

第三篇 《动力学》

第九章 质点动力学的基本方程

第十章 动量定理

第十一章 动量矩定理

第十二章 动能定理

第十三章 达朗贝尔原理

第十四章 虚位移原理

理论力学

第十章 动量定理

第十章 动量定理

§ 10-1 动量

§ 10-2 动量定理

§ 10-3 质心运动定理



§ 10-1 动量

1. 质点的动量

2. 质点系的质心

3. 质点系的动量





§ 10-1 动量

1. 质点的动量:

质点的质量与速度的乘积称为质点的动量 $m\vec{v}$

动量是瞬时矢量，方向与 \vec{v} 相同。单位是 $\text{kg}\cdot\text{m/s}$ 。

动量是度量物体机械运动强弱程度的一个物理量。

例：枪弹：速度大，质量小； 船：速度小，质量大。

2. 质点系的质心

质点系的质量中心称为质心。是表征质点系质量分布情况的一个重要概念。

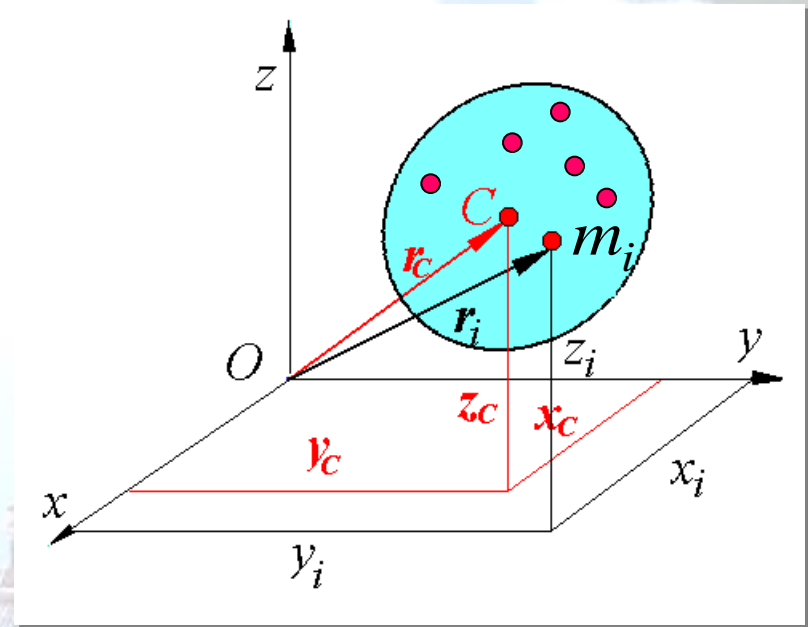
设有 n 个质点，第 i 个质点的质量为 m_i ，总质量为：

$$m = \sum m_i$$

质心 C 点的位置： $\bar{r}_C = \frac{\sum m_i \bar{r}_i}{m}$

设 $\bar{r}_C = x_C \bar{i} + y_C \bar{j} + z_C \bar{k}$ ，则

$$x_C = \frac{\sum m_i x_i}{m}, \quad y_C = \frac{\sum m_i y_i}{m}, \quad z_C = \frac{\sum m_i z_i}{m}$$



2. 质点系的质心

在均匀重力场中，质点系的质心与重心的位置重合。可质点系的质量中心称为质心。是表征质点系质量分布情况的一个重要概念。

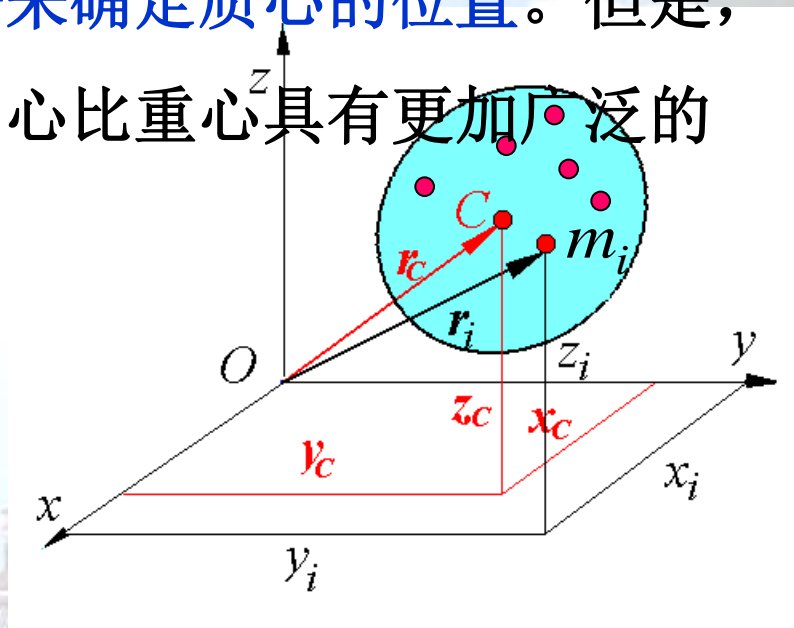
质心与重心是两个不同的概念。质心比重心具有更加广泛的
设有 n 个质点，第 i 个质点的
质量为 m_i ，总质量为：

$$m = \sum m_i$$

质心 C 点的位置： $\bar{r}_C = \frac{\sum m_i \bar{r}_i}{m}$

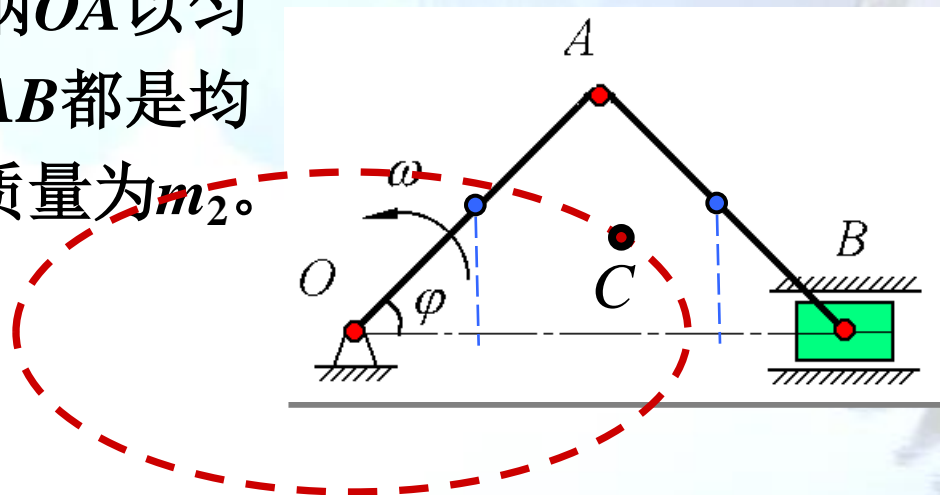
设 $\bar{r}_C = x_C \bar{i} + y_C \bar{j} + z_C \bar{k}$ ，则

$$x_C = \frac{\sum m_i x_i}{m}, \quad y_C = \frac{\sum m_i y_i}{m}, \quad z_C = \frac{\sum m_i z_i}{m}$$



