{1}{2}mR^2 + m(3R)^2] = \frac{65}{6}mR^2$
- 系统动量的大小为 $4mR\omega$; 系统的转动惯量为 $\frac{65}{6}mR^2$;
- 系统对 O 点的动量矩大小为 $\frac{65}{6}mR^2\omega$; 系统的动能为 $\frac{65}{12}mR^2\omega^2$;
- 系统的惯性力系主矢大小为 $F_{I0} = 4mR\omega^2$, 向 O 点简化主矩大小为 $\frac{65}{6}mR^2\alpha$ 。

理论力学 B

第 1 页 (共 6 页)

- 二、图示结构由 AC 与 CB 组成。已知线性分布载荷 $q_1=3\text{ kN/m}$, 均布载荷 $q_2=0.5\text{ kN/m}$, $M=3\text{ kN}\cdot\text{m}$, 尺寸如图。不计结构自重及摩擦, 试求固定端 A 与支座 B 以及铰 C 处的约束力。(15 分)



$$\sum M_C(\bar{F}) = 0$$

$$F_B \cdot 2 + M - 2q_2 \cdot 1 = 0$$

$$\Rightarrow F_B = \frac{2q_2 - M}{2} = \frac{2 \times 0.5 - 3}{2} = -1\text{ kN} (\downarrow)$$

$$\sum F_y = 0 \quad F_C + F_B - 2q_2 = 0$$

$$\Rightarrow F_C = 2q_2 - F_B = 2 \times 0.5 - (-1) = 2\text{ kN} (\uparrow)$$

(2) 分析 AC

$$\sum F_x = 0$$

$$F_{Ax} + F_{B3} = 0$$

$$\Rightarrow F_{Ax} = -F_{B3} = -\frac{1}{2}q_2 \cdot 3 = -\frac{9}{2}\text{ kN} (\leftarrow)$$

$$\sum F_y = 0$$

$$F_{Ay} - F_C' - F_{B2} = 0$$

$$\Rightarrow F_{Ay} - 2 - q_2 \cdot 1 = 0 \Rightarrow F_{Ay} = 2 + 0.5 \times 1 = 2.5\text{ kN} (\uparrow)$$

$$\sum M_A(\bar{F}) = 0$$

$$M_A - F_{B3} \cdot 1 - F_{B2} \cdot 0.5 - F_C' \cdot 1 = 0$$

$$\Rightarrow M_A = F_{B3} \cdot 1 + F_{B2} \cdot 0.5 + F_C' \cdot 1 = \frac{1}{2} \times 3 \times 3 + 0.5 \times 1 \times 0.5 + 2 \times 1 = \frac{27}{4}\text{ kN}\cdot\text{m} (\uparrow) = 6.75\text{ kN}\cdot\text{m}$$

理论力学 B

第 2 页

(共 6 页)

三、作用在立方体的空间力系如图所示，已知分别作用在 A, B, C 点的力 $F_1 = F_2 = 10 \text{ N}$, $F_3 = 4 \text{ N}$ ，在 Oxy 平面内作用一力偶，其力偶矩 $M = 2 \text{ N}\cdot\text{m}$ ，试求 F_3 对 OB 轴的矩及此力系的最终简化结果。(10 分)

解： $\vec{F}_1 = 10(\frac{3}{5}, -\frac{4}{5}, 0) = (6, -8, 0) \text{ N}$
 $\vec{F}_2 = 10(-\frac{3}{5}, 0, -\frac{4}{5}) = (-6, 0, -8) \text{ N}$
 $\vec{F}_3 = 4(0, 1, 0) = (0, 4, 0) \text{ N}$

(1) $\vec{M}_O(\vec{F}_3) = \vec{r}_{Oc} \times \vec{F}_3$
 $= \begin{vmatrix} \vec{i} & \vec{j} & \vec{k} \\ 3 & 0 & 0 \\ 0 & 4 & 0 \end{vmatrix} = (0, 0, 12) \text{ N}\cdot\text{m}$ 题三图

$\vec{OB} = (3, 4, 4)$ $|\vec{OB}| = \sqrt{41}$ $\vec{e}_{OB} = (\frac{3}{\sqrt{41}}, \frac{4}{\sqrt{41}}, \frac{4}{\sqrt{41}})$

$M_{OB}(\vec{F}_3) = \vec{M}_O(\vec{F}_3) \cdot \vec{e}_{OB} = \frac{48}{\sqrt{41}} \text{ N}\cdot\text{m}$

