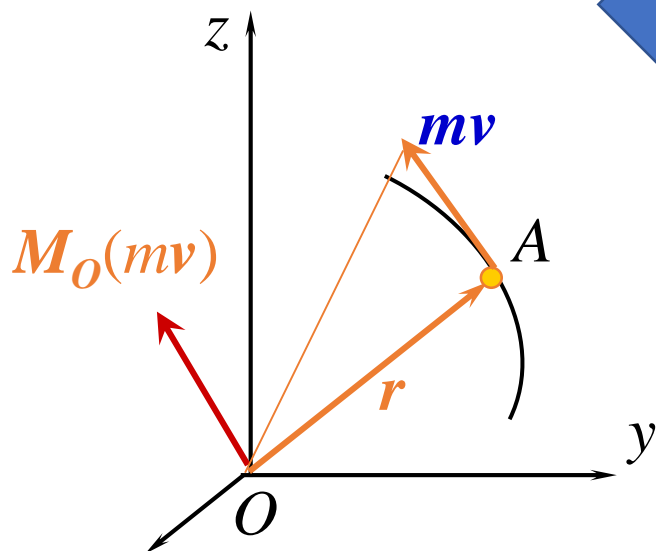


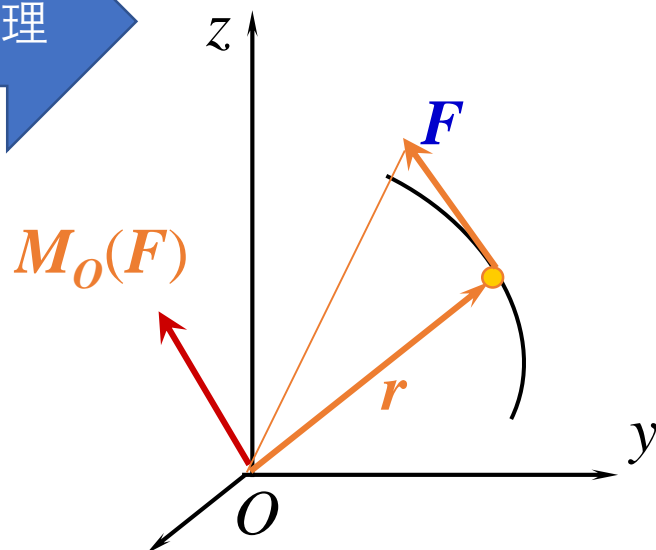
质点对一点动量矩

动量矩定理



$$M_O(mv) = r \times mv$$

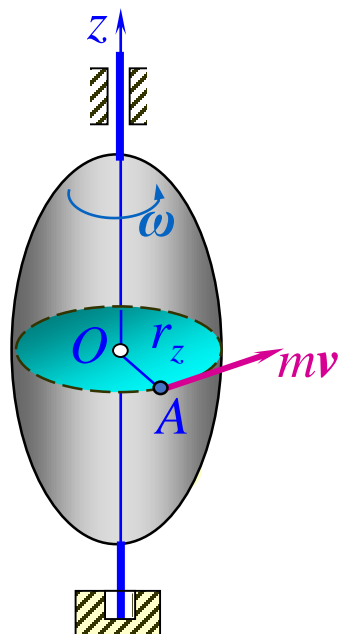
质点A的动量 mv 对点 O 的矩，
定义为质点A对点 O 的**动量矩**



$$M_O(F) = r \times F$$

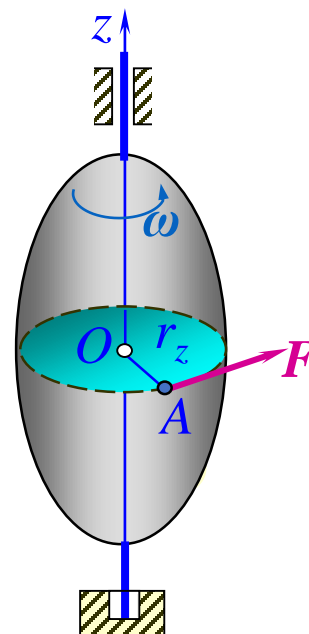
力 F 对点 O 的矩，定义
为 F 对点 O 的**力矩**

质点对轴的动量矩



$$\begin{aligned} M_z(mv) &= \overrightarrow{OA} \times (mv) \\ &= r_z m (r_z \omega) = m r_z^2 \omega \end{aligned}$$

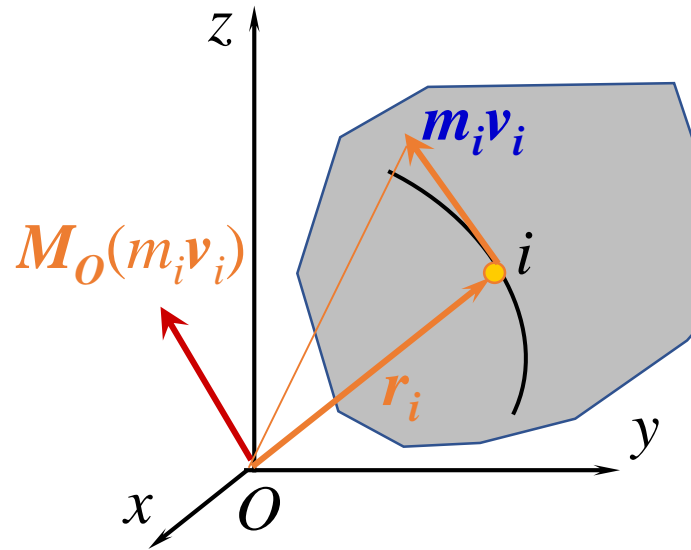
质点 A 的动量对转轴 z 的矩，
定义为质点 A 对轴 z 的**动量矩**



$$\begin{aligned} M_z(F) &= \overrightarrow{OA} \times F \\ &= r_z F \end{aligned}$$

力 F 对转轴 z 的矩，定义 F 对
轴 z 的**力矩**

质点系对一点动量矩



质点系内各质点对某点 O 的动量矩的矢量和，称为这质点系对该点 O 的**动量矩**，用 L_O 表示，有

$$L_O = \sum M_O(m_i \mathbf{v}_i) = \sum \mathbf{r}_i \times (m_i \mathbf{v}_i)$$

质点系对一点动量矩

质点系对点 O 的动量矩

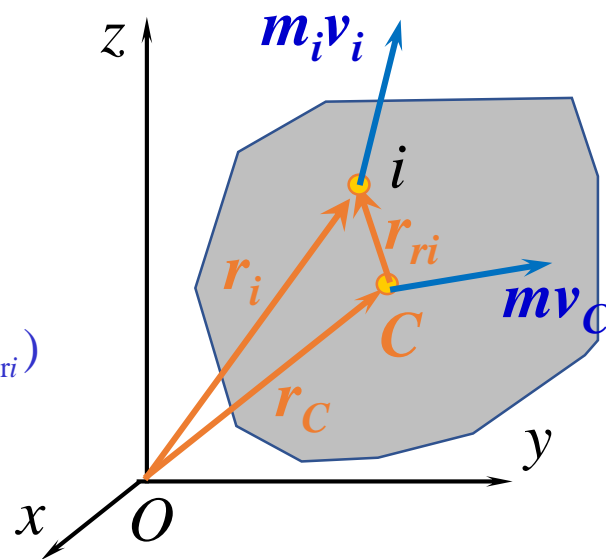
$$\begin{aligned} L_O &= \sum (\mathbf{r}_i \times m_i \mathbf{v}_i) = \sum [(\mathbf{r}_C + \mathbf{r}_{ri}) \times m_i (\mathbf{v}_C + \mathbf{v}_{ri})] \\ &= \underbrace{\sum (\mathbf{r}_C \times m_i \mathbf{v}_C)}_{\textcircled{1}} + \underbrace{\sum (\mathbf{r}_C \times m_i \mathbf{v}_{ri})}_{\textcircled{2}} + \underbrace{\sum (\mathbf{r}_{ri} \times m_i \mathbf{v}_C)}_{\textcircled{3}} + \underbrace{\sum (\mathbf{r}_{ri} \times m_i \mathbf{v}_{ri})}_{\textcircled{4}} \end{aligned}$$

$$\textcircled{1} \quad \sum (\mathbf{r}_C \times m_i \mathbf{v}_C) = \mathbf{r}_C \times \sum m_i \mathbf{v}_C$$

$$\textcircled{2} \quad \sum (\mathbf{r}_C \times m_i \mathbf{v}_{ri}) = \mathbf{r}_C \times \sum (m_i \mathbf{v}_{ri}) = \mathbf{r}_C \times \sum m_i \mathbf{v}_{rC} = \mathbf{0}$$

$$\textcircled{3} \quad \sum (\mathbf{r}_{ri} \times m_i \mathbf{v}_C) = \sum (m_i \mathbf{r}_{ri}) \times \mathbf{v}_C = \sum m_i \mathbf{r}_{rC} \times \mathbf{v}_C = \mathbf{0}$$