[例10-4] 曲柄连杆机构的曲柄 OA 以匀 ω 转动, 设 $OA=AB=l$, OA 及 AB 都是均质杆, 质量各为 m_1 , 滑块 B 的质量为 m_2 。求此系统质心的运动方程。

解: 设 $t=0$ 时 $\varphi=0$,



$$x_C = \frac{\sum m_i x_i}{m} = \frac{1}{2m_1 + m_2} \left[m_1 \frac{l}{2} \cos \varphi + m_1 \frac{3l}{2} \cos \varphi + m_2 2l \cos \varphi \right]$$

$$= \frac{m_1 \frac{l}{2} + m_1 \frac{3l}{2} + 2m_2 l}{2m_1 + m_2} \cos \varphi = \frac{2(m_1 + m_2)}{2m_1 + m_2} l \cos \omega t$$

$$y_C = \frac{\sum m_i y_i}{m} = \frac{1}{2m_1 + m_2} \left[m_1 \frac{l}{2} \sin \varphi + m_1 \frac{l}{2} \sin \varphi \right]$$

$$= \frac{m_1}{2m_1 + m_2} l \sin \varphi = \frac{m_1}{2m_1 + m_2} l \sin \omega t$$

3. 质点系的动量

质点系的动量等于质点系中所有各质点的动量的矢量和。

$$\bar{p} = \sum m_i \bar{v}_i$$

因为 $\bar{v}_i = \frac{d\bar{r}_i}{dt}$

$$\therefore \bar{p} = \sum m_i \bar{v}_i = \sum m_i \frac{d\bar{r}_i}{dt} \quad (\text{质量不随时间变化})$$

$$= \sum \frac{d}{dt} (m_i \bar{r}_i) = \frac{d}{dt} \sum m_i \bar{r}_i$$

由质心位置公式: $\bar{r}_C = \frac{\sum m_i \bar{r}_i}{m}$ 则 $\sum m_i \bar{r}_i = m \bar{r}_C$

$$\therefore \bar{p} = \frac{d}{dt} \sum m_i \bar{r}_i = \frac{d}{dt} m \bar{r}_C = m \frac{d\bar{r}_C}{dt} = m \bar{v}_C$$

$$\therefore \bar{p} = m \bar{v}_C$$

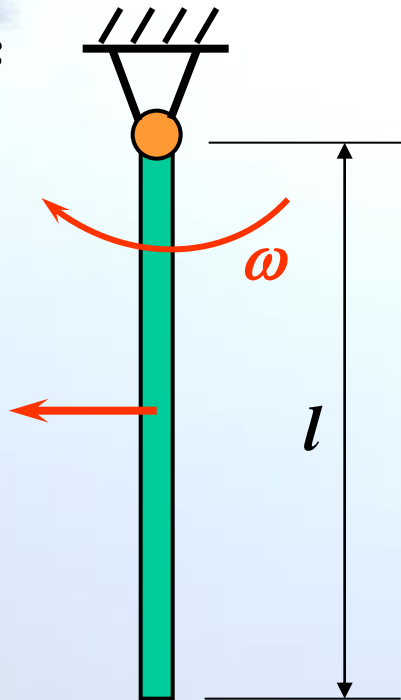
即：质点系的动量等于质点系的质量与其质心速度的乘积

$$\bar{p} = m \bar{v}_C$$

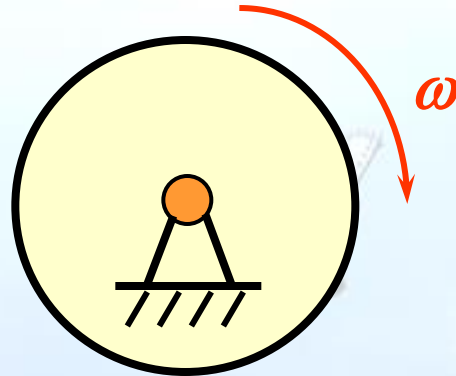
或：

$$\bar{p} = \sum m_i \bar{v}_i$$

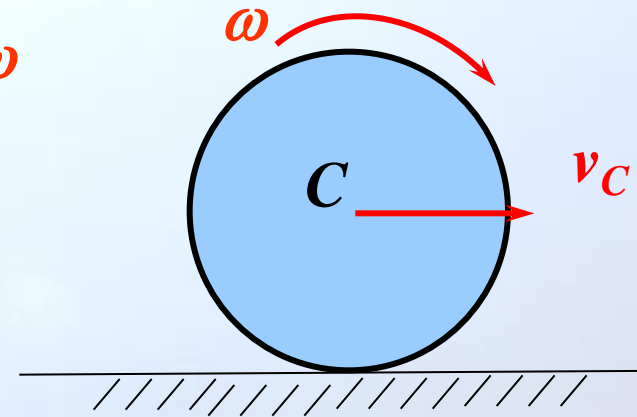
例：



$$p = m \frac{l}{2} \omega (\leftarrow)$$



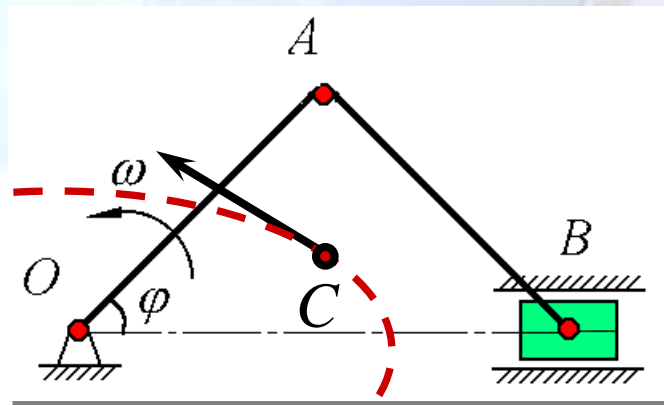
$$p = 0$$



$$p = m v_C (\rightarrow)$$

[例10-4] 曲柄连杆机构的曲柄 OA 以匀 ω 转动, 设 $OA=AB=l$, OA 及 AB 都是均质杆, 质量各为 m_1 , 滑块 B 的质量为 m_2 。求此系统的动量。

