

# 哈密顿方程

# 拉格朗日方程和哈密顿方程

- 非保守系统的拉格朗日方程为

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_j} = \tilde{Q}_j \quad j = 1, 2, \dots, k$$

其中  $\tilde{Q}_j$  为非有势力相应的广义力。

- 拉格朗日函数是广义速度和广义坐标的函数  $L = L(\dot{q}_1, \dot{q}_2, \dots, \dot{q}_k; q_1, q_2, \dots, q_k)$
- 哈密顿(Hamilton)引入广义动量 (1834) :  $p_j = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} \quad j = 1, 2, \dots, k$
- 通过**勒让德变换**, 将广义速度 $\dot{q}_j$ 变换成**广义动量** $p_j$ , 相应的拉格朗日函数 $L$ 变换成**哈密顿函数** $H$ :

$$H = H(p_1, p_2, \dots, p_k; q_1, q_2, \dots, q_k) = \left( \sum_{i=1}^k p_i \dot{q}_i - L \right)_{\dot{q}_i \rightarrow p_i}$$

- 从而得到**哈密顿方程**:

$$\dot{q}_j = \frac{\partial H}{\partial p_j} \quad \text{和} \quad \dot{p}_j = -\frac{\partial H}{\partial q_j} + \tilde{Q}_j \quad j = 1, 2, \dots, k$$

- 从拉格朗日方程变换到哈密顿方程, **方程数由k增加到2k**, 但是**微分方程由二阶降为一阶**

# 勒让德变换

函数 $X=X(x_1, x_2, \dots, x_n; \alpha_1, \alpha_2, \dots, \alpha_m)$ 是变量 $x_1, x_2, \dots, x_n$ 的函数, 且包含参数 $\alpha_1, \alpha_2, \dots, \alpha_m$ 。

将变量 $x_1, x_2, \dots, x_n$ 变换为另一组变量 $y_1, y_2, \dots, y_n$ , 相应地函数 $X$ 成为 $Y=Y(y_1, y_2, \dots, y_n; \alpha_1, \alpha_2, \dots, \alpha_m)$ 。

其中

$$y_i = \frac{\partial X}{\partial x_i} \quad i = 1, 2, \dots, n$$

$y_i$ 为 $X$ 关于 $x_i$ 的导数

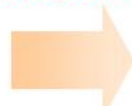
由上面方程组可以解得 $x_i$ , 通过 $y_i$ 来表示, 即

$$x_i = x_i(y_1, y_2, \dots, y_n) \quad i = 1, 2, \dots, n$$

如果函数 $X$ 变换成 $Y$ , 满足:

$$Y = \left( \sum_{i=1}^n x_i y_i - X \right)_{x_i \rightarrow y_i}$$

称该变换为



勒让德变换

## 勒让德变换

$$Y = \left( \sum_{i=1}^n x_i y_i - X \right)_{x_i \rightarrow y_i}$$

$$\frac{\partial Y}{\partial y_i} = \sum_{j=1}^n \frac{\partial x_j}{\partial y_i} y_j + x_i - \sum_{j=1}^n \frac{\partial X}{\partial x_j} \frac{\partial x_j}{\partial y_i}$$

$$y_i = \frac{\partial X}{\partial x_i}$$

$$= \sum_{j=1}^n \frac{\partial x_j}{\partial y_i} y_j + x_i - \sum_{j=1}^n y_j \frac{\partial x_j}{\partial y_i}$$

$$= x_i$$



勒让德变换的逆变换也是  
勒让德变换，变量 $x_i$ 由函  
数 $Y$ 关于 $y_i$ 的导数生成

$$X = \left( \sum_{i=1}^n x_i y_i - Y \right)_{y_i \rightarrow x_i}$$

变换的函数 $X$ 与 $Y$ 之间可以相差一个与参数 $\alpha_1$ ,  
 $\alpha_2, \dots, \alpha_m$ 相关的常数。

函数关于参数 $\alpha_j$ 的偏导数

$$Y = \left( \sum_{i=1}^n x_i y_i - X \right)_{x_i \rightarrow y_i}$$

$$\frac{\partial Y}{\partial \alpha_j} = \sum_{i=1}^n \frac{\partial x_i}{\partial \alpha_j} y_i - \frac{\partial X}{\partial \alpha_j} - \sum_{i=1}^n \frac{\partial X}{\partial x_i} \frac{\partial x_i}{\partial \alpha_j}$$

$$y_i = \frac{\partial X}{\partial x_i}$$

$$= \sum_{i=1}^n \frac{\partial x_i}{\partial \alpha_j} y_i - \frac{\partial X}{\partial \alpha_j} - \sum_{i=1}^n y_i \frac{\partial x_i}{\partial \alpha_j}$$

$$= -\frac{\partial X}{\partial \alpha_j}$$

# 哈密顿方程

- 拉格朗日函数是广义速度和广义坐标的函数

$$L = L(\dot{q}_1, \dot{q}_2, \dots, \dot{q}_k; q_1, q_2, \dots, q_k)$$

- 哈密顿(Hamilton)引入**广义动量**

$$p_j = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} \quad j = 1, 2, \dots, k$$

- 将广义速度 $\dot{q}_j$ 变换成广义动量 $p_j$ , 把拉格朗日函数 $L$ 通过勒让德变换成**哈密顿函数 $H$** :

$$H = H(p_1, p_2, \dots, p_k; q_1, q_2, \dots, q_k) = \left( \sum_{i=1}^k p_i \dot{q}_i - L \right)_{\dot{q}_i \rightarrow p_i}$$

