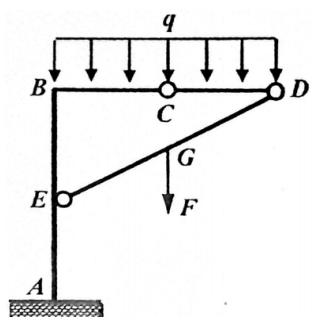


2017-2018 学年第一学期期末考试 A 卷

计算题 (共 6 题)

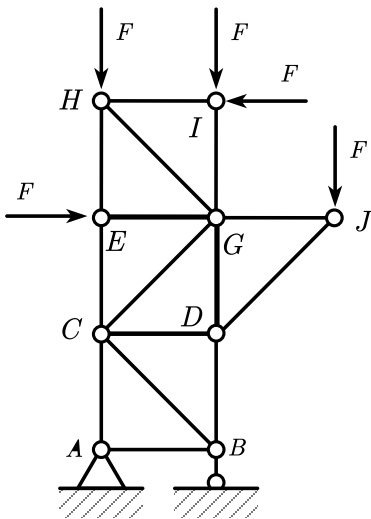
一、(15 分) 图示平面构架, A 端固定, B 处刚性连接, C 、 D 、 E 处均为光滑铰连接, 杆 AB 垂直, BC 与 CD 水平, 长度 $AE = BE = BC = CD = b$ 。杆 BC 与 CD 受垂直均匀分布力作用, 集度为 q , 杆 DE 中点 G 处受垂直力 $F = qb$ 作用, 各杆重不计。

求: (1) 固定端 A 的约束力及力偶; (2) 铰 C 的约束力。



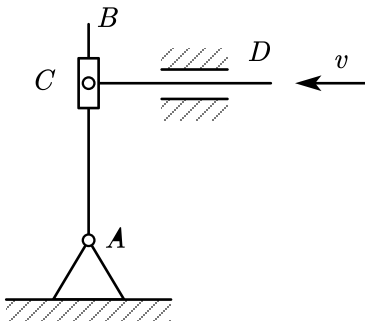
二、(15 分) 图示平面桁架， $ABCD$ 、 $CDEG$ 与 $EGHI$ 为相等的正方形，边长均为 b ，杆 EG 与 GJ 水平，长 $GJ=b$ ， A 处为固定铰支座， B 处为滑动铰支座约束。节点 E 、 I 分别受水平力 F 作用，节点 H 、 I 、 J 分别受垂直力 F 作用，各杆重不计。

求：杆 BC 、 CE 和 CG 的内力。

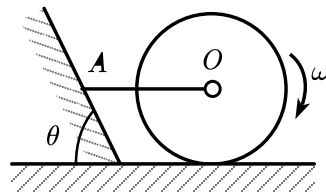


三、(20 分) (a) 图示机构, 杆 AB 绕 A 轴转动, 杆 CD 在水平滑道内滑动, C 处为套筒联接。图示瞬时, 杆 AB 垂直, $AC = b$, 杆 CD 的速度为 v , 加速度为零。求: 此时杆 AB 的角速度与角加速度。

(b) 图示圆轮, 半径为 R , 轮心 O 处铰接杆 OA , 杆长为 $\sqrt{3}R$ 。轮 O 在水平地面上纯滚动, 带动杆运动, 杆 A 端置于光滑斜面上, 斜角 $\theta = 60^\circ$ 。图示瞬时, 轮的角速度为 ω 。求: 此时杆 OA 的角速度与 A 端的速度。