解:



$$x_C = \frac{2(m_1 + m_2)}{2m_1 + m_2} l \cos \omega t$$

$$v_{Cx} = \frac{dx_C}{dt} = -\frac{2(m_1 + m_2)}{2m_1 + m_2} l \omega \sin \omega t$$

$$p_x = m v_{Cx} = -2(m_1 + m_2) l \omega \sin \omega t$$

$$y_C = \frac{m_1}{2m_1 + m_2} l \sin \omega t$$

$$v_{Cy} = \frac{m_1}{2m_1 + m_2} l \omega \cos \omega t$$

$$p_y = m v_{Cy} = m_1 l \omega \cos \omega t$$

$$p = \sqrt{p_x^2 + p_y^2}$$





§ 10-2 动量定理

1、质点的动量定理

2、质点系的动量定理



§ 10-2 动量定理

1、质点的动量定理

$$\therefore m\bar{a} = \bar{F}$$

$$\text{或 } m \frac{d\bar{v}}{dt} = \bar{F}$$

$$\therefore \frac{d}{dt}(m\bar{v}) = \bar{F}$$

质点的动量对时间的导数等于作用于质点的力 —— 质点的动量定理

2、质点系的动量定理

设质点系有 n 个质点，第 i 个质点的质量为 m_i ，速度为 v_i ，所受力有外力和内力：

外力： $\bar{F}_i^{(e)}$ 质点系以外的物体作用于该质点系中各质点的力。

内力： $\bar{F}_i^{(i)}$ 质点系内各质点之间相互作用的力。

对整个质点系来讲，内力系的**主矢**和内力系对任一点（或轴）的**主矩**均恒等于零。即：

$$\sum \bar{F}_i^{(i)} = 0 \quad \sum \bar{M}_O(\bar{F}_i^{(i)}) = 0 \quad \sum M_x(\bar{F}_i^{(i)}) = 0$$

对质点系内任一质点 i ， $\frac{d}{dt}(m_i \bar{v}_i) = \bar{F}_i^{(i)} + \bar{F}_i^{(e)}$

对整个质点系： $\sum \frac{d}{dt}(m_i \bar{v}_i) = \sum \bar{F}_i^{(i)} + \sum \bar{F}_i^{(e)}$

$$\therefore \sum \frac{d}{dt}(m_i \bar{v}_i) = \sum \bar{F}_i^{(e)}$$

或 $\frac{d}{dt} \sum (m_i \bar{v}_i) = \sum \bar{F}_i^{(e)}$

$$\bar{p} = \sum (m_i \bar{v}_i)$$

即： $\frac{d\bar{p}}{dt} = \sum \bar{F}_i^{(e)}$

质点系的动量定理



§ 10-3 质心运动定理

1、质心运动定理

2、质心运动守恒定律



§ 10-3 质心运动定理

1、质心运动定理

由质点系动量定理: $\frac{d\bar{p}}{dt} = \sum \bar{F}_i^{(e)}$

将 $\bar{p} = m\bar{v}_C$ 代入到质点系动量定理, 得

$$\frac{d}{dt}(m\bar{v}_C) = \sum \bar{F}_i^{(e)}$$

若质点系质量不变, 则

$$m \frac{d\bar{v}_C}{dt} = \sum \bar{F}_i^{(e)}$$

即

$$m\bar{a}_C = \sum \bar{F}_i^{(e)}$$

——质心运动定理

$$m\bar{a}_C = \sum \bar{F}_i^{(e)}$$

因为 $\bar{r}_C = \frac{\sum m_i \bar{r}_i}{m}$

$$\therefore m\bar{r}_C = \sum m_i \bar{r}_i$$

等式两边对时间求两次导数

$$\therefore m\bar{a}_C = \sum m_i \bar{a}_i$$

$$\sum m_i \bar{a}_{iC} = \sum \bar{F}_i^{(e)}$$

——质心运动定理

投影形式

(1) 直角坐标

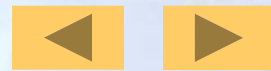
$$\begin{cases} m a_{Cx} = \sum F_{ix}^{(e)} \\ m a_{Cy} = \sum F_{iy}^{(e)} \\ m a_{Cz} = \sum F_{iz}^{(e)} \end{cases}$$

或 $\begin{cases} \sum m_i a_{ix} = \sum F_{ix}^{(e)} \\ \sum m_i a_{iy} = \sum F_{iy}^{(e)} \\ \sum m_i a_{iz} = \sum F_{iz}^{(e)} \end{cases}$

(2) 自然轴坐标

$$m \frac{dv_C}{dt} = \sum F_\tau^{(e)}$$

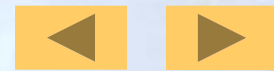
$$m \frac{v_C^2}{\rho} = \sum F_n^{(e)}$$



质心运动定理是动量定理的另一种表现形式，与**质点**运动微分方程形式相似。

对于任意一个**质点系**，无论它作什么形式的运动，质点系质心的运动可以看成为一个**质点**的运动，并设想把整个质点系的质量都集中在质心这个点上，所有外力也集中作用在质心这个点上。

只有外力才能改变**质点系质心**的运动，内力不能改变质心的运动，但可以改变系统内**各质点**的运动。



2. 质心运动守恒定律

若 $\sum \overline{F_i}^{(e)} = \mathbf{0}$, 则 $\overline{a}_C = \mathbf{0}$, $\overline{v}_C = \text{常矢量}$, 质心作匀速直线运动;

若开始时系统静止, 即 $\overline{v}_{C0} = \mathbf{0}$ 则 $\overline{r}_C = \text{常矢量}$, 质心位置守恒。

若 $\sum F_{xi}^{(e)} = 0$, 则 $a_{Cx} = 0$, $v_{Cx} = \text{常量}$, 质心沿 x 方向速度不变;

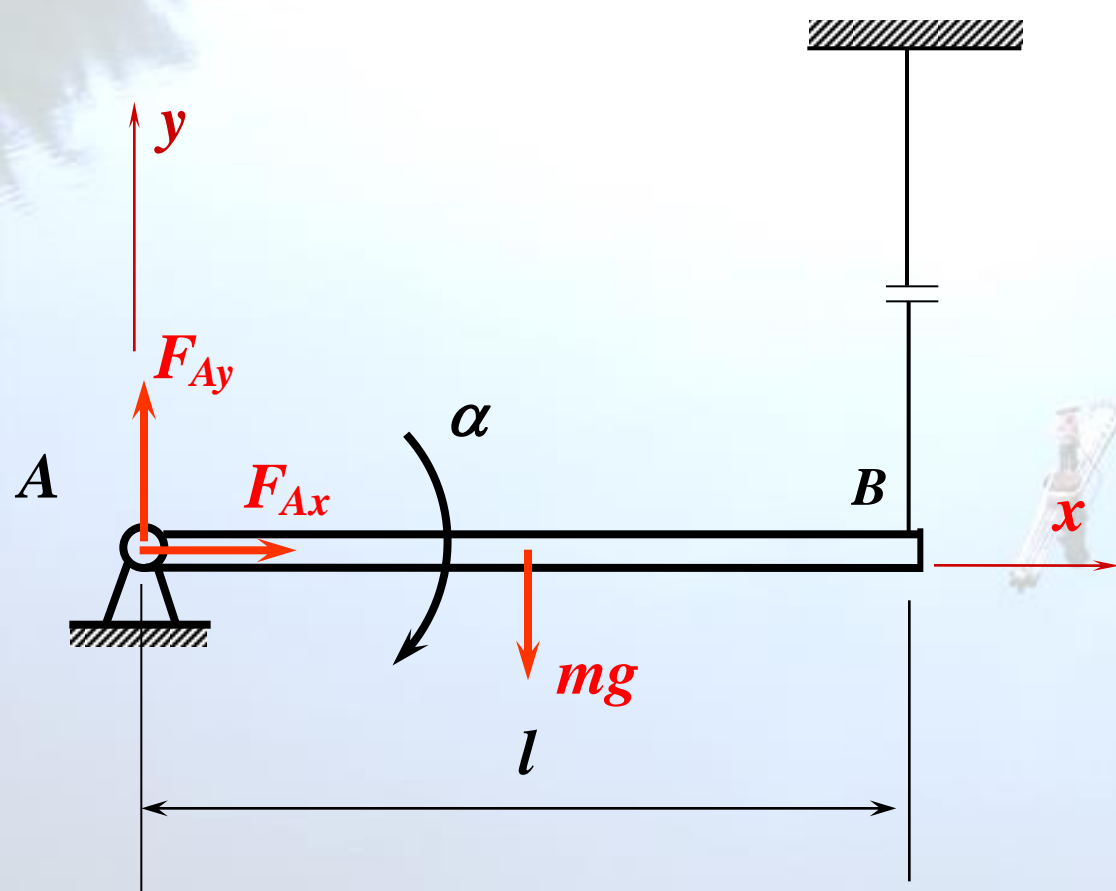
若存在 $v_{Cx0} = 0$ 则 $x_C = \text{常量}$, 质心在 x 轴的位置坐标保持不变