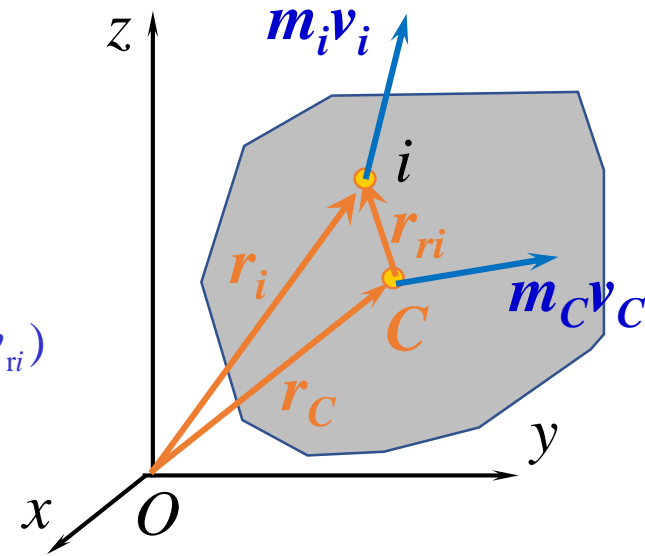
$$\textcircled{4} \quad \sum (\mathbf{r}_{ri} \times m_i \mathbf{v}_{ri}) \quad \text{—— 质点系相对质心 } C \text{ 的动量矩}$$



质点系对一点动量矩

质点系对点 O 的动量矩

$$\begin{aligned} L_O &= \sum (\mathbf{r}_i \times m_i \mathbf{v}_i) = \sum [(\mathbf{r}_C + \mathbf{r}_{ri}) \times m_i (\mathbf{v}_C + \mathbf{v}_{ri})] \\ &= \sum (\mathbf{r}_C \times m_i \mathbf{v}_C) + \sum (\mathbf{r}_C \times m_i \mathbf{v}_{ri}) + \sum (\mathbf{r}_{ri} \times m_i \mathbf{v}_C) + \sum (\mathbf{r}_{ri} \times m_i \mathbf{v}_{ri}) \end{aligned}$$



质点系对点 O 的动量矩的质心表达形式

$$\mathbf{L}_O = \mathbf{r}_C \times m \mathbf{v}_C + \mathbf{L}_C$$

其中 $m = \sum m_i$ $\mathbf{L}_C = \sum (\mathbf{r}_{ri} \times m_i \mathbf{v}_{ri})$

\mathbf{L}_C ——质点系相对质心 C 的动量矩

常见刚体运动的动量矩

平动刚体对固定点 O 的动量矩

刚体质点系对点 O 的动量矩

$$\mathbf{L}_O = \mathbf{r}_C \times m\mathbf{v}_C + \mathbf{L}_C$$

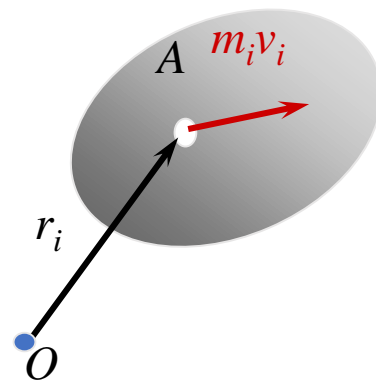
其中 $m = \sum m_i$

$$\mathbf{L}_C = \sum (\mathbf{r}_{ri} \times m_i \mathbf{v}_{ri}) = 0$$

└→ 0

因此，平动刚体对点 O 的动量矩为

$$\mathbf{L}_O = \mathbf{r}_C \times m\mathbf{v}_C$$



常见刚体运动的动量矩

转动刚体对固定转轴 z 的动量矩

刚体上一个质点的动量对转轴 z 的动量矩为

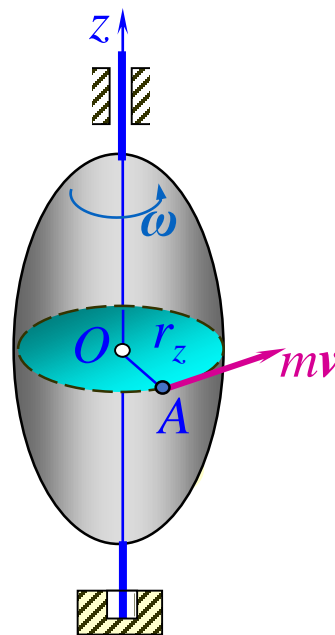
$$M_z(m_i \mathbf{v}_i) = r_z m_i r_z \omega = m_i r_z^2 \omega$$

从而整个刚体对轴 z 的动量矩

$$L_z = \sum M_z(m_i \mathbf{v}_i) = \omega \sum m_i r_{iz}^2 = J_z \omega$$

其中 $J_z = \sum m_i r_{iz}^2$, 定义为转动惯量

即, 作定轴转动的刚体对转轴的动量矩, 等于转动惯量与角速度的乘积。



刚体对轴的转动惯量

$$J_z = \sum_{i=1}^n m_i r_i^2$$

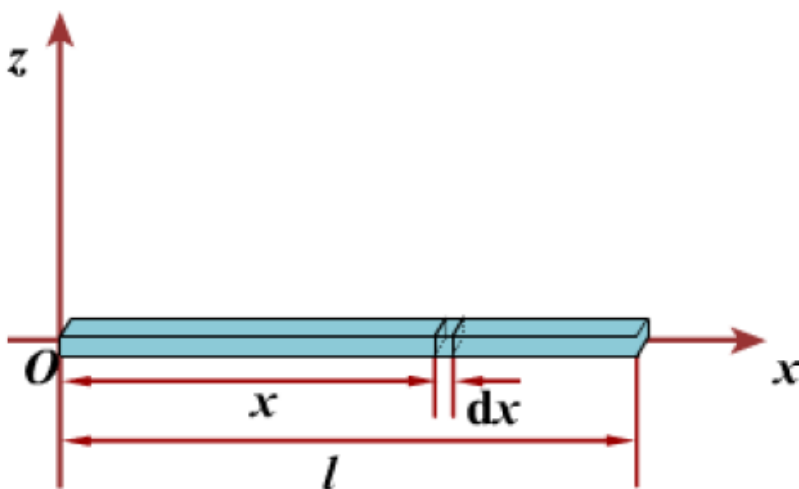
1. 简单形状物体的转动惯量计算

(1) 均质细直杆对一端的转动惯量

$$J_z = \int_0^l \rho_l x^2 dx = \frac{\rho_l l^3}{3}$$

由 $m = \rho_l l$ ，得

$$J_z = \frac{1}{3} m l^2$$



(2) 均质薄圆环对中心轴的转动惯量

$$J_z = \sum m_i R^2 = R^2 \sum m_i = mR^2$$

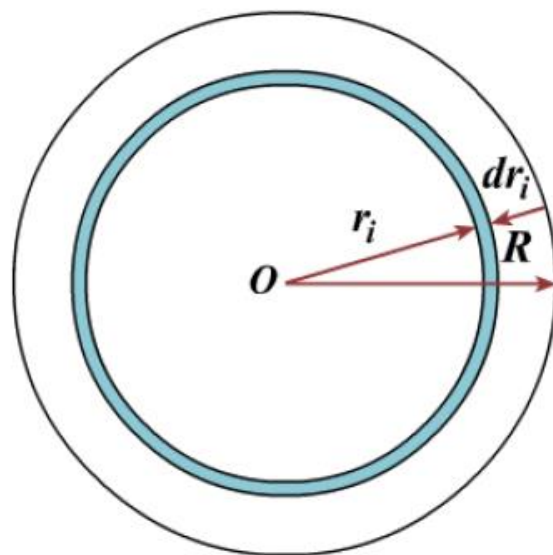
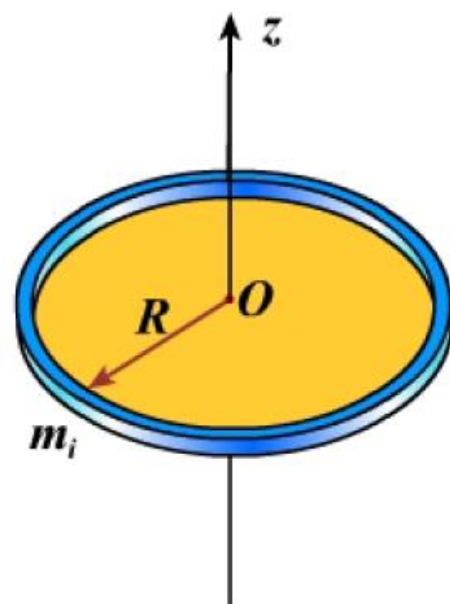
(3) 均质圆板对中心轴的转动惯量