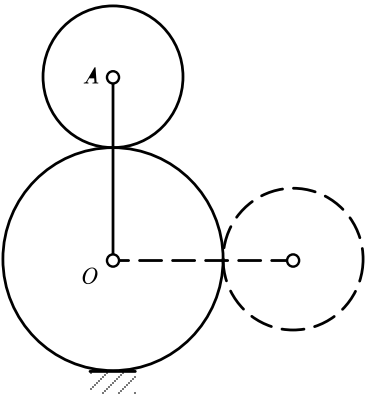
题 (a) 图



题 (b) 图

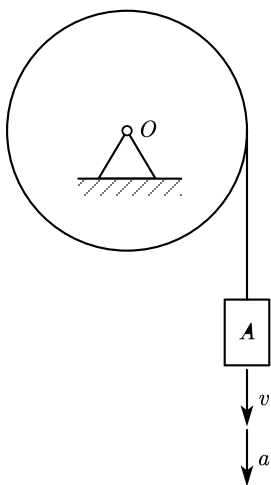
四、(20 分)图示大圆 O 固定，半径为 $2R$ ，圆心 O 处铰接杆 OA ，杆 A 端铰接圆轮 A ，轮半径为 R 。均质轮质量为 $2m$ ，均质杆质量为 m 。轮在大圆上作纯滚动，同时杆绕 O 轴转动。初始时，轮与杆静止，杆垂直。然后，轮滚下，杆顺时针倒下，杆到达水平状态。

求：此时，(1) 杆 OA 与轮 A 的角速度；(2) 轮 A 处的约束力。

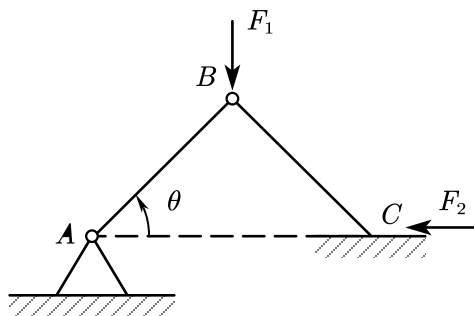


五、(15 分) (a) 图示均质圆轮, 半径为 R , 质量为 m_1 , 绕 O 轴转动。轮上缠绕细绳, 绳另一端悬挂重物 A , 物 A 的质量为 m_2 。图示瞬时, 物 A 的速度为 v , 加速度为 a 。求: 此时轮与重物的惯性力系向点 O 简化的结果。

(b) 图示平面内, 杆 AB 与 BC 的长度均为 L , A 端为固定铰支座, B 处光滑铰连接, C 端在光滑平面上, AC 连线水平。铰 B 受垂直力 F_1 作用, C 端受水平力 F_2 作用, 各杆重不计。平衡时, 杆 AB 的斜角为 θ 。求: 用虚角位移原理计算力 F_1 与 F_2 的关系。



题 (a) 图



题 (b) 图

六、(15 分) 设某单自由度系统的广义坐标为 θ ，动能 T 、势能 V 、非保守广义力 \tilde{Q} 分别为（其中 m, b, c, g, F, e 为常数， t 为时间变量）

$$T = \frac{1}{2}m(b + c \sin t)\dot{\theta}^2, \quad V = mg(b - \cos \theta), \quad \tilde{Q} = Ft - e\dot{\theta}$$

求：（1）系统的拉格朗日方程；（2）系统的哈密顿方程。

2017-2018 学年第一学期期末考试 A 卷参考答案

计算题(共 6 题)