质心运动定理可求解两类动力学问题:

- (1) 已知质点系质心的运动, 求作用于质点系的外力(包括约束反力)。
- (2) 已知作用于质点系的外力, 求质心的运动规律。

[例6] 均质杆长为 l , 质量为 m , 当细绳被突然剪断时, 杆子的角加速度为 α , 角速度为零, 求支座A处的反力。

解: 受力和运动分析



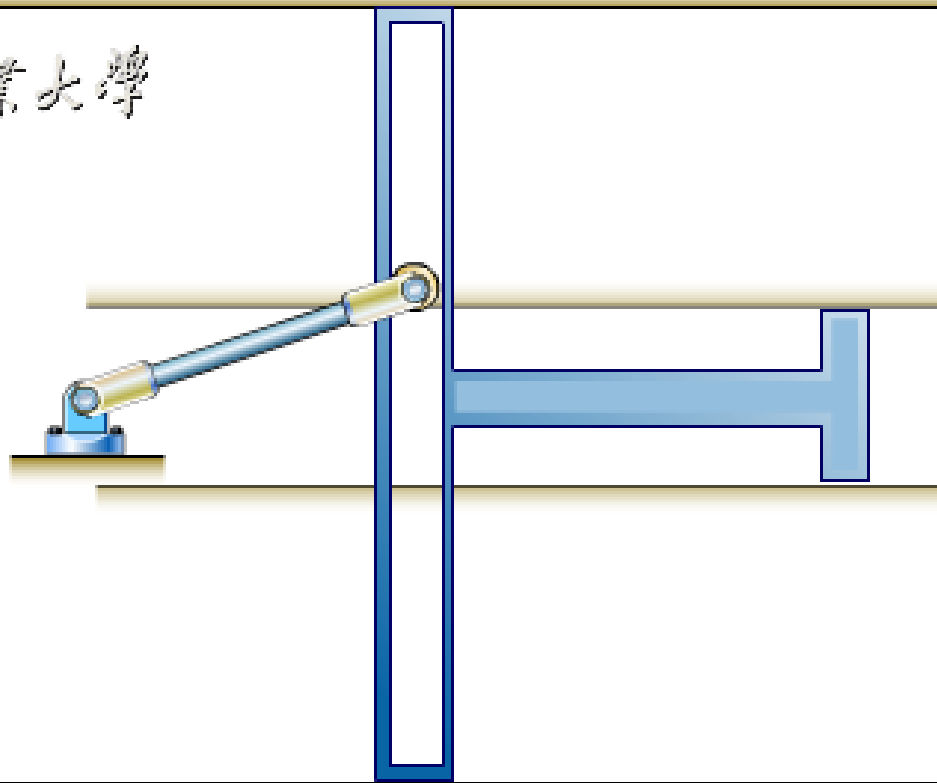
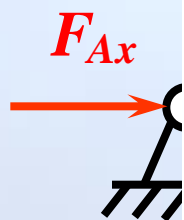
$$\begin{cases} a_{Cx} = 0 \\ a_{Cy} = -\frac{l}{2}\alpha \end{cases}$$

$$\begin{cases} m a_{Cx} = F_{Ax} \\ m a_{Cy} = F_{Ay} - mg \end{cases}$$

$$\begin{cases} F_{Ax} = 0 \\ F_{Ay} = mg - m\frac{l}{2}\alpha \end{cases}$$

[例10-5]
(P253)

均质曲杆 AB 长为 r , 质量为 m_1 , 以匀角速度 ω 转动, 滑槽连杆活塞总质量为 m_2 , 质心在 C , 活塞上作用一恒力 F , 求 A 处的最大水平反力。