以 O 为简化中心。
 (2) ① $\vec{F}_{R0} = \vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \vec{F}_3 = (0, -4, -8) \text{ N}$
 主矢：

② 主矩：
 $M_{Ox} = \sum M_{Ox}(\vec{F}) = F_1 \cdot \frac{4}{5} \cdot 4 - F_2 \cdot \frac{4}{5} \cdot 4 = 0$
 $M_{Oy} = \sum M_{Oy}(\vec{F}) = F_1 \cdot \frac{3}{5} \cdot 4 = 24 \text{ N}\cdot\text{m}$
 $M_{Oz} = -F_1 \cdot \frac{3}{5} \cdot 4 + F_2 \cdot \frac{3}{5} \cdot 4 + F_3 \cdot 3 = 10 \text{ N}\cdot\text{m}$
 $\vec{M}_O = (0, 24, 10) \text{ N}\cdot\text{m}$

$\vec{F}_{R0} \cdot \vec{M}_O = -176 \neq 0$

∴ 力系简化的最终结果为力螺旋。

四、图示固定大圆环半径为 R ，杆 OA 以匀角速度 ω 绕轴 O 转动，在杆与大圆环上套一小圆环 M 。 $\varphi = 30^\circ$ 时， $OM = 2R$ ，试求此时小圆环的绝对速度和绝对加速度（限用点的合成运动方法求解）。(15 分)

解：(1) 求 V_a

① 以小圆环 M 为动点。

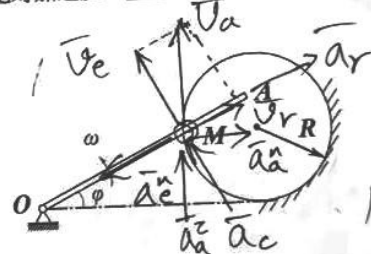
动系建于 OA 上。

② $V_e = OM' \cdot \omega_{OA} = 2RW \uparrow$

③ $\vec{V}_a = \vec{V}_e + \vec{V}_r$

④ $V_a = \frac{V_e}{\cos \varphi} = \frac{2V_e}{\sqrt{3}} = \frac{4RW}{\sqrt{3}} \uparrow$

$V_r = V_a \sin \varphi = \frac{2RW}{\sqrt{3}} \rightarrow$



题四图

(2) $\vec{a}_a^{\wedge} + \vec{a}_a^{\ddagger} = \vec{a}_e^{\wedge} + \vec{a}_e^{\ddagger} + \vec{a}_r + \vec{a}_c$ (*)
 大小： $\frac{V_a^2}{R} = \frac{16RW^2}{3}$? $OM' \cdot \omega_{OA}^2 = 2RW^2$? $\frac{2V_r \cdot \omega_{OA}}{\sqrt{3}} = \frac{4RW^2}{\sqrt{3}}$
 方向： \rightarrow \uparrow \leftarrow \searrow \nearrow

将(*)向 \uparrow 投影：

$-\frac{16RW^2}{3} \sin \varphi + a_a^{\ddagger} \cos \varphi = 0 - 0 + 0 + \frac{4RW^2}{\sqrt{3}}$

$\begin{cases} a_a^{\ddagger} = \frac{24 + 16\sqrt{3}}{9} RW^2 \\ a_a^{\wedge} = \frac{16RW^2}{3} \end{cases}$

$a_a = \sqrt{a_a^{\ddagger 2} + a_a^{\wedge 2}} = 7.84 RW^2$

五、圆轮 O 在水平面上作纯滚动，轮心 O 的速度为 $v_0 = 100 \text{ mm/s}$ ，加速度 $a_0 = 0$ ，圆轮半径 $R = 200 \text{ mm}$ ，连杆 BC 长 $l = 200\sqrt{26} \text{ mm}$ ，其一端与轮缘 B 点铰接，另一端与滑块 C 铰接，试求在图示位置 OB 水平、 OC 竖直时， C 滑块的速度与加速度。（15 分）

解：(1)

① 求 O ： A 点为瞬时速度瞬心。

$$v_0 = OA \cdot \omega_0 \Rightarrow \omega_0 = \frac{v_0}{R} = \frac{100}{200} = 0.5 \text{ rad/s}$$

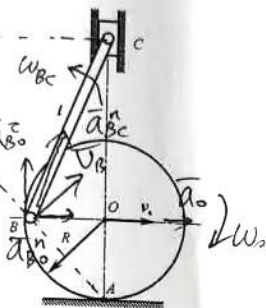
$$v_B = AB \cdot \omega_0 = \sqrt{2} R \omega_0 = \sqrt{2} \times 200 \times 0.5 = 100\sqrt{2} \text{ mm/s}$$