$$m_i = 2\pi r_i dr_i \cdot \rho_A$$

式中: $\rho_A = \frac{m}{\pi R^2}$

$$J_O = \int_0^R (2\pi r \rho_A dr \cdot r^2) = 2\pi \rho_A \frac{R^4}{4}$$

或 $J_O = \frac{1}{2} mR^2$



更多均质物体的转动惯量参见教科书288-289页。

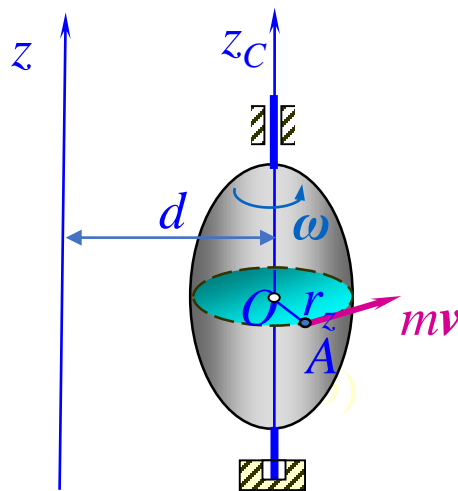
2. 回转半径（惯性半径）

$$\rho_z = \sqrt{\frac{J_z}{m}} \quad \text{或} \quad J_z = m\rho_z^2$$

3. 平行轴定理

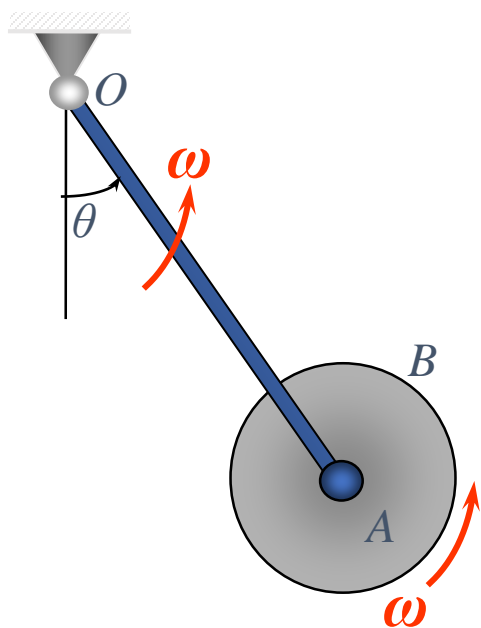
$$J_z = J_{z_C} + md^2$$

式中 z_C 轴为过质心且与 z 轴平行的轴， d 为 z 与 z_C 轴之间的距离。



动 量 矩

长度为 l ，质量不计的杆 OA 与半径为 R 、质量为 m 的均质圆盘 B 在 A 处铰接，杆 OA 有角速度 ω ，轮 B 有相对杆 OA 的角速度 ω （逆时针向）。试求圆盘对轴 O 的动量矩。



解：根据

$$L_O = \mathbf{r}_C \times m\mathbf{v}_C + L_C$$

则有

$$L_O = lmv_A + L_A$$

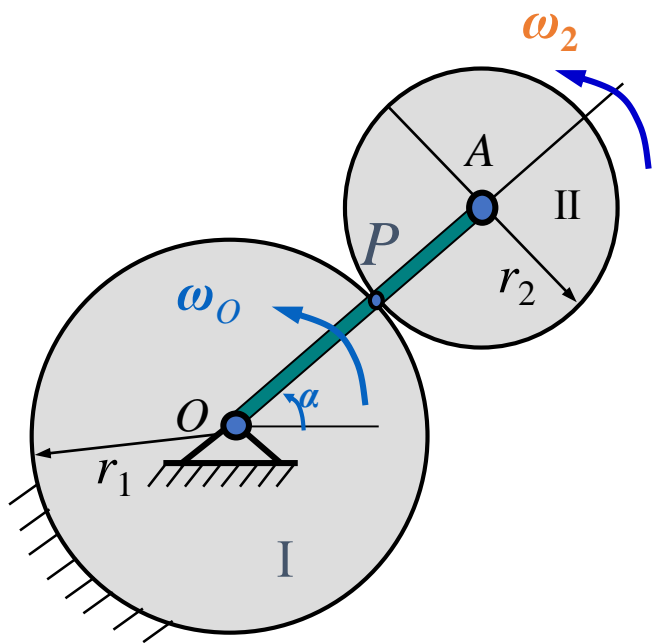
$$L_O = lml\omega + J_A\omega_A$$

$$L_O = ml^2\omega + \frac{1}{2}mR^2 \times 2\omega$$

$$L_O = m(R^2 + l^2)\omega$$

动量矩

行星齿轮机构在水平面内运动。质量为 m_1 的均质曲柄 OA 带动行星齿轮II在固定齿轮I上纯滚动。齿轮II的质量为 m_2 ，半径为 r_2 。定齿轮I的半径为 r_1 。试求轮II对轴 O 的动量矩。



根据 $L_O = \mathbf{r}_C \times m\mathbf{v}_C + L_C$

得 $L_O = (r_1 + r_2)m_2 v_A + J_A \omega_2$

$$v_A = (r_1 + r_2)\omega_0 = r_2\omega_2$$
$$\omega_2 = \frac{r_1 + r_2}{r_2} \omega_0$$

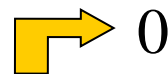
动量矩定理

(1) 对定点的动量矩定理

质点系对定点 O 的动量矩为 $L_O = \sum (\mathbf{r}_i \times m_i \mathbf{v}_i)$

将其两端求时间的导数，得

$$\begin{aligned} \frac{dL_O}{dt} &= \sum \left(\frac{d\mathbf{r}_i}{dt} \times m_i \mathbf{v}_i + \mathbf{r}_i \times m_i \frac{d\mathbf{v}_i}{dt} \right) = \sum (\mathbf{v}_i \times m_i \mathbf{v}_i + \mathbf{r}_i \times m_i \mathbf{a}_i) \\ &= \sum (\mathbf{r}_i \times m_i \mathbf{a}_i) = \sum (\mathbf{r}_i \times \mathbf{F}_i) = \sum M_O(\mathbf{F}_i) \end{aligned}$$



0

其中 $\sum M_O(\mathbf{F}_i)$ 可分为外力对 O 点的矩和内力对 O 点的矩两项，

即
$$\sum M_O(\mathbf{F}_i) = \sum M_O(\mathbf{F}_i^{(e)}) + \sum M_O(\mathbf{F}_i^{(i)})$$

动量矩定理

$$\sum M_o(F_i) = \sum M_o(F_i^{(e)}) + \sum M_o(F_i^{(i)})$$

而内力对O点的矩 $\sum M_o(F_i^{(i)}) = 0$

所以有

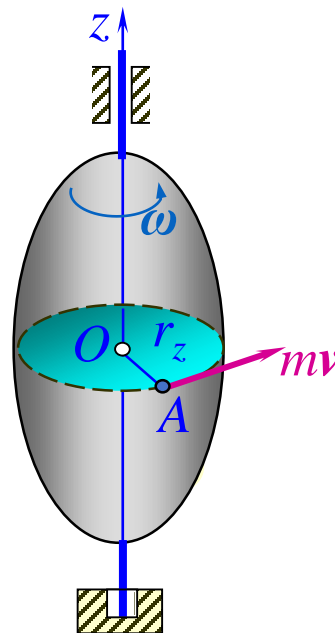
$$\frac{dL_o}{dt} = \sum M_o(F_i^{(e)})$$

质点系对某固定点的**动量矩对时间的导数**，等于对同一点的**合外力矩**，这就是质点系**对定点的动量矩定理**。

动量矩定理

(2) 对定轴的动量矩定理

$$\frac{dL_z}{dt} = \sum M_z(F^{(e)})$$



质点系对某固定轴的动量矩对时间的导数,等于对同一轴的合外力矩,这就是质点系**对定轴的动量矩定理**。

动量矩守恒定理

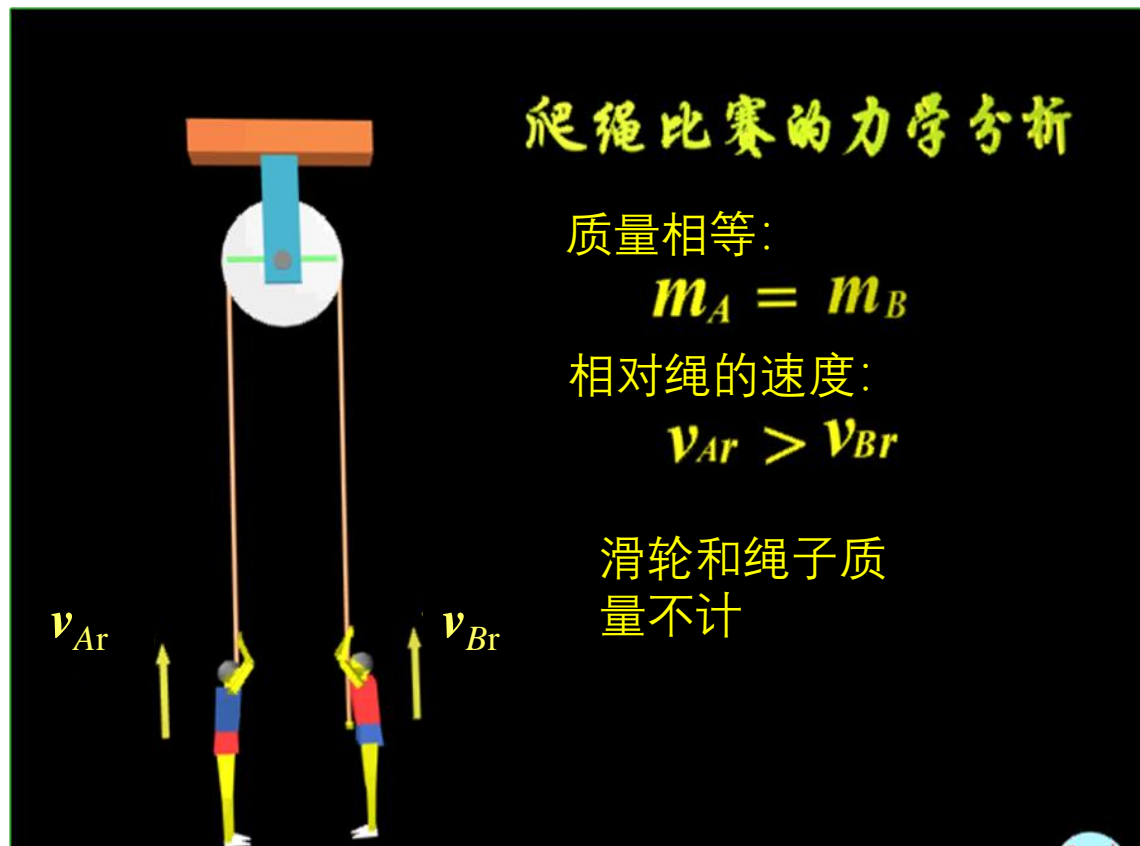
$$\frac{d\mathbf{L}_O}{dt} = \sum M_O(\mathbf{F}_i^{(e)})$$