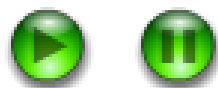


的研究

的定理

$$F_{Ax} - F$$

$$F_{Ax} - F$$



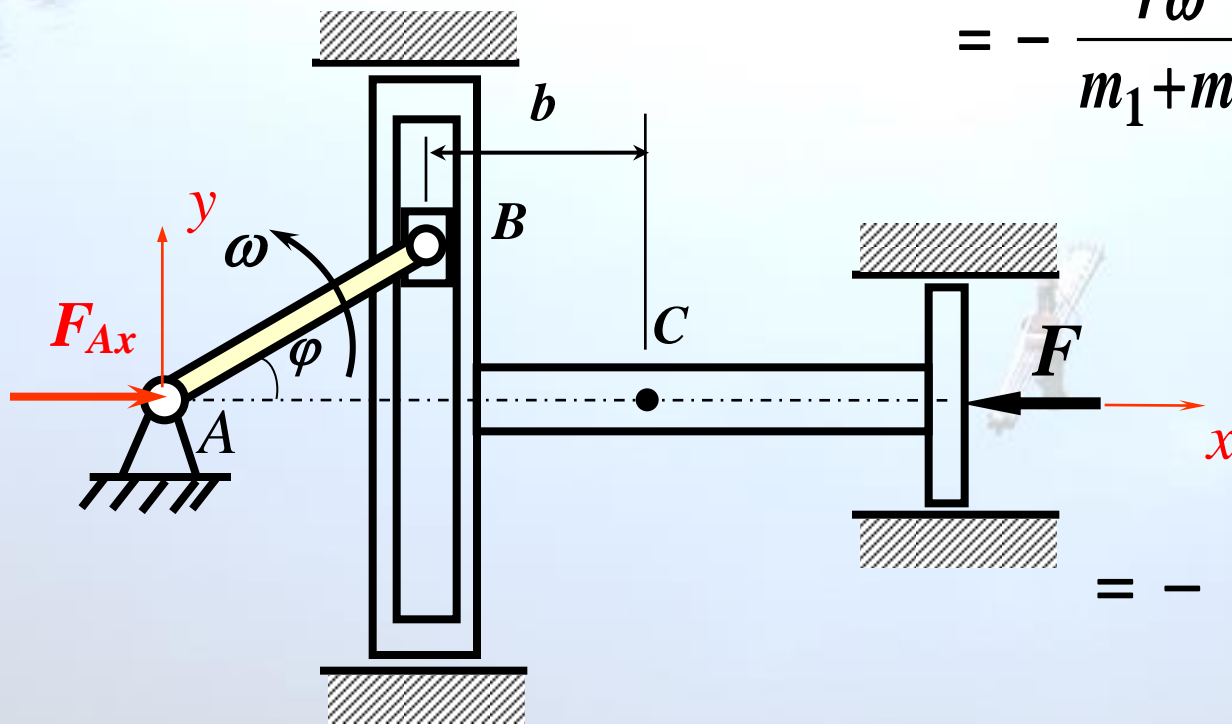
◀ ▶

$$\text{解: } x_C = \frac{\sum m_i x_i}{m} = \frac{1}{m_1 + m_2} \cdot \left[m_1 \frac{r}{2} \cos \varphi + m_2 (r \cos \varphi + b) \right]$$

$$v_{Cx} = \frac{dx_C}{dt} = \frac{1}{m_1 + m_2} \cdot \left[-m_1 \frac{r}{2} \sin \varphi - m_2 r \sin \varphi \right] \cdot \frac{d\varphi}{dt}$$


ω (pointing to $\frac{d\varphi}{dt}$)

$$= - \frac{r\omega}{m_1 + m_2} \cdot \left(\frac{m_1}{2} + m_2 \right) \sin \varphi$$




$$a_{Cx} = \frac{dv_C}{dt}$$

$$= - \frac{r\omega^2}{m_1 + m_2} \cdot \left(\frac{m_1}{2} + m_2 \right) \cos \varphi$$


$$\text{解: } x_C = \frac{\sum m_i x_i}{m} = \frac{1}{m_1 + m_2} \cdot \left[m_1 \frac{r}{2} \cos \varphi + m_2 (r \cos \varphi + b) \right]$$

$$v_{Cx} = \frac{dx_C}{dt} = \frac{1}{m_1 + m_2} \cdot \left[-m_1 \frac{r}{2} \sin \varphi - m_2 r \sin \varphi \right] \cdot \frac{d\varphi}{dt}$$

ω 

$$= -\frac{r\omega}{m_1 + m_2} \cdot \left(\frac{m_1}{2} + m_2 \right) \sin \varphi$$

$$a_{Cx} = \frac{dv_C}{dt} = -\frac{r\omega^2}{m_1 + m_2} \cdot \left(\frac{m_1}{2} + m_2 \right) \cos \varphi$$

$$m a_{Cx} = F_{Ax} - F$$

$$\therefore F_{Ax} = F + m a_{Cx} = F - r\omega^2 \cdot \left(\frac{m_1}{2} + m_2 \right) \cos \varphi$$