② BC 杆： P 点为瞬时速度瞬心。

$$v_B = BP \cdot \omega_{BC} \Rightarrow \omega_{BC} = \frac{v_B}{BP}$$

$$= \frac{100\sqrt{2}}{100\sqrt{2}} = 1 \text{ rad/s}$$

$$v_C = CP \cdot \omega_{BC} = 1200 \times 1 = 1200 \text{ mm/s}$$



题五图

$$OC = \sqrt{BC^2 - OB^2} = 1000 \text{ mm}$$

$$PC = AC = 1200 \text{ mm}$$

$$PA = 1200\sqrt{2} \text{ mm}$$

$$PB = 1000\sqrt{2} \text{ mm}$$

$$(2) \quad \bar{a}_O + \bar{a}_{BO}^n + \bar{a}_{BO}^t = \bar{a}_B = \bar{a}_C + \bar{a}_{BC}^n + \bar{a}_{BC}^t \quad (*)$$

$$\text{大小: } 0 \quad R\omega_0^2 = 200 \times 0.5^2 = 50 \text{ mm/s}^2 \quad 0$$

$$\text{方向: } \rightarrow \quad \rightarrow \quad \uparrow$$

$$? \quad BC \cdot \omega_{BC}^2 = 200\sqrt{26} \times 1^2 = 200\sqrt{26} \text{ mm/s}^2 \quad BC \cdot \varepsilon_{BC} = ?$$

将 (*) 向 BC 投影：

$$0 + a_{BO}^n \cdot \frac{1}{\sqrt{26}} + 0 = -a_C \cdot \frac{5}{\sqrt{26}} + a_{BC}^n$$

$$50 \times \frac{1}{\sqrt{26}} = -\frac{5}{\sqrt{26}} a_C + 2\sqrt{26}$$

$$\Rightarrow a_C = \frac{2}{5} \text{ mm/s}^2 \quad (\downarrow)$$

六、在图示机构中，已知：匀质圆盘 A 和匀质圆环 B 的质量均为 m ，半径均为 R ，两者用杆 AB 在 A 、 B 处用光滑铰链相连，圆环 B 上 AB 杆连接部分及 AB 杆质量均不计， A 、 B 均沿斜面作无初速的纯滚动，不计滚动摩擦，斜面倾角为 β 。限用动力学普遍定理求圆盘 A 轮心沿斜面滚动距离 s 时：(1) 杆 AB 的速度和加速度；(2) 杆 AB 的内力。（15 分）

解：(1)

$$T_1 = 0$$

$$T_2 = \left(\frac{1}{2} m_A v_A^2 + \frac{1}{2} J_A \omega_A^2 \right) + \left(\frac{1}{2} m_B v_B^2 + \frac{1}{2} J_B \omega_B^2 \right)$$

$$= \frac{3}{4} m v_A^2 + m v_B^2 = \frac{7}{4} m v^2$$

$$\Sigma W_{12} = m_A g \cdot s \cdot \sin \beta + m_B g \cdot s \cdot \sin \beta = 2mg \sin \beta \cdot s$$

$$T_2 - T_1 = \Sigma W_{12} \quad (*)$$

$$\frac{7}{4} m v^2 - 0 = 2mg \sin \beta \cdot s$$

$$\Rightarrow v = \sqrt{\frac{8gs \sin \beta}{7}}$$

② 对 (*) 两边对 t 求导

$$\frac{7}{4} \cdot m \cdot 2v \cdot \dot{v} - 0 = 2mg \sin \beta \cdot \dot{s}$$

$$a = \dot{v} = \frac{4}{7} g \sin \beta$$

$$(2) \quad J_A \cdot \varepsilon_A = \Sigma M_A(\bar{F})$$

$$\frac{1}{2} m R^2 \cdot \varepsilon_A = F_{SA} \cdot R$$

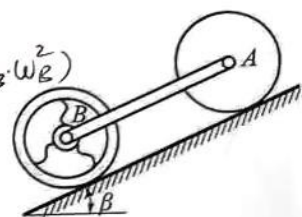
$$m a_{Ax} = \Sigma F_x$$

$$m a_A = mg \sin \beta - F_{AB} - F_{SA}$$

$$a_A = a_{aA} = \frac{a}{R}$$

$$\varepsilon_A = \frac{a}{R} = \frac{a}{R}$$

$$\Rightarrow F_{AB} = \frac{1}{7} mg \sin \beta$$



题六图