$$\frac{dL_z}{dt} = \sum M_z(F^{(e)})$$

- (1) 如果 $\sum M_O(\mathbf{F}_i^{(e)}) \equiv \mathbf{0}$, 则由上面第一式可知, $\mathbf{L}_O = \text{常矢量}$ 。
- (2) 如果 $\sum M_z(F^{(e)}) \equiv 0$, 则由上面第二式可知, $L_z = \text{常量}$ 。

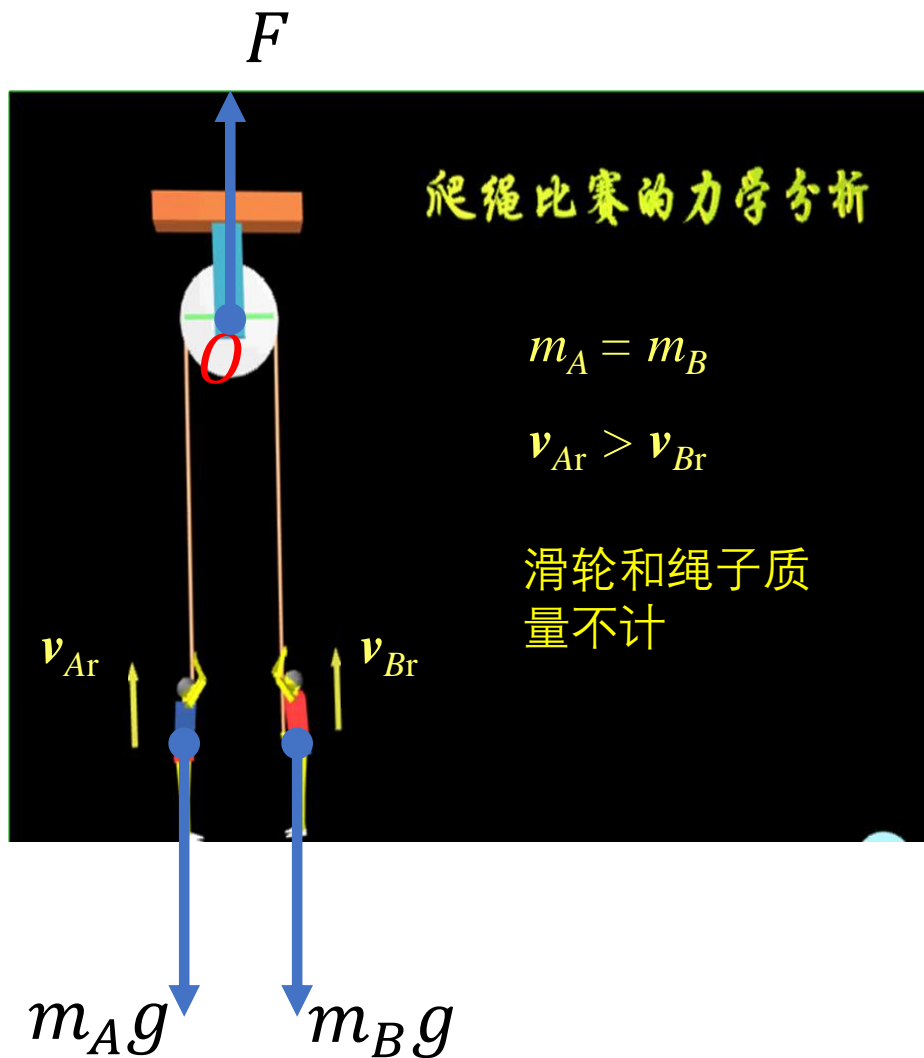
如作用于质点系的所有外力对某固定点(或固定轴)的矩始终等于零,则质点系对该点(或该轴)的**动量矩保持不变**。这就是质点系的动量矩守恒定理。

动量矩守恒定理



A和B,
谁先爬
到顶端?

动量矩守恒定理



外力对滑轮中心的力矩:

$$M_O = m_A g R - m_B g R$$

$$M_O = 0$$

系统对滑轮中心的动量矩守恒:

$$L_O = m_B v_{Ba} R - m_A v_{Aa} R \\ = \text{常数}$$

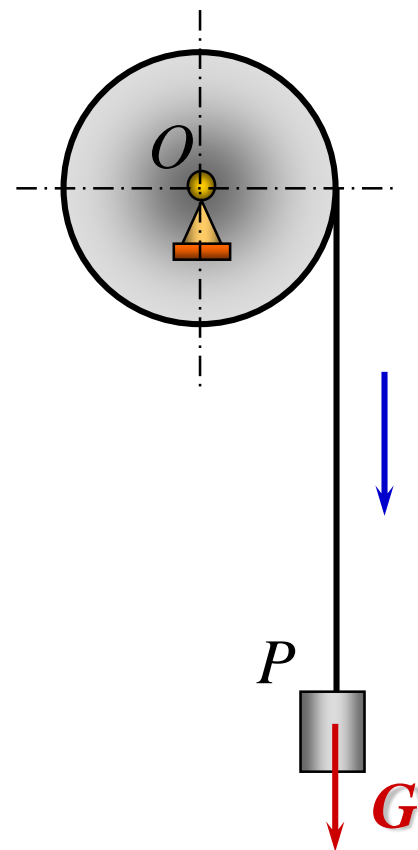
初始静止, 有 $L_O = 0$, 因此

$$m_B v_{Ba} R - m_A v_{Aa} R = 0$$

$$v_{Ba} = v_{Aa}$$

动量矩定理

例题 均质圆轮半径为 R 、质量为 m 。
圆轮在重物 P 带动下绕固定轴 O 转动，
已知重物重量为 G 。试求重物下落的加
速度。



解：以整个系统为研究对象。

设圆轮的角速度和角加速度分别为 ω 和 α ，重物的加速度为 a_P 。

圆轮对轴 O 的动量矩

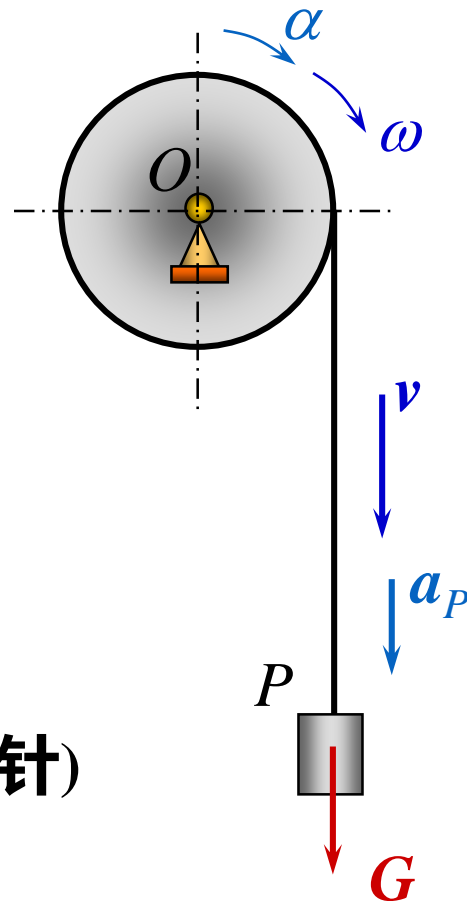
$$L_{O1} = J_O \omega = \frac{1}{2} m R^2 \omega \quad (\text{顺时针})$$

重物对轴 O 的动量矩

$$L_{O2} = m v R = \frac{G}{g} v R \quad (\text{顺时针})$$

系统对轴 O 的总动量矩

$$L_O = L_{O1} + L_{O2} = \frac{1}{2} m R^2 \omega + \frac{G}{g} v R \quad (\text{顺时针})$$