# 哈密顿方程

$$L = L(\dot{q}_1, \dot{q}_2, \dots, \dot{q}_k; q_1, q_2, \dots, q_k)$$

$$H = H(p_1, p_2, \dots, p_k; q_1, q_2, \dots, q_k) = \left( \sum_{i=1}^k p_i \dot{q}_i - L \right)_{\dot{q}_i \rightarrow p_i}$$

• 勒让德变换引出的等式:  $y_i = \frac{\partial X}{\partial x_i} \quad x_i = \frac{\partial Y}{\partial y_i}$

则有:  $p_i = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_i} \quad \dot{q}_i = \frac{\partial H}{\partial p_i}$

# 哈密顿方程

- 勒让德变换引出的等式：
$$\frac{\partial Y}{\partial \alpha_j} = -\frac{\partial X}{\partial \alpha_j}$$

则有：
$$\frac{\partial H}{\partial q_i} = -\frac{\partial L}{\partial q_i}$$

- 非保守系统的拉格朗日方程为

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_j} = \tilde{Q}_j \quad j = 1, 2, \dots, k$$

- 则对于非保守系统有：

$$\dot{p} = \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} \right) = \frac{\partial L}{\partial q_j} + \tilde{Q}_j = -\frac{\partial H}{\partial q_j} + \tilde{Q}_j$$

其中  $\tilde{Q}_j$  为非有势力相应的广义力。



关于系统状态变量 $q_1$ 、 $q_2$ 、 $\dots$ 、 $q_k$ 和 $p_1$ 、 $p_2$ 、 $\dots$ 、 $p_k$   
的 $2k$ 个一阶微分方程组

$$\dot{q}_i = \frac{\partial H}{\partial p_i}$$

$$i = 1, 2, \dots, k$$

$$\dot{p}_i = -\frac{\partial H}{\partial q_i} + \widetilde{Q}_i$$



**哈密顿方程**

# 建立动力学系统哈密顿方程的一般过程

- 明确研究对象及约束性质
- 分析系统自由度，确定广义坐标
- 计算系统的动能和势能，确定拉格朗日函数（广义坐标和广义速度的函数）

$$L = T - V$$

- 求拉格朗日函数对广义速度的偏导数，从而确定广义动量

$$p_j = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} \quad j = 1, 2, \dots, k$$

# 建立动力学系统哈密顿方程的一般过程

$$p_j = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} \quad j = 1, 2, \dots, k$$

- 从广义动量表达式中，反解出广义速度

$$\dot{q}_j = \dot{q}_j(p_1, p_2, \dots, p_k) \quad j = 1, 2, \dots, k$$

- 通过如下勒让德变换，计算哈密顿函数。将上面广义速度的表达代入哈密顿函数，使得哈密顿函数通过广义动量 $p_i$ 和广义坐标 $q_i$ 来表示

$$H = \left( \sum_{i=1}^k p_i \dot{q}_i - L \right)_{\dot{q}_i \rightarrow p_i}$$

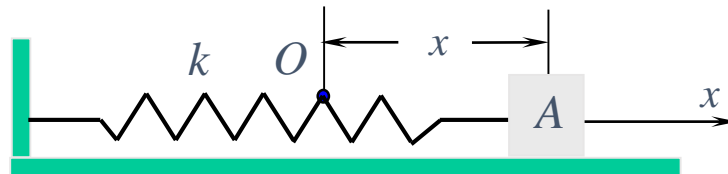
# 建立动力学系统哈密顿方程的一般过程

- 对于非保守系统，计算非有势力相应的广义力 $\tilde{Q}$
- 将哈密顿函数及广义力 $\tilde{Q}$ 代入到哈密顿方程，求导并整理得到系统的运动微分方程组。

$$\dot{q}_i = \frac{\partial H}{\partial p_i} \quad i = 1, 2, \dots, k$$

$$\dot{p}_i = -\frac{\partial H}{\partial q_i} + \widetilde{Q}_i$$

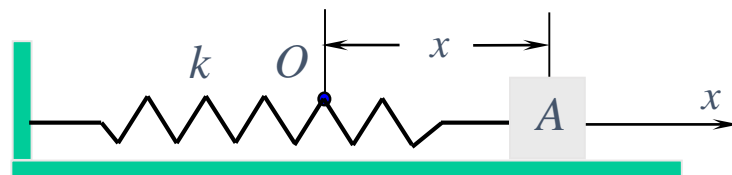
**例题：** 如图所示，质量弹簧系统由质量为 $m$ 的物块A和刚度系数为 $k$ 的水平弹簧构成。试用哈密顿方程求出系统的运动微分方程。



**解：**该系统为单自由度的完整保守系统。以弹簧原长处为坐标原点，建立如图坐标系，取位移 $x$ 为广义坐标

系统的动能：

$$T = \frac{1}{2} m \dot{x}^2$$



若以弹簧原长处为势能零点，则系统的势能：

$$V = \frac{1}{2} k x^2$$

因此，系统的拉格朗日函数：

$$L = T - V = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 - \frac{1}{2} k x^2$$

求得广义动量 $p$ 为：

$$p = \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} = m \dot{x}$$

则广义速度可以表示为： $\dot{x} = \frac{p}{m}$

$$L = T - V = \frac{1}{2}m\dot{x}^2 - \frac{1}{2}kx^2 \quad \dot{x} = \frac{p}{m}$$

求得系统的哈密顿函数为

$$H = \left( \sum_{i=1}^k p_i \dot{q}_i - L \right)_{\dot{q}_i \rightarrow p_i}$$

$$H = p\dot{x} - L = p\left(\frac{p}{m}\right) - \left[\frac{1}{2}m\left(\frac{p}{m}\right)^2 - \frac{1}{2}kx^2\right] = \frac{p^2}{2m} + \frac{1}{2}kx^2$$