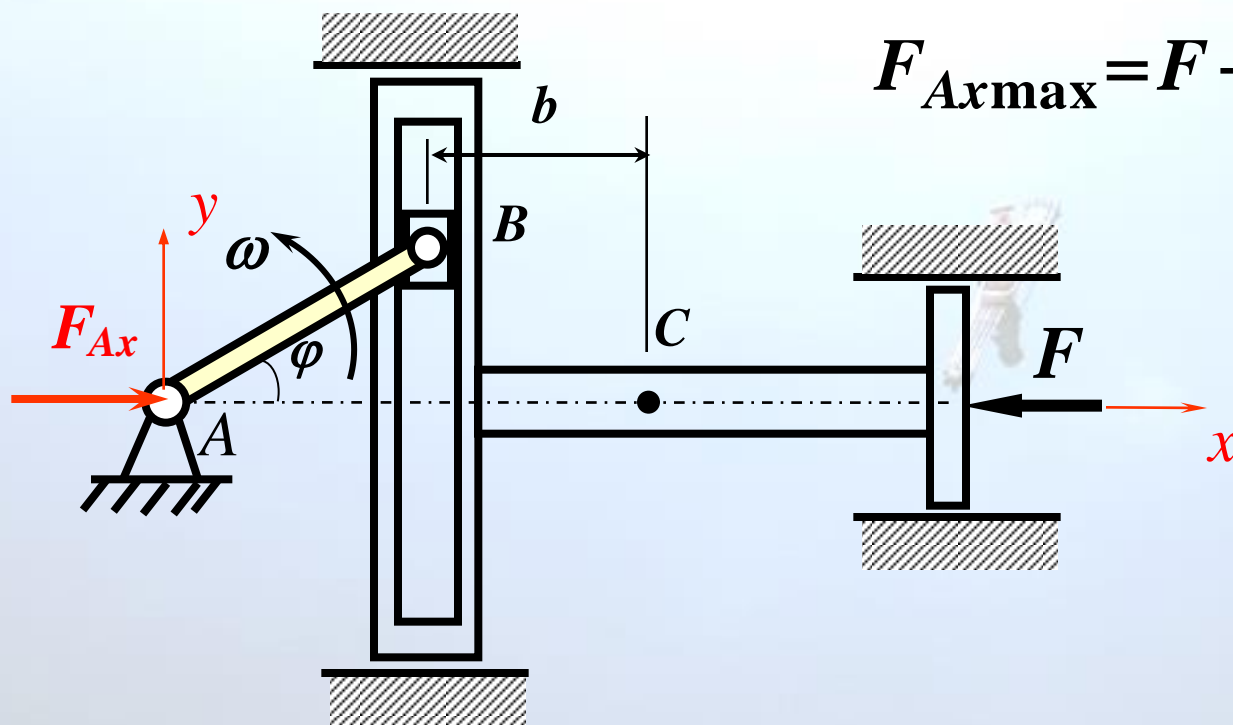


$$\therefore F_{Ax} = F + m a_{Cx}$$

$$= F - r\omega^2 \cdot \left(\frac{m_1}{2} + m_2 \right) \cos\varphi$$

当 $\varphi = \pi$ 时

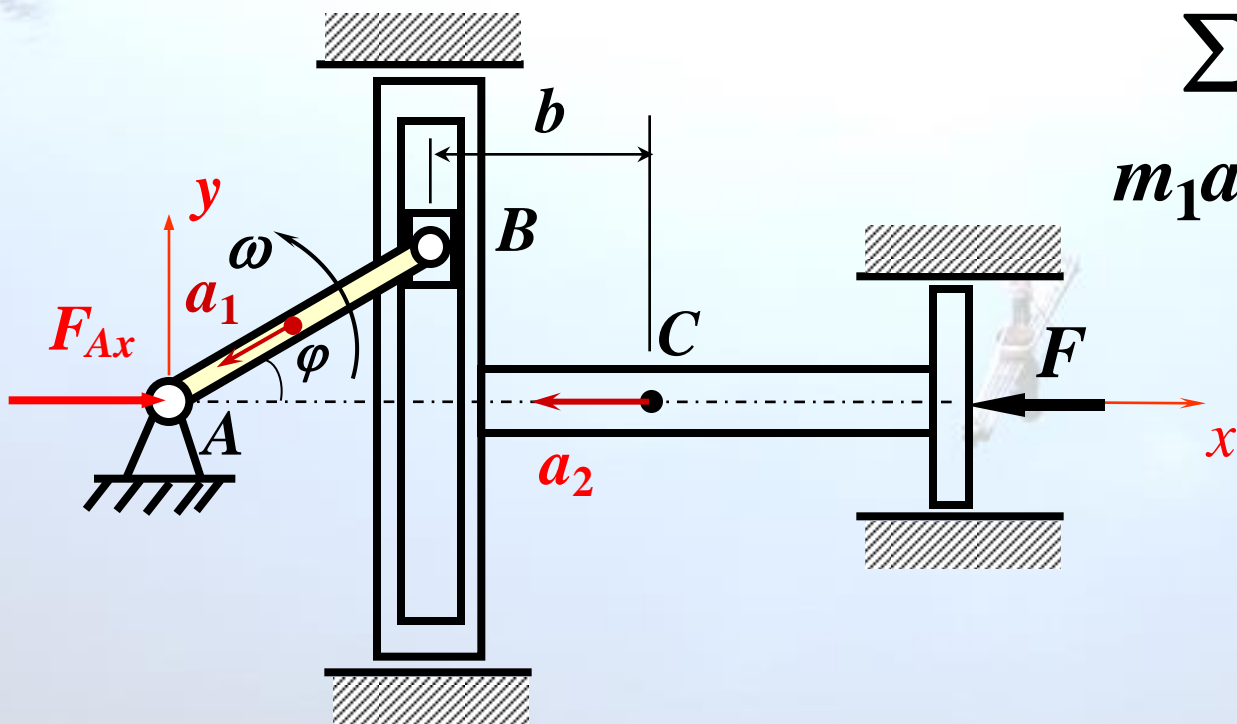
$$F_{Ax\max} = F + r\omega^2 \left(\frac{m_1}{2} + m_2 \right)$$



[例10-5]
(P253)

均质曲杆 AB 长为 r , 质量为 m_1 , 以匀角速度 ω 转动, 滑槽连杆活塞总质量为 m_2 , 质心在 C , 活塞上作用一恒力 F , 求 A 处的最大水平反力。

应用质心运动定理的另一形式

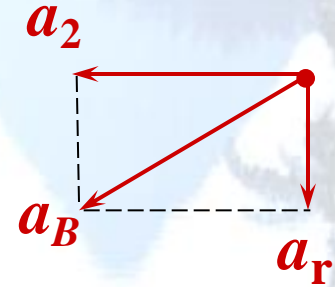


$$\sum m_i a_{ix} = \sum F_x$$

$$m_1 a_{1x} + m_2 a_{2x} = \sum F_x$$

$$a_{1x} = -\frac{r}{2}\omega^2 \cos \varphi,$$

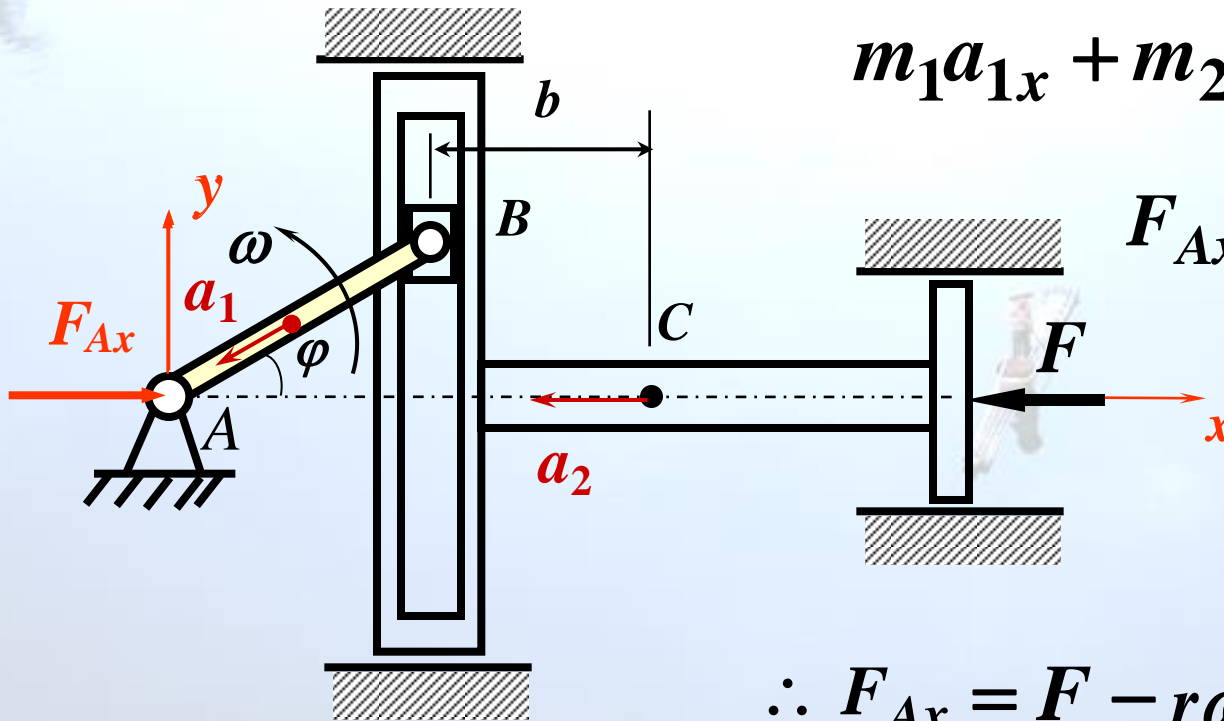
$$a_{2x} = -a_B \cos \varphi = -r\omega^2 \cos \varphi$$



$$\sum m_i a_{ix} = \sum F_x$$

$$m_1 a_{1x} + m_2 a_{2x} = F_{Ax} - F$$

$$F_{Ax} = F + m_1 a_{1x} + m_2 a_{2x}$$



$$\therefore F_{Ax} = F - r\omega^2 \cdot \left(\frac{m_1}{2} + m_2 \right) \cos \varphi$$