系统对轴O的总动量矩 $L_o = L_{o1} + L_{o2} = \frac{1}{2}mR^2\omega + \frac{G}{g}vR$

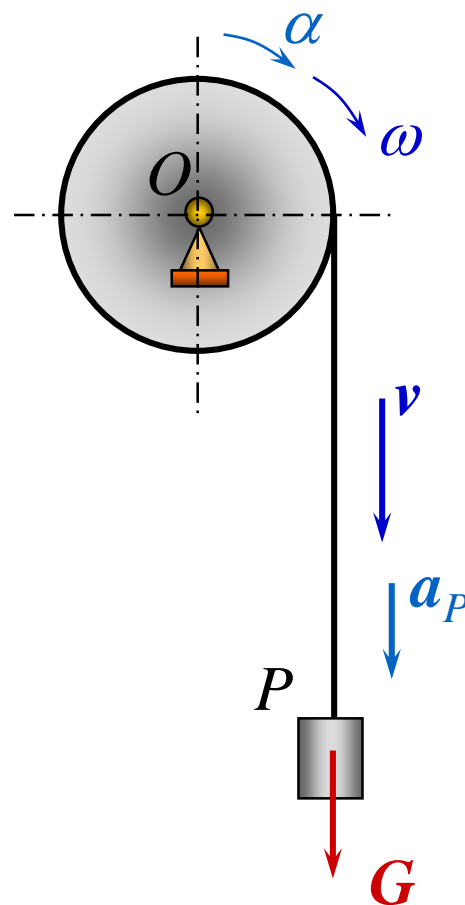
应用动量矩定理 $\frac{dL_o}{dt} = M_o$

有 $\frac{d}{dt}(\frac{1}{2}mR^2\omega + \frac{G}{g}vR) = GR$

得 $\frac{1}{2}mR^2\alpha + \frac{G}{g}a_P R = GR$

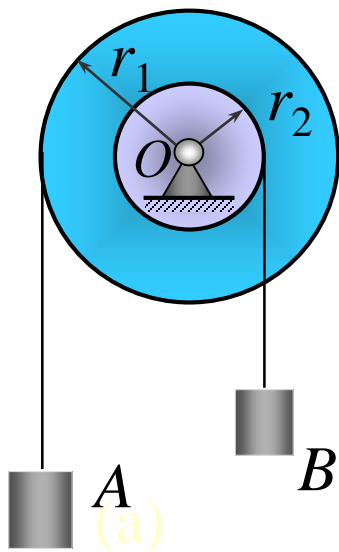
其中 $a_P = R\alpha$

所以求得重物下落的加速度大小 $a_P = \frac{G}{\frac{m}{2} + \frac{G}{g}}$



动量矩定理

例题 两个鼓轮固连在一起，其总质量是 m ，对水平转轴 O 的转动惯量是 J_O 。鼓轮的半径是 r_1 和 r_2 。绳端悬挂的重物 A 和 B 质量分别是 m_1 和 m_2 (图a)，且 $m_1 > m_2$ 。试求鼓轮的角加速度。



(a)

解：取鼓轮，重物 A 、 B 和绳索为研究对象(图b)。对鼓轮的转轴 z (垂直于图面)应用动量矩定理，有

$$\frac{dL_{Oz}}{dt} = M_{Oz}$$

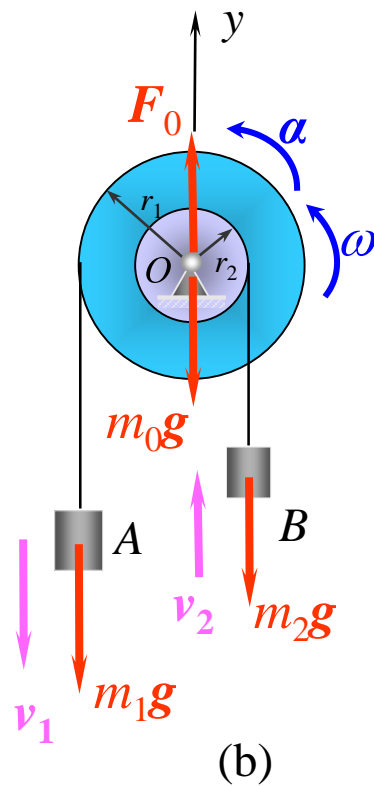
系统的动量矩由三部分组成，等于

$$L_{Oz} = J_O \omega + m_1 v_1 r_1 + m_2 v_2 r_2$$

考虑到 $v_1 = r_1 \omega$ ， $v_2 = r_2 \omega$ ，则得

$$L_{Oz} = (J_O + m_1 r_1^2 + m_2 r_2^2) \omega \quad (1)$$

$$M_{Oz} = (m_1 r_1 - m_2 r_2) g \quad (2)$$



$$L_{O_z} = (J_O + m_1 r_1^2 + m_2 r_2^2) \omega \quad (1)$$

$$M_{O_z} = (m_1 r_1 - m_2 r_2) g \quad (2)$$

将式(1)、(2)代入方程

$$\frac{dL_{O_z}}{dt} = M_{O_z}$$

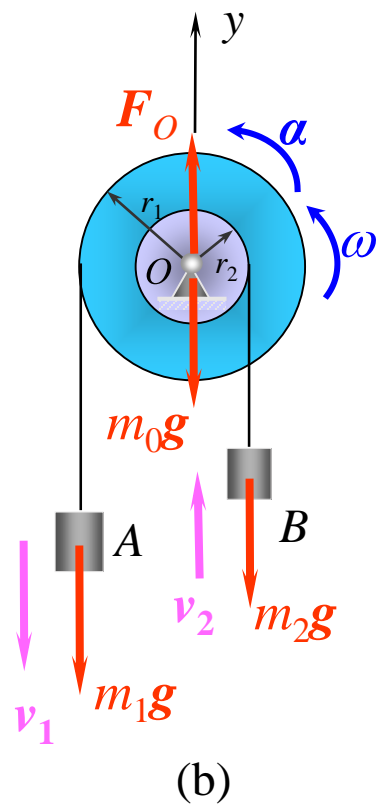
即得

$$(J_O + m_1 r_1^2 + m_2 r_2^2) \frac{d\omega}{dt} = (m_1 r_1 - m_2 r_2) g$$

从而求出鼓轮的角加速度

$$\alpha = \frac{d\omega}{dt} = \frac{m_1 r_1 - m_2 r_2}{J_O + m_1 r_1^2 + m_2 r_2^2} g$$

方向为逆时针方向。



刚体的定轴转动微分方程

刚体对转轴 z 的动量矩: $L_z = J_z \omega = J_z \frac{d\varphi}{dt}$

于是根据动量矩定理

$$\frac{dL_z}{dt} = \sum M_z(F^{(e)})$$

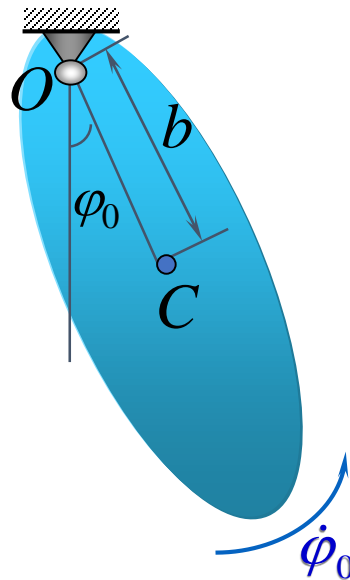
可得

$$J_z \frac{d^2\varphi}{dt^2} = \sum M_z(F_i^{(e)})$$

定轴转动刚体, **转动惯量与角加速度的乘积等于外力对转轴的主矩**, 这就是刚体**定轴转动微分方程**

利用刚体的定轴转动微分方程，分析刚体在外力矩作用下的转动规律

实例：复摆绕水平轴转动。已知复摆的质量是 m ，重心 C 到转轴 O 的距离 $OC = b$ ，复摆对转轴 O 的转动惯量是 J_O ，设摆动开始时 OC 与铅直线的偏角是 φ_0 ，且复摆的初角速度为零，试求复摆的微幅摆动角度随时间的变化规律。（轴承摩擦和空气阻力不计）



刚体的定轴转动微分方程

解： 受力分析：

复摆在任意位置时，所受的外力有重力 mg 和轴承 O 的约束力。（约束力沿质心轨迹的切线和法线方向分解成两个分力 F_1 和 F_2 ）

运动分析：刚体绕 O 定轴转动，角位移、速度、加速度分别为 φ 、 $\dot{\varphi}$ 、和 $\ddot{\varphi}$

根据刚体绕定轴转动的微分方程 $J_z \ddot{\varphi} = M_z$

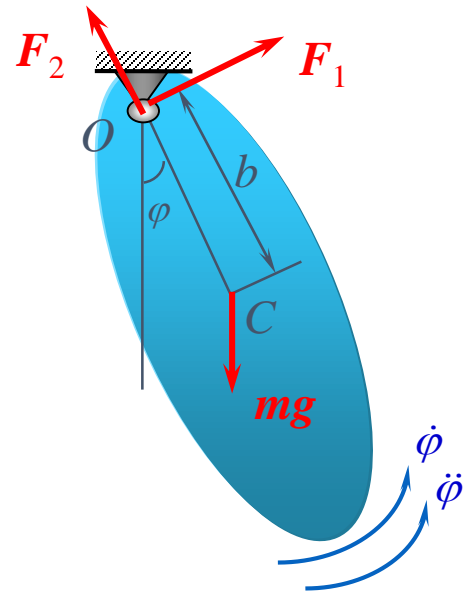
有
$$J_o \frac{d^2 \varphi}{dt^2} = -mgb \sin \varphi$$