系统的哈密顿方程为

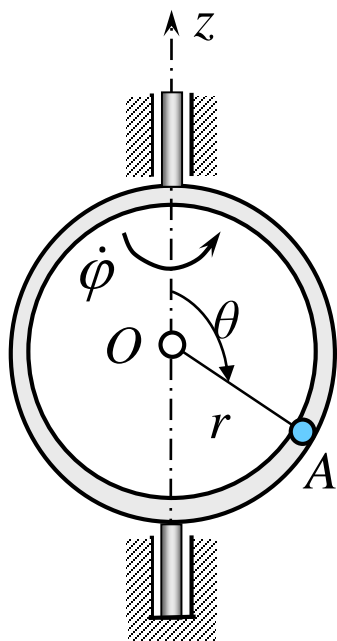
$$\dot{x} = \frac{\partial H}{\partial p} = \frac{p}{m}, \quad \dot{p} = -\frac{\partial H}{\partial x} = -kx$$

$$\begin{aligned} \dot{q}_i &= \frac{\partial H}{\partial p_i} & i = 1, 2, \dots, k \\ \dot{p} &= -\frac{\partial H}{\partial q_i} + \widetilde{Q}_i \end{aligned}$$

由以上两式消去 $p$ ，即得系统的运动微分方程

$$m\ddot{x} + kx = 0$$

**例题：**一半径为 $r$ 的光滑圆环形细管，可绕其过直径的铅直轴 $z$ 转动，该圆环对转轴 $z$ 的转动惯量为 $J_z$ 。质量为 $m$ 的小球 $A$ 可在圆环内滑动。试写出系统的哈密顿方程。





**解：** 此系统为二自由度完整保守系统，取圆环的转角 $\varphi$ 和半径 $OA$ 的转角 $\theta$ 为广义坐标。

取固定在圆环上，与圆环转动的坐标系为动坐标系，小球为动点。

小球A的相对速度  $v_r = r\dot{\theta}$ ，方向沿圆环在A点的切线；

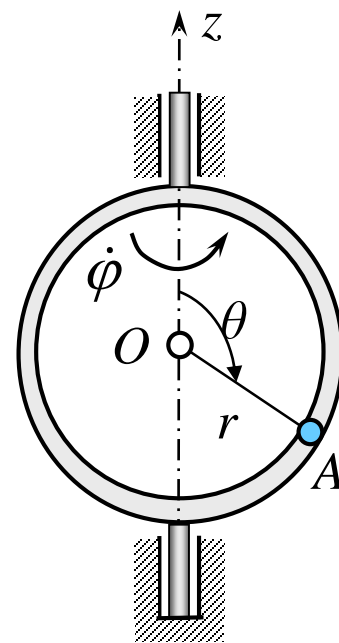
又小球A的牵连速度  $v_e = r \sin \theta \dot{\varphi}$ ，垂直于圆环平面，

故系统的动能

$$T = \frac{1}{2} J_z \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} m [(r\dot{\varphi} \sin \theta)^2 + r^2 \dot{\theta}^2] \quad (1)$$

取过点O的水平面为零势面，则系统的势能

$$V = -mgr \cos (\pi - \theta) = mgr \cos \theta \quad (2)$$



所以系统的拉格朗日函数

$$L = T - V = \frac{1}{2} J_z \dot{\phi}^2 + \frac{1}{2} m [(r \dot{\phi} \sin \theta)^2 + r^2 \dot{\theta}^2] - mgr \cos \theta \quad (3)$$

求得广义动量

$$p_\phi = \frac{\partial L}{\partial \dot{\phi}} = (J_z + mr^2 \sin^2 \theta) \dot{\phi} \quad (4)$$

$$p_\theta = \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = mr^2 \dot{\theta} \quad (5)$$

系统的哈密顿函数为

$$H = p_\phi \dot{\phi} + p_\theta \dot{\theta} - L =$$

$$\frac{1}{2} (J_z + mr^2 \sin^2 \theta) \dot{\phi}^2 + \frac{1}{2} mr^2 \dot{\theta}^2 + mgr \cos \theta$$

$$H = \left( \sum_{i=1}^k p_i \dot{q}_i - L \right)_{\dot{q}_i \rightarrow p_i}$$

利用式(4)和 (5)中的 $p_\varphi$ 和 $p_\theta$ 代换上式中的 $\dot{\varphi}$ 与 $\dot{\theta}$ ，可得求得系统的哈密顿函数为

$$H = \frac{p_\varphi^2}{2(J_z + mr^2 \sin^2 \theta)} + \frac{p_\theta^2}{2mr^2} + mg \cos \theta$$

系统的哈密顿方程为

$$\dot{\varphi} = \frac{\partial H}{\partial p_\varphi} = \frac{p_\varphi}{J_z + mr^2 \sin^2 \theta}$$

$$\dot{p}_\varphi = -\frac{\partial H}{\partial \varphi} = 0$$

$$\dot{\theta} = \frac{\partial H}{\partial p_\theta} = \frac{p_\theta}{mr^2}$$

$$\dot{p}_\theta = -\frac{\partial H}{\partial \theta} = \frac{mp_\varphi^2 r^2 \sin \theta \cos \theta}{(J_z + mr^2 \sin^2 \theta)^2} + mgr \sin \theta$$

$$\begin{aligned} \dot{q}_i &= \frac{\partial H}{\partial p_i} \\ \dot{p} &= -\frac{\partial H}{\partial q_i} + \widetilde{Q}_i \end{aligned} \quad i = 1, 2, \dots, k$$