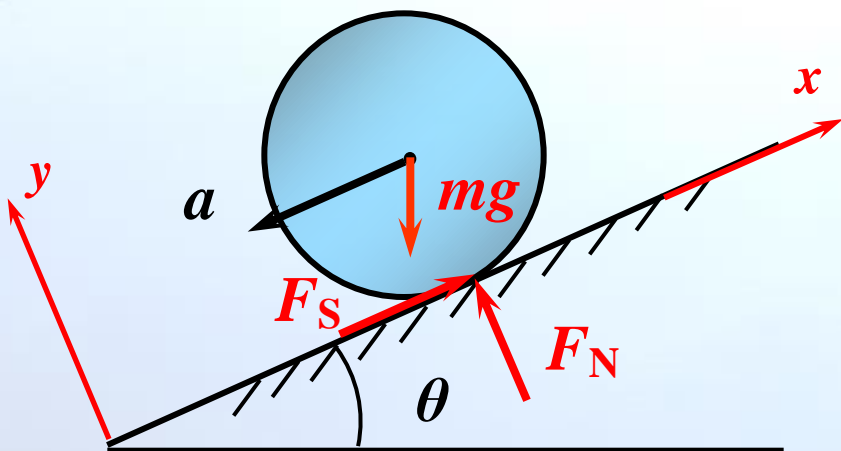
[例7] 均质圆盘质量为 m ，只滚不滑，其质心的加速度为 a ，求圆盘与地面之间的摩擦力大小。

解：受力分析

$$ma_{Cx} = \sum F_x$$

$$-ma = F_S - mg \sin \theta$$

$$\therefore F_S = mg \sin \theta - ma$$



[例8] 已知：轮子A的质量为 m_1 ，物块B的质量为 m_2 ，三角块D放置在光滑面上，三角块D和轮子C的质量不计，物块B以加速度 a 上升，求地面凸出处给三角块的水平作用力。

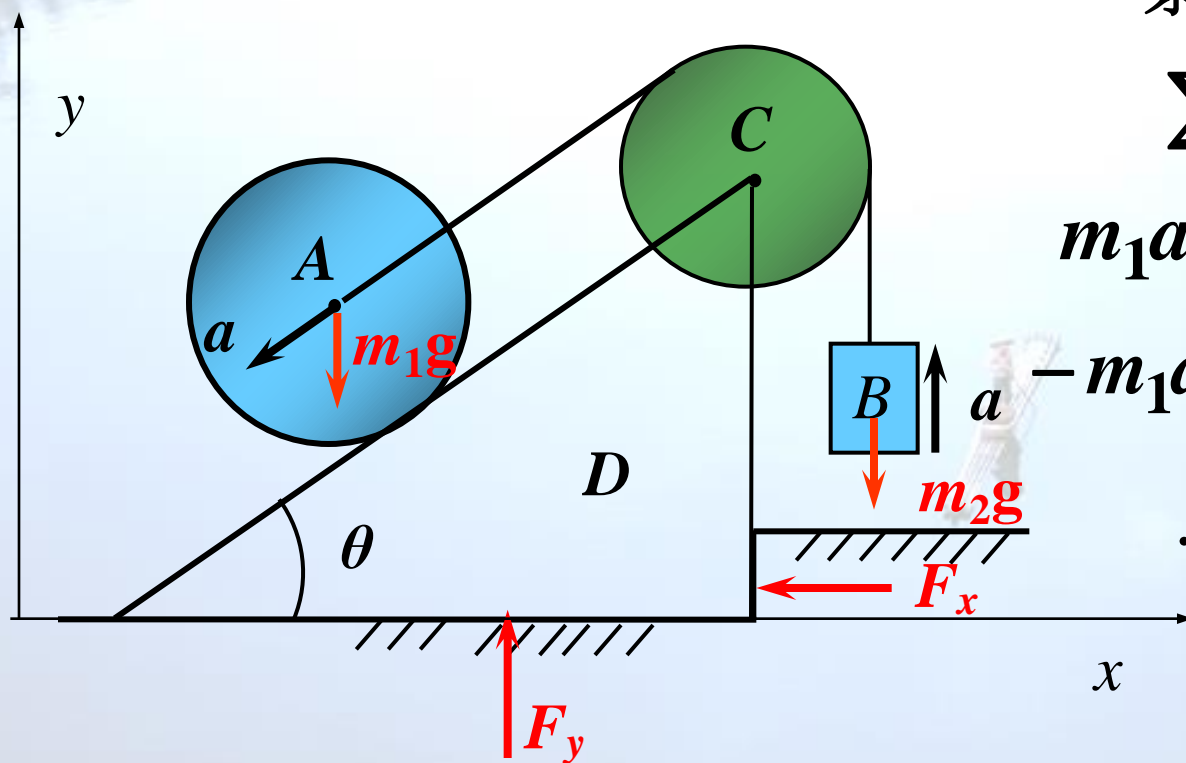
解：取整个系统作为质点系研究，

$$\sum m_i a_{ix} = \sum F_x$$

$$m_1 a_{1x} + m_2 a_{2x} = \sum F_x$$

$$-m_1 a \cos \theta + m_2 \cdot 0 = -F_x$$

$$\therefore F_x = m_1 a \cos \theta$$



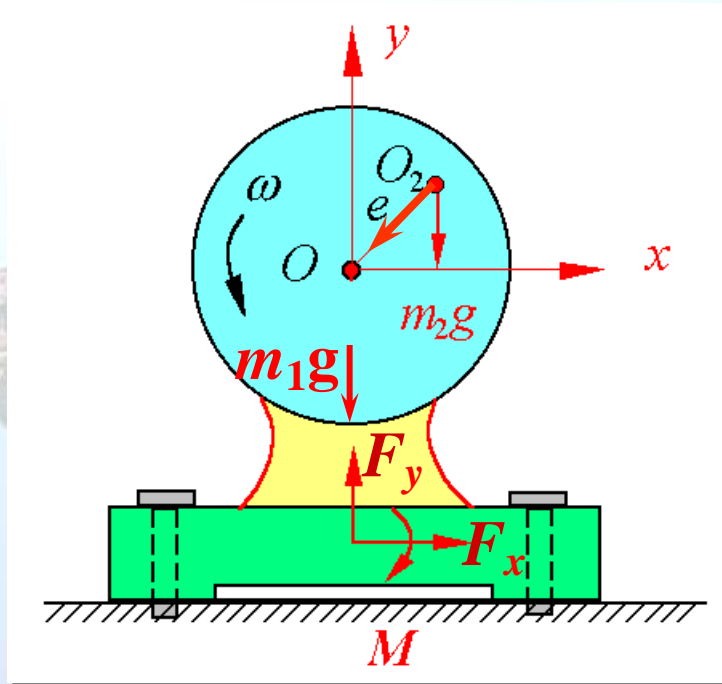
[例9] 电动机的外壳固定在水平基础上，外壳、底座和定子的质量为 m_1 ，转子质量为 m_2 ，转子的轴通过 O ，但由于制造误差，转子的质心 O_2 到 O 的距离为 e 。求转子以角速度 ω 作匀速转动时，基础作用在电动机底座上的约束反力。