整理有

$$\frac{d^2 \varphi}{dt^2} + \frac{mgb}{J_o} \sin \varphi = 0$$

当复摆作微摆动时，可令 $\sin \varphi \approx \varphi$ ，于是上式经过线性化后，可得复摆微幅摆动的微分方程

$$\ddot{\varphi} + \frac{mgb}{J_o} \varphi = 0$$



刚体的定轴转动微分方程

复摆微幅摆动的微分方程 $\ddot{\varphi} + \frac{mgb}{J_o} \varphi = 0$

这是简谐运动的标准微分方程，通解为

$$\varphi = C_1 \cos \sqrt{\frac{mgb}{J_o}} t + C_2 \sin \sqrt{\frac{mgb}{J_o}} t$$

考虑到复摆运动的初条件：当 $t = 0$ 时

$$\varphi = \varphi_0, \quad \dot{\varphi} = 0$$

则复摆运动方程可写成

$$\varphi = \varphi_0 \cos\left(\sqrt{\frac{mgb}{J_o}} t\right) \quad (a)$$

摆动的频率 ω_0 和周期 T 分别是

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{mgb}{J_o}}, \quad T = \frac{2\pi}{\omega_0} = 2\pi \sqrt{\frac{J_o}{mgb}} \quad (b)$$

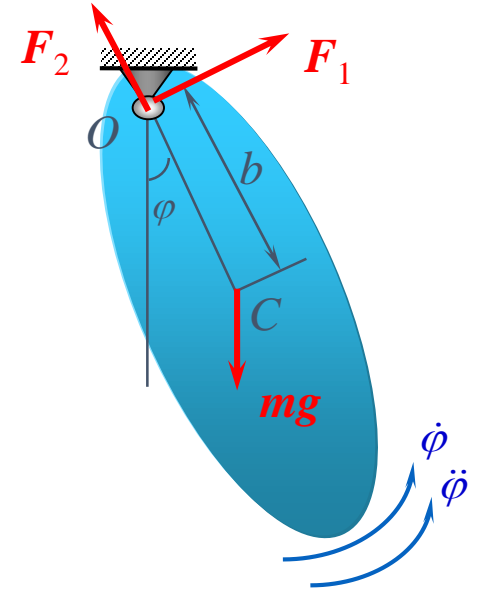
刚体的定轴转动微分方程

复摆的摆动周期 T 是

$$T = \frac{2\pi}{\omega_0} = 2\pi \sqrt{\frac{J_O}{mgb}} \quad (b)$$

(b) 式可以写成

$$J_O = \frac{mgbT^2}{4\pi^2} \quad (c)$$



- 工程上常利用关系(c)测定形状不规则刚体的转动惯量
- 为此，把刚体做成复摆并用试验测出它的摆动周期 T ，然后由式(c)求得转动惯量

相对于质心的动量矩定理

质点系对固定点 O 的动量矩为（相对质心的形式）

$$\mathbf{L}_O = \mathbf{r}_C \times \sum m_i \mathbf{v}_C + \mathbf{L}_C, \quad \mathbf{L}_C = \sum (\mathbf{r}_{ri} \times m_i \mathbf{v}_{ri})$$

\mathbf{L}_C ——质点系相对质心 C 的动量矩

由对定点的动量矩定理

$$\frac{d\mathbf{L}_O}{dt} = \sum M_O(\mathbf{F}_i^{(e)}) = \sum (\mathbf{r}_i \times \mathbf{F}_i^{(e)})$$

有

$$\frac{d}{dt}(\mathbf{r}_C \times \sum m_i \mathbf{v}_C + \mathbf{L}_C) = \sum (\mathbf{r}_i \times \mathbf{F}_i^{(e)})$$

相对于质心的动量矩定理

$$\frac{d}{dt}(\mathbf{r}_C \times \sum m_i \mathbf{v}_C + \mathbf{L}_C) = \sum (\mathbf{r}_i \times \mathbf{F}_i^{(e)}) \quad (1)$$

$$\text{左端} = \frac{d\mathbf{r}_C}{dt} \times \sum m_i \mathbf{v}_C + \mathbf{r}_C \times \sum m_i \frac{d\mathbf{v}_C}{dt} + \frac{d\mathbf{L}_C}{dt}$$

$$= \mathbf{v}_C \times m_R \mathbf{v}_C + \mathbf{r}_C \times m_R \mathbf{a}_C + \frac{d\mathbf{L}_C}{dt}$$

$$\begin{array}{c} \text{黄色箭头} \\ \rightarrow 0 \end{array}$$
$$= \mathbf{r}_C \times m_R \mathbf{a}_C + \frac{d\mathbf{L}_C}{dt}$$

$$\text{右端} = \sum [(\mathbf{r}_C + \mathbf{r}_{ri}) \times \mathbf{F}_i^{(e)}] = \mathbf{r}_C \times \sum \mathbf{F}_i^{(e)} + \sum (\mathbf{r}_{ri} \times \mathbf{F}_i^{(e)})$$

代入 (1) 式有

$$\mathbf{r}_C \times m_R \mathbf{a}_C + \frac{d\mathbf{L}_C}{dt} = \mathbf{r}_C \times \sum \mathbf{F}_i^{(e)} + \sum (\mathbf{r}_{ri} \times \mathbf{F}_i^{(e)})$$

相对于质心的动量矩定理

$$\mathbf{r}_C \times m_R \mathbf{a}_C + \frac{dL_C}{dt} = \mathbf{r}_C \times \sum \mathbf{F}_i^{(e)} + \sum (\mathbf{r}_{ri} \times \mathbf{F}_i^{(e)})$$

注意到由质心运动定理有 $m_R \mathbf{a}_C = \sum \mathbf{F}_i^{(e)}$

所以上式为

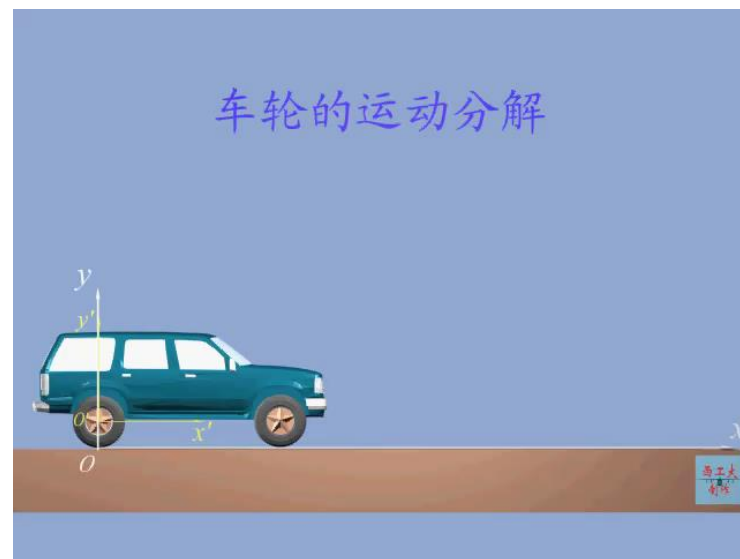
$$\frac{dL_C}{dt} = \sum (\mathbf{r}_{ri} \times \mathbf{F}_i^{(e)}) = \sum M_C(\mathbf{F}_i^{(e)}) = M_C$$

这就是相对于质心的动量矩定理。

即，质点系**相对于质心的动量矩对时间的导数**，等于作用于质点系的**外力对质心的主矩**。

刚体的平面运动微分方程

- 由运动学知，刚体的平面运动可分解成**随质心的牵连平移**和**相对于质心的相对转动**

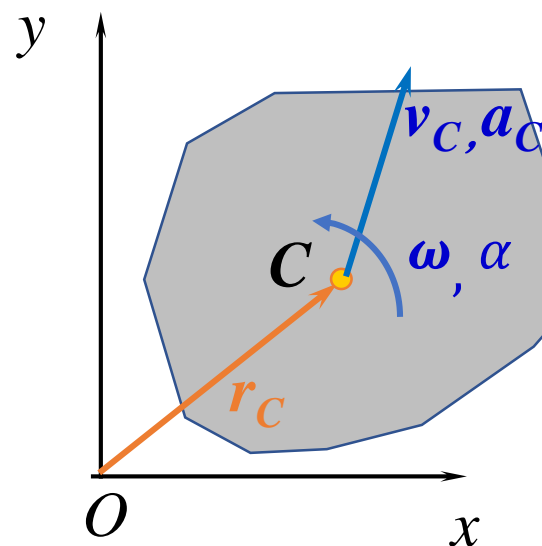


- 随质心的牵连平移可由**质心的动量定理**来确定

$$m_R a_C = \sum F$$

- 相对于质心的转动可由**相对质心的动量矩定理**来确定

$$\frac{dL_C^r}{dt} = M_C(F)$$



刚体的平面运动微分方程

- 随质心的牵连平移可由**质心的动量定理**来确定

$$m_R a_C = \sum F$$

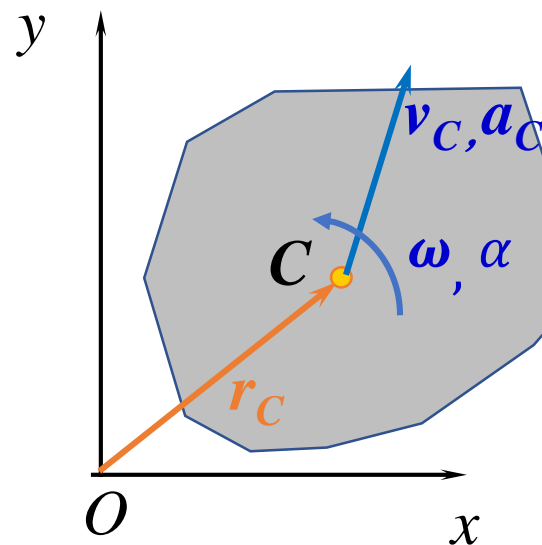
- 相对于质心的转动可由**相对质心的动量矩定理**来确定

$$\frac{dL_C^r}{dt} = M_C(F)$$

- 将**质心动量定理**投影到轴 x 、 y 上，**相对质心的动量矩定理**投影到垂直于 xy 平面且过质心的轴 Cz' 上，可得

$$\left. \begin{aligned} m_R a_{C_x} &= \sum F_x \\ m_R a_{C_y} &= \sum F_y \end{aligned} \right\} \begin{array}{l} \text{平移} \\ \text{方程} \end{array}$$

$$\frac{dL_{Cz'}^r}{dt} = M_{Cz'}(F) \quad \begin{array}{l} \text{转动} \\ \text{方程} \end{array}$$