由以上四式消去 $p_\varphi$ 和 $p_\theta$ ，即得系统的运动微分方程。

例3.4 图2.3所示的摆(例2.3)。求：摆的哈密顿方程。

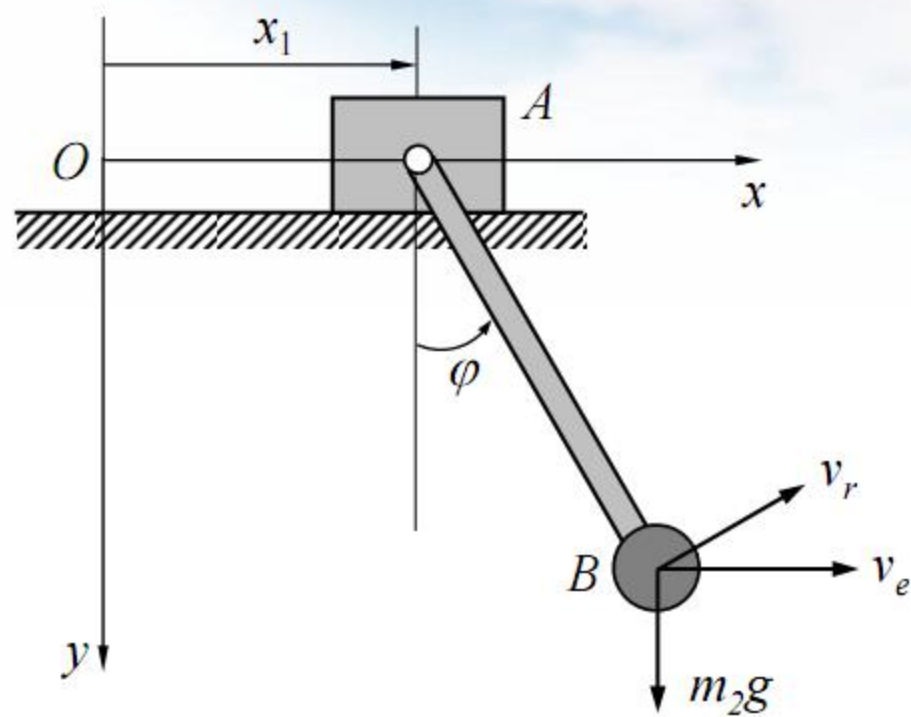


图 2.3

解：摆受定常、理想、完整约束，系统自由度为2，选取物块的 $x_1$ 与杆的 $\varphi$ 为广义坐标。

该摆为保守系统，由例2.3的分析，系统的动能与势能

$$T = \frac{1}{2}(m_1 + m_2)\dot{x}_1^2 + \frac{1}{2}m_2l^2\dot{\varphi}^2 + m_2l\dot{x}_1\dot{\varphi}\cos\varphi$$

$$V = m_2gl(1 - \cos\varphi)$$

拉格朗日方程

$$L = \frac{1}{2}(m_1 + m_2)\dot{x}_1^2 + \frac{1}{2}m_2l^2\dot{\varphi}^2 + m_2l\dot{x}_1\dot{\varphi}\cos\varphi - m_2gl(1 - \cos\varphi)$$



$$p_x = \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_1} = (m_1 + m_2)\dot{x}_1 + m_2l\dot{\varphi}\cos\varphi$$

$$p_\varphi = \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} = m_2l^2\dot{\varphi} + m_2l\dot{x}_1\cos\varphi$$

$$p_x = \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_1} = (m_1 + m_2)\dot{x}_1 + m_2 l \dot{\varphi} \cos \varphi$$

$$p_\varphi = \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} = m_2 l^2 \dot{\varphi} + m_2 l \dot{x}_1 \cos \varphi$$

上面两式联立解出用广义动量表示的广义速度：

$$\dot{x}_1 = \frac{lp_x - p_\varphi \cos \varphi}{(m_1 + m_2 \sin^2 \varphi)l}$$

$$\dot{\varphi} = \frac{(m_1 + m_2)p_\varphi - m_2 lp_x \cos \varphi}{(m_1 + m_2 \sin^2 \varphi)m_2 l^2}$$

哈密顿函数为：

$$H = \left( \sum_{i=1}^k p_i \dot{q}_i - L \right)_{\dot{q}_i \rightarrow p_i}$$

$$H = (p_x \dot{x}_1 + p_\varphi \dot{\varphi} - L)_{\dot{x}_1 \rightarrow p_x, \dot{\varphi} \rightarrow p_\varphi}$$

$$= \frac{1}{2(m_1 + m_2 \sin^2 \varphi)m_2 l^2} [m_2 l^2 p_x^2 + (m_1 + m_2) p_\varphi^2 - 2m_2 l p_x p_\varphi \cos \varphi]$$

$$+ m_2 g l (1 - \cos \varphi)$$

将哈密顿函数代入，得到哈密顿方程：

$$\dot{x}_1 = \frac{\partial H}{\partial p_x} = \frac{lp_x - p_\varphi \cos \varphi}{(m_1 + m_2 \sin^2 \varphi)l}$$

$$\dot{p}_x = -\frac{\partial H}{\partial x_1} = 0$$

$$\dot{\varphi} = \frac{\partial H}{\partial p_\varphi} = \frac{(m_1 + m_2)p_\varphi - m_2lp_x \cos \varphi}{(m_1 + m_2 \sin^2 \varphi)m_2l^2}$$

$$\begin{aligned} \dot{p}_\varphi = -\frac{\partial H}{\partial \varphi} = & \frac{[m_2l^2p_x^2 + (m_1 + m_2)p_\varphi^2]\sin \varphi \cos \varphi}{(m_1 + m_2 \sin^2 \varphi)^2 l^2} \\ & - \frac{(m_1 + m_2 + m_2 \cos^2 \varphi)lp_x p_\varphi \sin \varphi}{(m_1 + m_2 \sin^2 \varphi)^2 l^2} + m_2 g l \sin \varphi \end{aligned}$$