解：取整个电动机作为质点系研究，

分析受力：受力图如图示

运动分析：定子、底座的质心的
加速度为零，

转子质心 O_2 的加速度 $a_2 = e\omega^2$ ，
方向指向 O 。



$$a_1=0, \quad a_2=e\omega^2$$

$$a_{2x} = -e\omega^2 \cos \omega t,$$

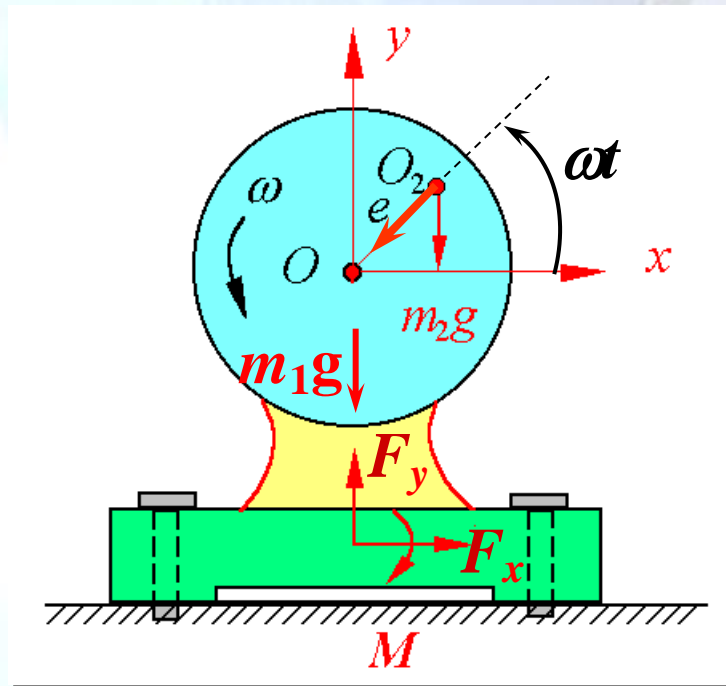
$$a_{2y} = -e\omega^2 \sin \omega t$$

根据质心运动定理，有

$$\begin{cases} \sum m_i a_{Cix} = \sum F_{ix}^{(e)} \\ \sum m_i a_{Ciy} = \sum F_{iy}^{(e)} \end{cases}$$

$$\begin{cases} m_2 a_{2x} = F_x \\ m_2 a_{2y} = F_y - m_1 g - m_2 g \end{cases}$$

$$\begin{cases} -m_2 e \omega^2 \cos \omega t = F_x \\ -m_2 e \omega^2 \sin \omega t = F_y - m_1 g - m_2 g \end{cases}$$

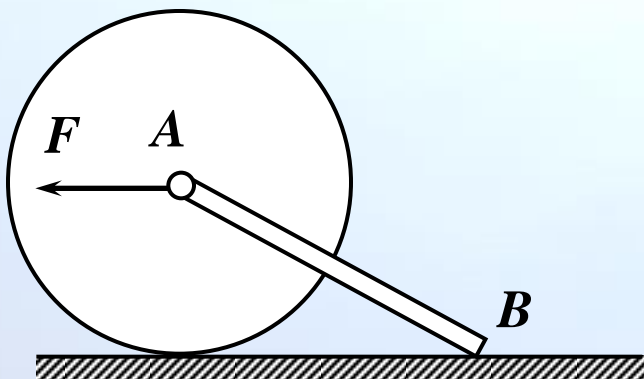


$$\begin{cases} F_x = -m_2 e \omega^2 \cos \omega t, \\ F_y = m_1 g + m_2 g - m_2 e \omega^2 \sin \omega t \end{cases}$$

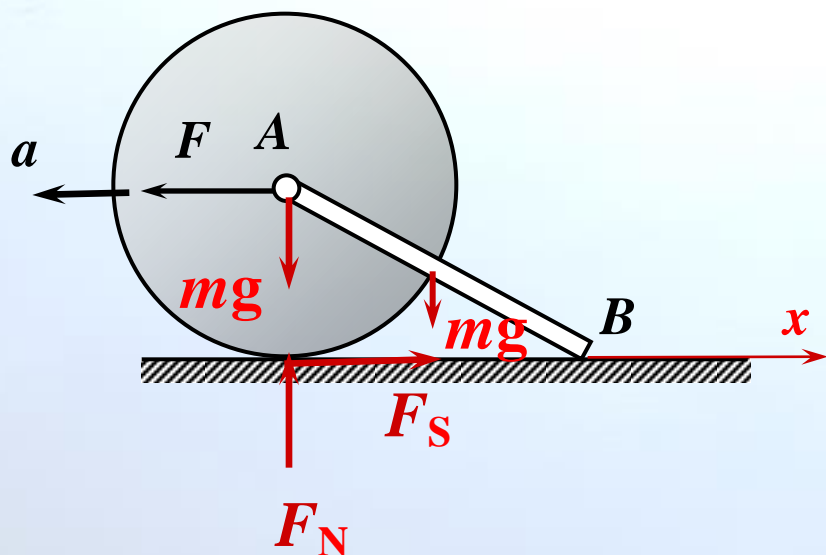
当 \$e=0\$ 时，

$$F_x = 0, \quad F_y = m_1 g + m_2 g$$

[例8] 均质圆盘A的质量为 m ，半径为 R ，均质细杆AB的质量也为 m ，长 $l=2R$ ，杆端A与轮心光滑铰接，圆盘沿水平面纯滚动，水平拉力 $F=\frac{5\sqrt{3}}{2}mg$ ，此时，杆端B刚好离开地面，轮心A的加速度 $a=\sqrt{3}g$ 。试求：为保证纯滚动，轮与地面间的静滑动摩擦因数应为多大？



[例8] 均质圆盘A的质量为 m ，半径为 R ，均质细杆AB的质量也为 m ，长 $l=2R$ ，杆端A与轮心光滑铰接，圆盘沿水平面纯滚动，水平拉力 $F=\frac{5\sqrt{3}}{2}mg$ ，此时，杆端B刚好离开地面，轮心A的加速度 $a=\sqrt{3}g$ 。试求：为保证纯滚动，轮与地面间的静滑动摩擦因数应为多大？



$$\begin{cases} \sum m_i a_{Cix} = \sum F_{ix}^{(e)} \\ \sum m_i a_{Ciy} = \sum F_{iy}^{(e)} \end{cases}$$

$$\begin{cases} -2ma = F_S - F \\ 0 = F_N - 2mg \end{cases}$$

$$F_S = \frac{\sqrt{3}}{2}mg \quad F_N = 2mg$$

$$F_S \leq f_s \cdot F_N \quad f_s \geq \frac{\sqrt{3}}{4}$$



第十章结束