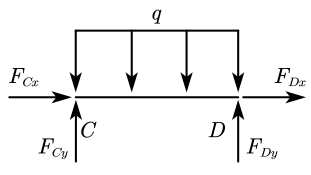
一、【解析】(1) 整体, 受力如图, 平衡

$$\sum F_x = 0 \quad \text{得 } F_{Ax} = 0,$$

$$\sum F_y = 0, \quad F_{Ay} - F - 2qb = 0 \quad \text{得 } F_{Ay} = 3qb$$

$$\sum M_A = 0, \quad M_A - Fb - 2qb^2 = 0 \quad \text{得 } M_A = 3qb^2$$

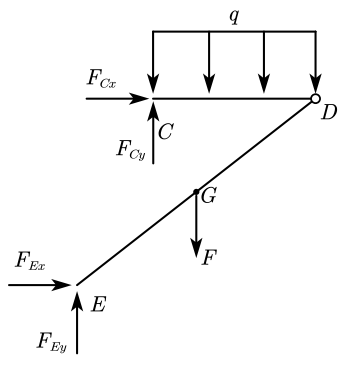
(2) 杆 CD , 受力如图, 平衡



$$\sum M_b = 0, \quad F_{Cy}b - \frac{1}{2}qb^2 = 0$$

$$\text{得 } F_{Cy} = \frac{1}{2}qb$$

(3) 杆 $CD + DE$, 受力如图, 平衡



$$\sum M_E = 0, \quad F_{Cx}b - F_{Cy}b + Fb + \frac{3}{2}qb^2 = 0$$

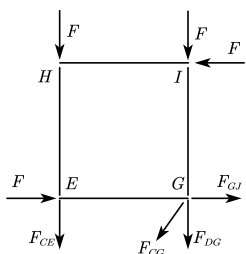
$$\text{得 } F_{Cx} = -2qb$$

【考点延伸】平面力系平衡方程

二、【解析】(1) 截取 $DCHIJ$, 受力如图, 平衡

$$\sum F_x = 0 \quad \frac{\sqrt{2}}{2}F_{BC} + F - F = 0 \quad \text{得 } F_{BC} = 0$$

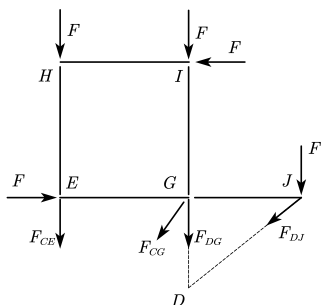
(2) 截取 $EHIG$, 受力如图, 平衡



$$\sum M_G = 0, \quad F_{CE}b + Fb + Fb = 0$$

$$\text{得 } F_{CE} = -2F$$

(3) 截取 $EHIGJ$, 受力如图, 平衡



$$\sum M_D = 0, \quad \frac{\sqrt{2}}{2} F_{CG}b + F_{CE}b - Fb + Fb + 2Fb - Fb = 0$$

$$\text{得 } F_{CG} = \sqrt{2}F$$

【考点延伸】平面桁架受力分析

三、【解析】(a) 动点: 杆 CD 上 C 点 动系: 杆 AB 上 定系: 地面上

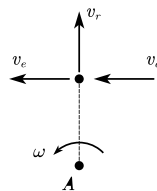
绝对运动: 水平直线 相对运动: 沿 AB 直线 牵连运动: 绕 A 定转

速度合成 $\vec{v}_n = \vec{v}_e + \vec{v}_r$ 关系如图, $v_a = v$

到 $v_e = v_a = v$, 杆角速度 $\omega = \frac{v_e}{AC} = \frac{v}{b}$ $v_r = 0$

加速度合成 $\vec{a}_a = \vec{a}_e^\tau + \vec{a}_e^n + \vec{a}_r + \vec{a}_c$, $a_a = 0$, $a_c = 0$

到 $a_e^\tau = a_a = 0$, 杆角加速度 $\alpha = \frac{a_e^\tau}{AC} = 0$



(b) 轮纯滚动, 瞬? , $v = R\omega$

杆 OA 平面运动, 瞬心 P , $OP = R$, 角速度 $\omega_{OA} = \frac{v_O}{OP} = \omega$

速度 $v_A = AP \cdot \omega_{OA} = 2R\omega$

【考点延伸】点的速度与加速度合成

四、【解析】(1) 杆 OA 从垂直到水平, 功 $\sum W = mg \times \frac{3}{2}R + 2mg \times 3R = \frac{15}{2}mgR$

动能 $T_1 = 0$ 杆水平时, $v_A = 3R\omega_{OA} = R\omega_A$ 角速度? $\omega_A = 3\omega_{OA}$