由以上四式消去 $p_x$ 和 $p_\varphi$ ，即得系统的运动微分方程：

$$(m_1 + m_2)\ddot{x}_1 + m_2l\ddot{\varphi} \cos \varphi - m_2l\dot{\varphi}^2 \sin \varphi = 0$$

$$\ddot{x}_1 \cos \varphi + l\ddot{\varphi} + g \sin \varphi = 0$$

$$\begin{aligned} \dot{q}_i &= \frac{\partial H}{\partial p_i} \\ \dot{p} &= -\frac{\partial H}{\partial q_i} + \widetilde{Q}_i \end{aligned} \quad i = 1, 2, \dots, k$$

# 作业

**作业1:** 设某单自由度系统的广义坐标为  $\theta$ , 动能  $T$ 、势能  $V$ 、及非保守广义力分别为

$$T = \frac{1}{2}mb\dot{\theta}^2, \quad V = mg(b + \theta - \cos\theta), \quad \tilde{Q} = Fb \quad (m, b, g, F \text{ 为常数})$$

求系统的**哈密顿方程**。

**作业2:** 设某单自由度系统的广义坐标为  $x$ , 动能  $T$ 、势能  $V$ 、及非保守广义力分别为

$$T = \frac{1}{2}m(b+x)^2\dot{x}^2, \quad V = \frac{1}{2}mgx^2, \quad \tilde{Q} = -c\dot{x} \quad (m, b, g, c \text{ 为常数})$$

求系统的**哈密顿方程**。

- 教材习题, Page 65: 3.2, 3.3





# 有关期末考试

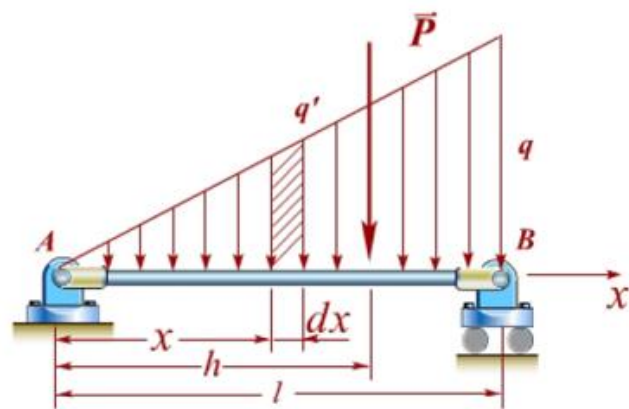
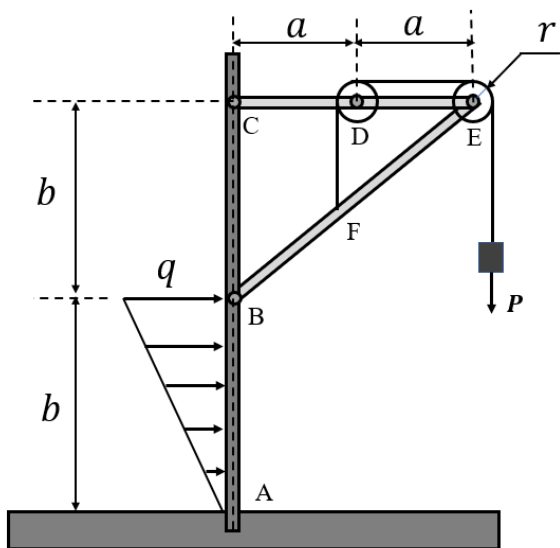
- 时间： 2019年1月22日， 星期二， 10:30-12:30
- 地点： 紫金港西1-219
- 开卷考试， 但是只准带教科书
- 可以携带计算器

# 期末考试题型及分值分配

- 1. 平面任意力系平衡问题： 15分
- 2. 桁架： 15分
- 3. 运动学（一般两小题， 点的合成运动和刚体平面运动各一道）： 20分
- 4. 动力学： 20分
- 5. 达朗贝尔原理（惯性力系简化）和虚位移原理： 15分
- 6. 分析力学（求系统的拉格朗日方程和哈密顿方程）： 15分