刚体的平面运动微分方程

$$m_R a_{C_x} = \sum F_x, \quad m_R a_{C_y} = \sum F_y, \quad \frac{dL_{Cz'}^r}{dt} = M_{Cz'}(F)$$

注意到 $a_{C_x} = \ddot{x}_C$, $a_{C_y} = \ddot{y}_C$, $L_{Cz'} = J_{Cz'}\omega = J_{Cz'}\dot{\phi}$

式中 $J_{Cz'}$ 表示刚体对轴 Cz' 的转动惯量。

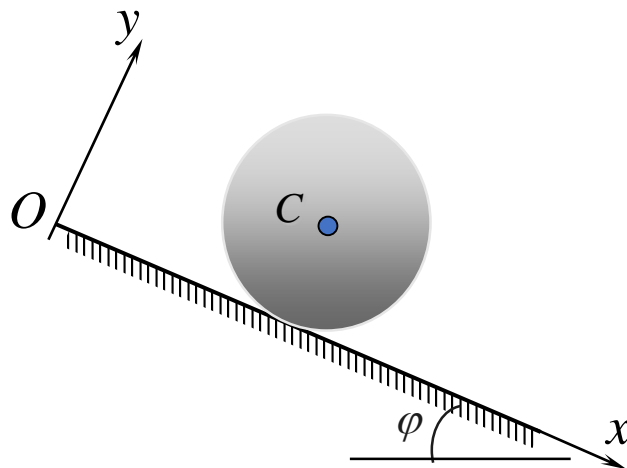
则有

$$m_R \ddot{x}_C = \sum F_x, \quad m_R \ddot{y}_C = \sum F_y, \quad J_{Cz'} \ddot{\phi} = M_{Cz'}(F)$$

- 这就是刚体的平面运动微分方程。
- 可以应用它求解刚体作平面运动时的动力学问题。

刚体的平面运动微分方程

例题 匀质圆柱的质量是 m , 半径是 r , 从静止开始沿倾角是 φ 的固定斜面向下滚动而不滑动。试求圆柱质心 C 的加速度。



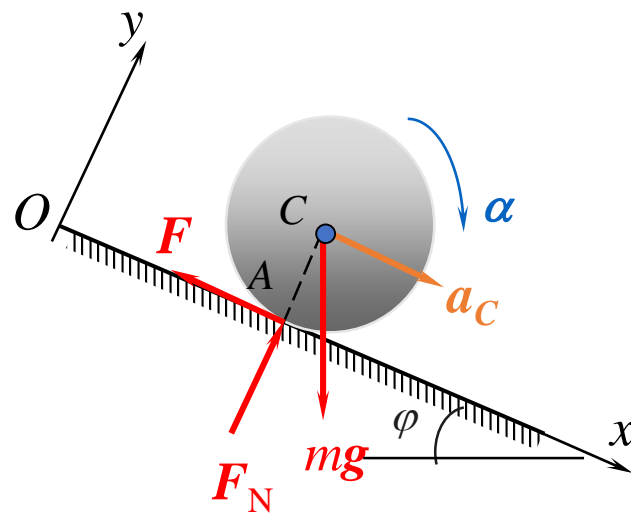
解：

受力分析： 圆柱受到 mg , F , F_N

运动分析： 圆柱质心沿斜面平动，
圆柱绕质心转动

由于圆柱只滚不滑，故有运动学关系

$$a_C = r\alpha$$



对于圆柱，列刚体平面运动微分方程

$$ma_C = mg \sin \varphi - F \quad (1)$$

$$0 = F_N - mg \cos \varphi \quad (2)$$

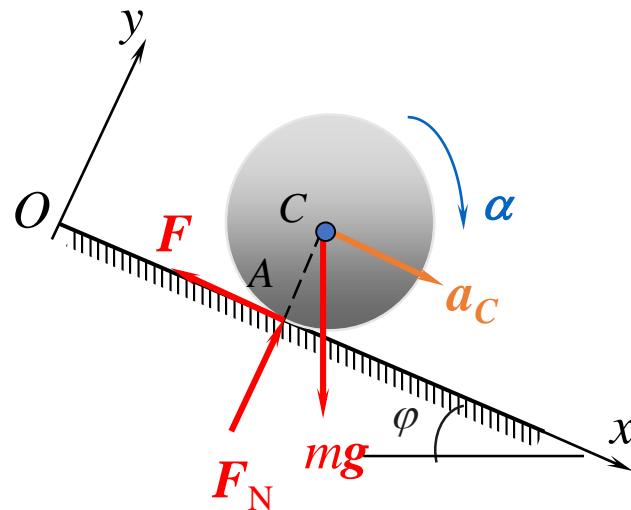
$$J_C \alpha = F r \quad (3)$$

由于圆柱只滚不滑，

$$a_C = r \alpha \quad (4)$$

联立求解以上四个方程，并考虑到 $J_C = m r^2 / 2$ ，得到

$$a_C = \frac{2}{3} g \sin \varphi, \quad F = \frac{1}{3} mg \sin \varphi, \quad F_N = m g \cos \varphi$$



如果斜面与圆柱的静摩擦系数是 f_s , 试求保证圆柱滚动而不滑动的条件。

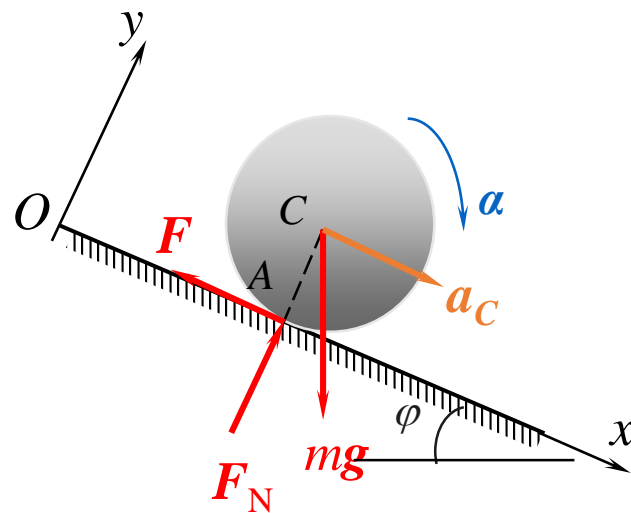
保证圆柱滚动而不滑动的静力学条件 $F \leq f_s F_N$

$$F = \frac{1}{3}mg \sin \varphi, \quad F_N = mg \cos \varphi$$

代入 F 和 F_N , 则得

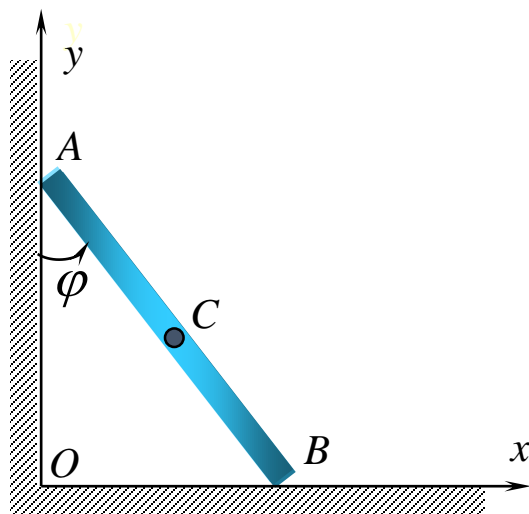
$$\frac{1}{3}mg \sin \varphi \leq f_s mg \cos \varphi$$

$$\tan \varphi \leq 3 f_s$$



刚体的平面运动微分方程

例题 均质细杆 AB 的质量是 m ，长度是 $2l$ ，放在铅直面内，两端分别沿光滑的铅直墙壁和光滑的水平地面滑动。假设杆的初位置与墙成交角 φ_0 ，初角速度等于零。试求杆沿铅直墙壁下滑时的角速度和角加速度。



解:

受力如图所示。杆作平面运动，取坐标系 Oxy ，则杆的运动微分方程可写成

$$m\ddot{x}_C = F_A \quad (a)$$

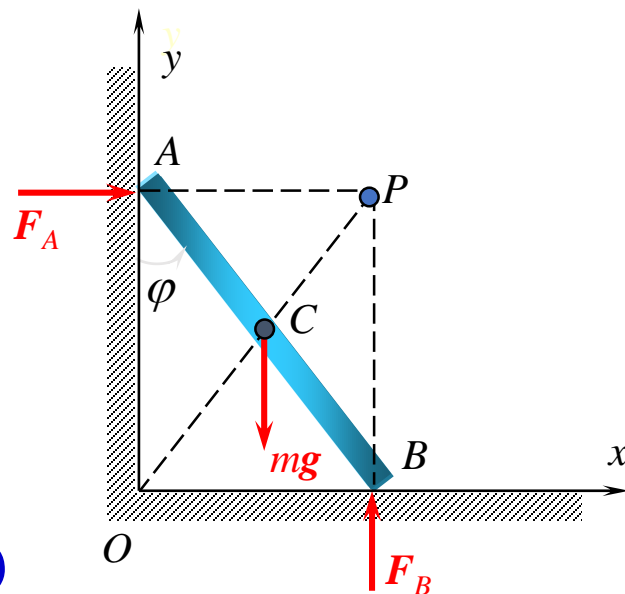
$$m\ddot{y}_C = F_B - mg \quad (b)$$

$$J_C\ddot{\varphi} = F_B l \sin \varphi - F_A l \cos \varphi \quad (c)$$

由几何关系知

$$x_C = l \sin \varphi \quad (d)$$

$$y_C = l \cos \varphi \quad (e)$$

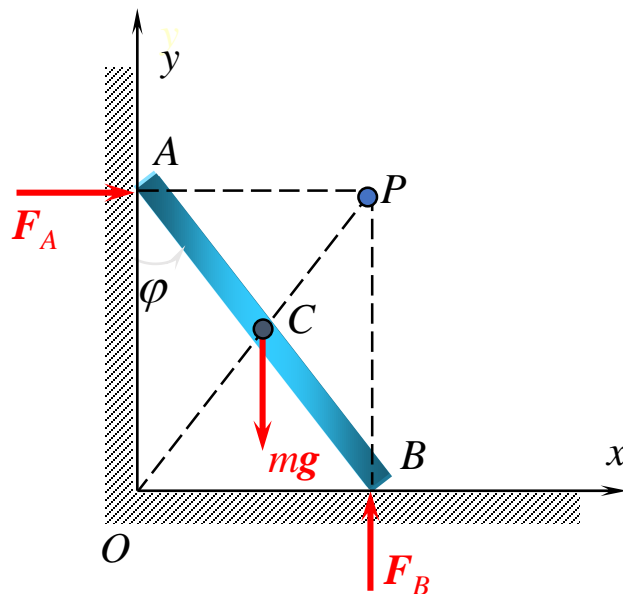


将式(d)和(e)对时间求导, 得

$$\dot{x}_C = l\dot{\varphi} \cos \varphi, \quad \dot{y}_C = -l\dot{\varphi} \sin \varphi$$

$$\ddot{x}_C = l\ddot{\varphi} \cos \varphi - l\dot{\varphi}^2 \sin \varphi \quad (f)$$

$$\ddot{y}_C = -l\ddot{\varphi} \sin \varphi - l\dot{\varphi}^2 \cos \varphi \quad (g)$$



把 (f)和(g)分别代入 (a)和(b), 求出 F_A 和 F_B , 再把它们代入 (c)

$$J_C \ddot{\varphi} = F_B l \sin \varphi - F_A l \cos \varphi$$

最后得杆 AB 的角加速度

$$\ddot{\varphi} = \frac{3g}{4l} \sin \varphi \quad (h)$$

$$\ddot{\varphi} = \frac{3g}{4l} \sin \varphi \quad (\text{h})$$

利用关系

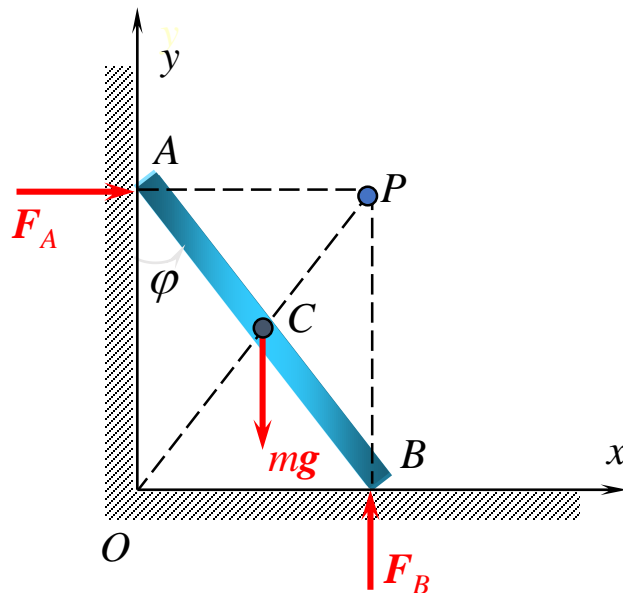
$$\ddot{\varphi} = \frac{d\dot{\varphi}}{dt} \frac{d\varphi}{d\varphi} = \frac{\dot{\varphi} d\dot{\varphi}}{d\varphi}$$

把上式化成积分

$$\int_0^{\dot{\varphi}} \dot{\varphi} d\dot{\varphi} = \frac{3g}{4l} \int_{\varphi_0}^{\varphi} \sin \varphi d\varphi$$

求得杆 AB 的角速度

$$\dot{\varphi} = \sqrt{\frac{3g}{2l} (\cos \varphi_0 - \cos \varphi)} \quad (\text{i})$$



思考：求当杆即将脱离墙时，杆与墙所成的夹角 φ_1 。

当杆即将脱离墙时， $F_A \rightarrow 0$ 。

以 $F_A = 0$ 代入微分方程，有 $\ddot{x}_C = 0$ 。再根据

$$\ddot{x}_C = l\ddot{\varphi} \cos \varphi - l\dot{\varphi}^2 \sin \varphi$$

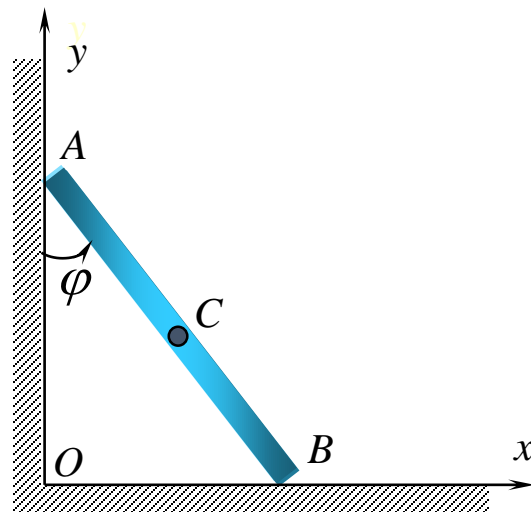
有 $l\ddot{\varphi} \cos \varphi_1 = l\dot{\varphi}^2 \sin \varphi_1$

把(h) 和(i)的表达式在 $\varphi = \varphi_1$ 时的值代入上式，得关系

$$l \frac{3g}{4l} \sin \varphi_1 \cos \varphi_1 = l \frac{3g}{2l} (\cos \varphi_0 - \cos \varphi_1) \sin \varphi_1$$

整理后，求得杆开始脱离墙时与墙所成的夹角

$$\varphi_1 = \arccos\left(\frac{2}{3} \cos \varphi_0\right)$$



$$\ddot{\varphi} = \frac{3g}{4l} \sin \varphi \quad (\text{h})$$

$$\dot{\varphi} = \sqrt{\frac{3g}{2l} (\cos \varphi_0 - \cos \varphi)} \quad (\text{i})$$

亦可用下面方法求角速度和角加速度。

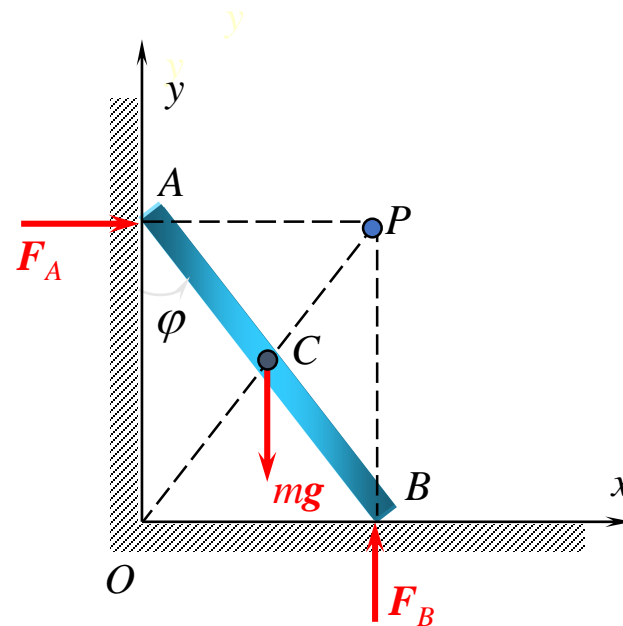
● 相对于瞬心的动量矩定理

$$J_P \ddot{\varphi} = M_P,$$

其中 $J_P = \frac{1}{3} m (2l)^2,$

$$M_P = mgl \sin \varphi$$

解得 $\ddot{\varphi} = \frac{3g}{4l} \sin \varphi$



作业

- 习题11-6, 11-12, 11-15 ,
11-25, 11-27, 11-28, 11-31