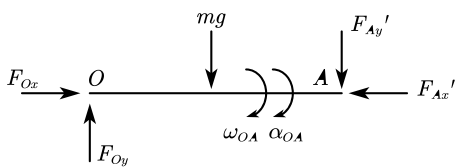
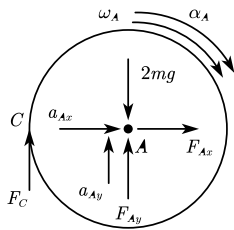
$$T_2 = \frac{1}{2}J_O\omega_{OA}^2 + \frac{1}{2}J_C\omega_A^2 = 15mR^2\omega_{OA}^2$$

动能定理 $T_2 - T_1 = \sum W$ 得杆角速度 $\omega_{OA} = \sqrt{\frac{g}{2R}}$, 轮角速度 $\omega_A = \sqrt{\frac{9g}{2R}}$

(2) 轮变力, 运动如图, 平面运动方程

$$F_{Ax} = 2ma_{Ax}, \quad F_{Ay} + F - 2mg = 2ma_{Ay}$$

$$F_C R = J_A \alpha_A = mR^2 \alpha_A$$



杆受力, 运动如图, 转动方程: $F_{Ay} \times 3R + mg \times \frac{3}{2}R = J_O \alpha_{OA} = 3mR^2 \alpha_{OA}$

补充 $a_{Ax} = -3R\omega_{OA}^2 = -\frac{3}{2}g$ $a_{Ay} = -3R\alpha_{OA} = -R\alpha_A \rightarrow \alpha_A = 3\alpha_{OA}$

解得 $F_{Ax} = -3mg$, $F_{Ay} = -\frac{1}{4}mg$

【考点延伸】动能定理, 刚体平面运动微分方程

五、【解析】(a) 轮的角速度 $\omega = \frac{v}{R}$, 角加速度 $\alpha = \frac{a}{R}$

惯性力 $F_{gox} = -m_1 a_{ox} = 0$, $F_{goy} = -m_1 a_{oy} + m_2 a = m_2 a$

$$M_{go} = J_o \alpha + F_{gA} R = \left(\frac{1}{2}m_1 + m_2\right) Ra$$

(b) 系统自由度为 1, 以角 θ 的广义坐标 坐标 $y_B = L \sin \theta$, $x_c = 2L \cos \theta$

虚位移 $\delta y_B = L \cos \theta \delta \theta$, $\delta x_C = -2L \sin \theta \delta \theta$

理想约束, 平衡, $\sum \delta W = -F_1 \delta y_B - F_2 \delta x_C = (-F_1 L \cos \theta + 2F_2 L \sin \theta) \delta \theta = 0$

得 $-F_1 \cos \theta + 2F_2 \sin \theta = 0, F_1 = 2F_2 \tan \theta$

【考点延伸】惯性力、虚位移原理

六、【解析】(1) 拉氏函数 $L = T - V = \frac{1}{2}m(b + c \sin t)\dot{\theta}^2 - mg(b - \cos \theta)$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = m\dot{\theta} \quad \text{拉氏方程} \quad \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} - \frac{\partial L}{\partial \theta} = \tilde{Q}$$

$$\text{得 } m(b + c \sin t)\ddot{\theta} + (mc \cos t + e)\dot{\theta} + mg \sin \theta = Ft$$

$$(2) \text{ 广义动量 } p = \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = m(b + c \sin t)\dot{\theta} \quad \dot{\theta} = \frac{p}{m(b + c \sin t)}$$

$$\text{哈氏函数 } H = (p\dot{\theta} - L)_{\dot{\theta} \rightarrow p} = \frac{p^2}{2m(b + c \sin t)} + mg(b - \cos \theta)$$

$$\text{广义力 } \tilde{Q} = Ft - \frac{ep}{m(b + c \sin t)}$$

$$\text{哈氏方程} \quad \begin{cases} \dot{\theta} = \frac{\partial H}{\partial p} = \frac{p}{m(b + c \sin t)} \\ \dot{p} = -\frac{\partial H}{\partial \theta} + \tilde{Q} = -mg \sin \theta + Ft - \frac{ep}{m(b + c \sin t)} \end{cases}$$

【考点延伸】拉格朗日方程、哈密尔顿正则方程