# 静力学

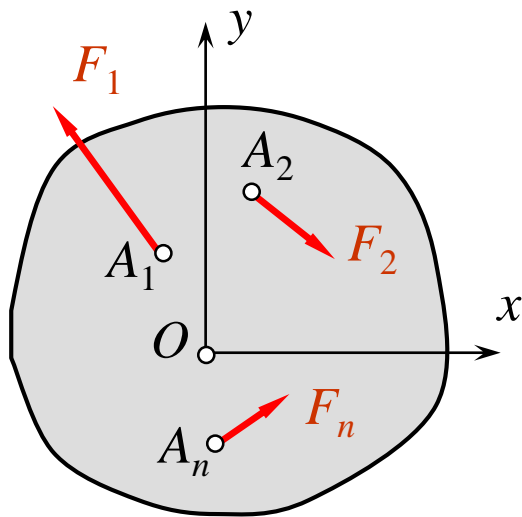
分清约束的性质：固定铰链支座，移动铰链支座，固定端约束



# 静力学

平面任意力系的平衡方程有三个

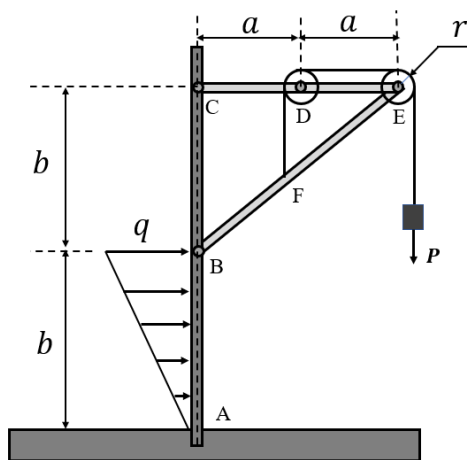
$$\sum F_x = 0, \quad \sum F_y = 0, \quad \sum M_o(F) = 0$$



# 静力学

平面任意力系的平衡方程有三个

$$\sum F_x = 0, \quad \sum F_y = 0, \quad \sum M_o(F) = 0$$



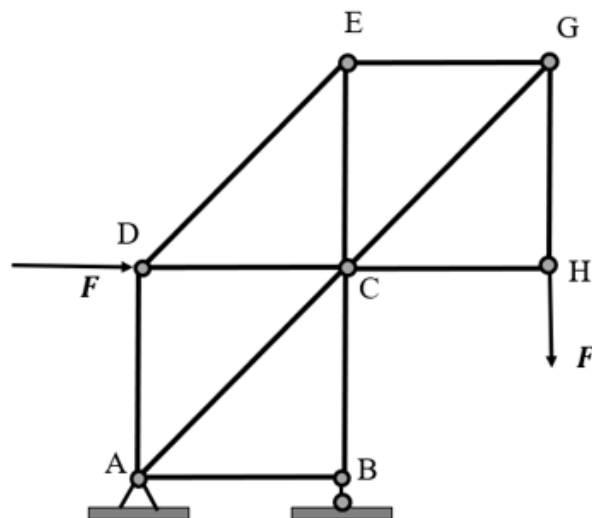
求A处约束力。

- 求平面桁架各杆内力的方法

- 节点法：分别考虑各节点的平衡

- 每个节点都受一平面汇交力系的作用，只能列写两个平衡方程，解两个未知数。
    - 注意选择节点顺序，适合于求解全部杆件内力

三、如图所示桁架结构。A 处固定铰支座约束，B 处滑动铰支座约束。ABCD 和 CHGE 均为边长为  $a$  的正方形。AB 水平方向，DC 垂直于 EC。水平力  $F$  作用于 D 处，竖直力  $F$  作用于 H 处，各杆的重力不计。求 BC、DE 和 CG 杆的内力。



- 求平面桁架各杆内力的方法

- 节点法：分别考虑各节点的平衡

- 每个节点都受一平面汇交力系的作用，只能列写两个平衡方程，解两个未知数。
    - 注意选择节点顺序，适合于求解全部杆件内力

- 截面法：假想地把桁架截开，再考虑其中任一部分的平衡，求出被截杆件的内力。

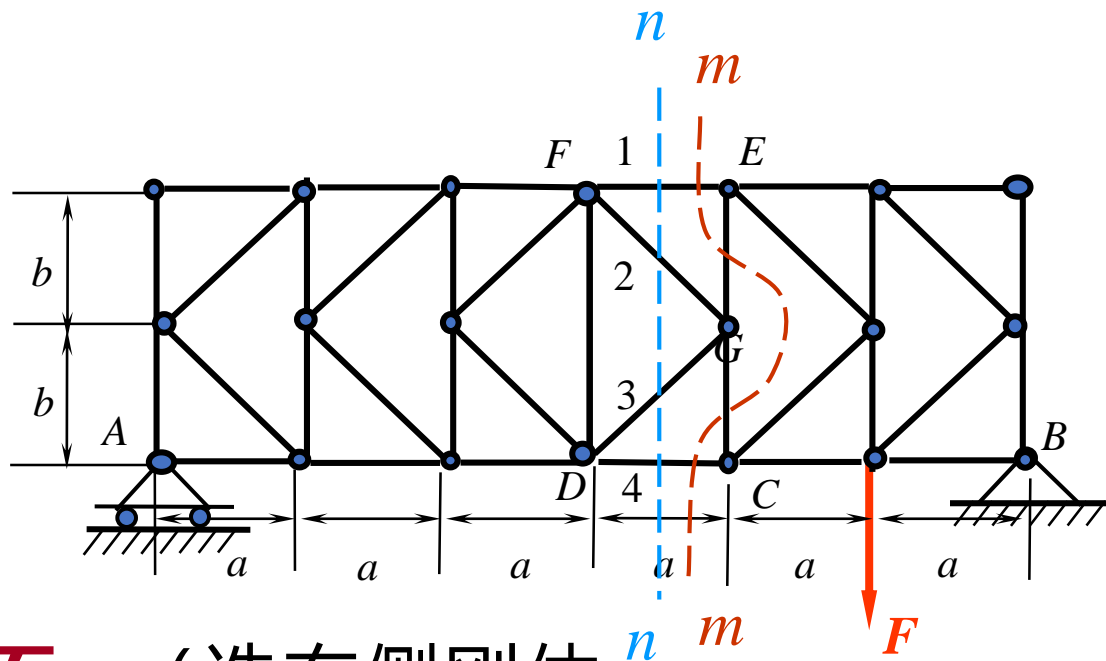
- 平面任意力系的求解方法。因平面任意力系只有3个独立的平衡方程，所以不宜截断三杆以上。
    - 适当地选取一截面以及力矩方程，常可较快地求得某些指定杆件的内力。



# 简单平面桁架的内力计算

## 思考题

用截面法求杆1、2的内力。

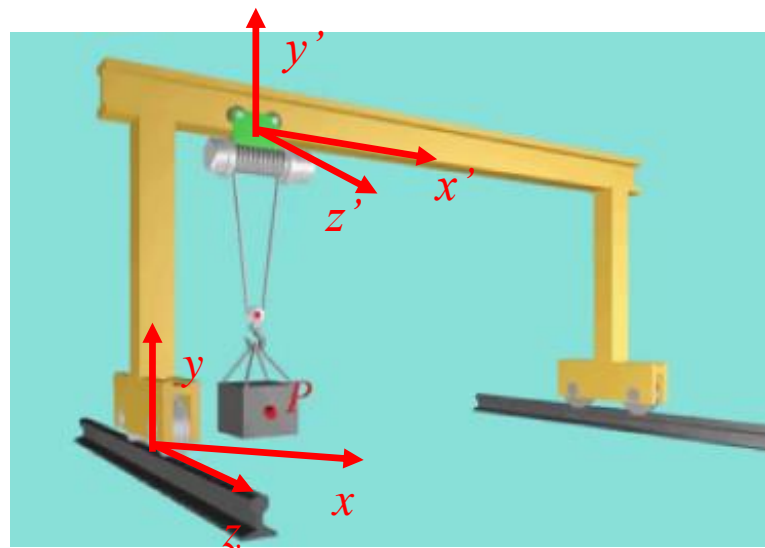


先用截面  $m$  (选右侧刚体为研究对象)  $\sum M_C = 0$ , 求出杆1的内力  $F_1$ 。

再用截面  $n$ 。  $\sum M_D = 0$ , 求出杆2的内力  $F_2$ 。

# 合成运动基本概念

## 三种运动



**绝对运动：**动点对于定参考系的运动。

**相对运动：**动点对于动参考系的运动。

**牵连运动：**动参考系对于定参考系的运动。

# 点的速度合成定理

## ● 速度合成定理

动点 $M$ 在时间 $\Delta t$ 内的绝对位移

$$\overrightarrow{MM'} = \overrightarrow{MM_1} + \overrightarrow{M_1M'}$$

$$\lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\overrightarrow{MM'}}{\Delta t} = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\overrightarrow{MM_1}}{\Delta t} + \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\overrightarrow{M_1M'}}{\Delta t} \quad (1)$$

||

$\boldsymbol{v}_a$

||

$\boldsymbol{v}_e$

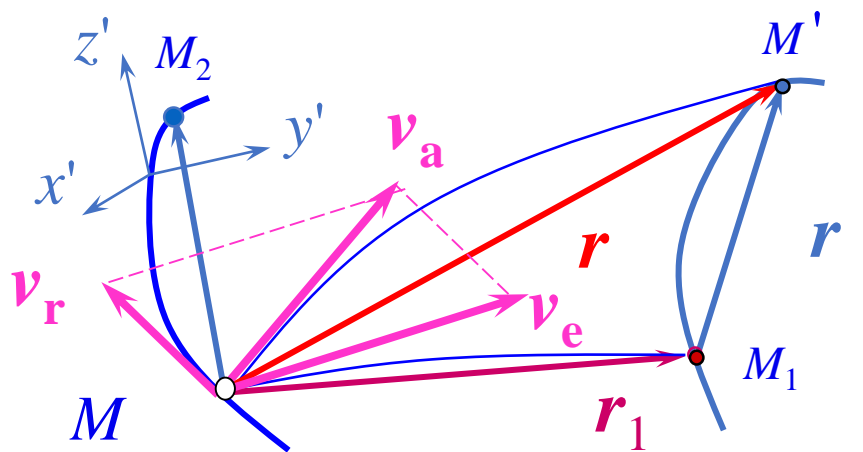
||

$\boldsymbol{v}_r$

因此,

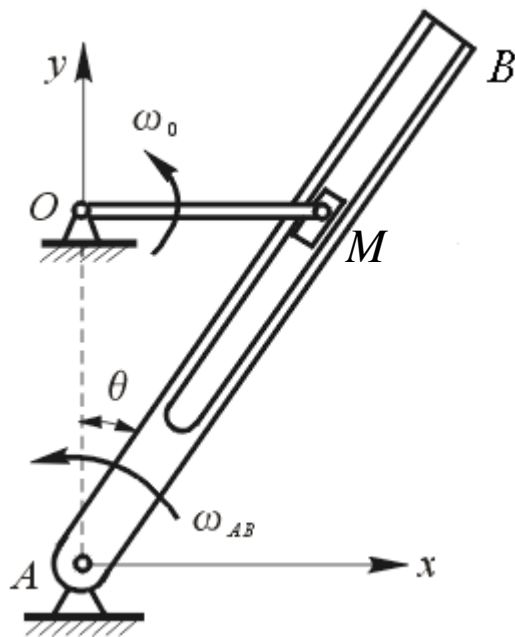
$$\boldsymbol{v}_a = \boldsymbol{v}_e + \boldsymbol{v}_r$$

绝对速度矢量等于牵连速度与相对速度的矢量和



## 点的速度合成定理

**例题8-2** 刨床的摆动导杆机构如图所示。曲柄 $OM$ 长20 cm, 以转速 $n=30$  r/min绕 $O$ 点逆时针向转动, 曲柄转轴与导杆转轴之间距离 $OA = 20$  cm。试求当曲柄在水平位置时导杆 $AB$ 的角速度 $\omega_{AB}$ 。



# 点的速度合成定理

解：

(1) 运动分析

**动点** - 滑块  $M$ 。

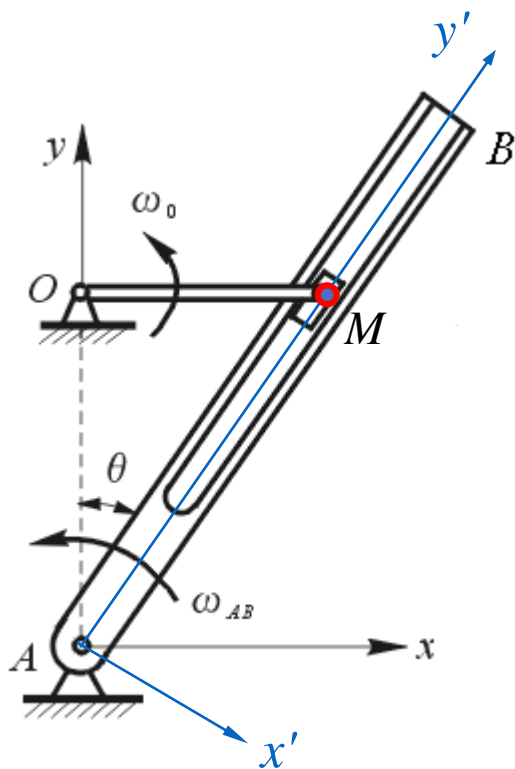
**动系** -  $Ax'y'$  固连于摇杆  $AB$ 。

**定系** - 固连于机座。

**绝对运动** - 以  $O$  为圆心的圆周运动。

**相对运动** - 沿  $AB$  的直线运动。

**牵连运动** - 摇杆绕  $A$  轴的摆动。

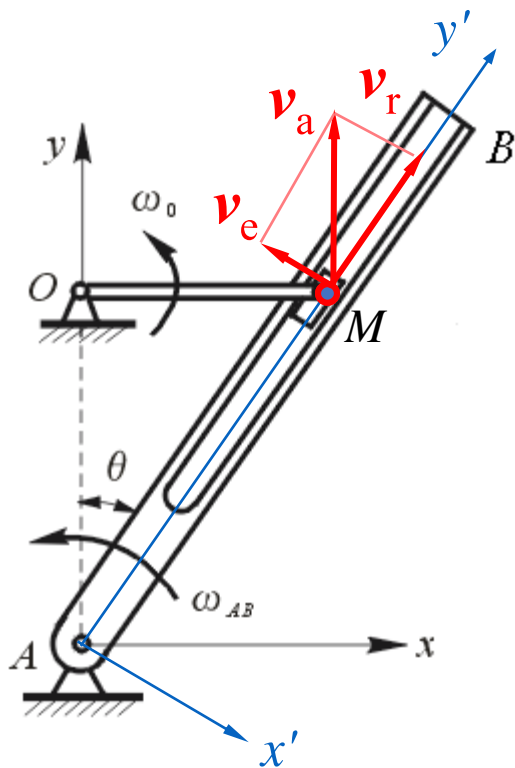


# 点的速度合成定理

## (2) 速度分析

根据点的速度合成定理，动点的绝对速度

$$\mathbf{v}_a = \mathbf{v}_e + \mathbf{v}_r$$



速度	$v_a$	$v_e$	$v_r$
大小	$r\omega_0$	$AM\omega_{AB}$ (未知)	未知
方向	$\perp OM$ 向上	$\perp AB$	沿 $AB$

# 点的速度合成定理

## (3) 求角速度 $\omega_{AB}$

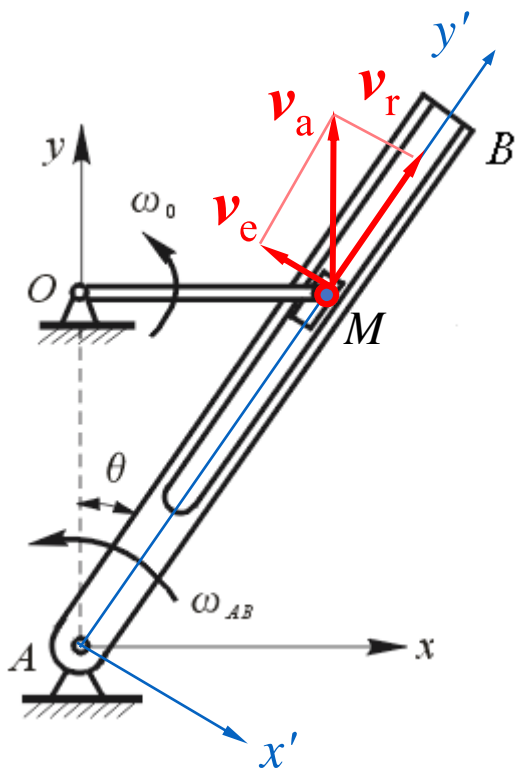
$$v_e = v_a \sin \theta = \omega_0 \frac{OM^2}{AM}$$

设摇杆在此瞬时的角速度为 $\omega_{AB}$ , 则

$$v_e = AM \omega_{AB}$$

解得

$$\omega_{AB} = \frac{v_e}{AM} = \omega_0 \frac{OM^2}{AM^2}$$



## 点的加速度合成定理

$$\boldsymbol{a}_a = \boldsymbol{a}_e + \boldsymbol{a}_r + \boldsymbol{a}_C$$

$$\boldsymbol{a}_C = 2\boldsymbol{\omega} \times \boldsymbol{v}_r$$

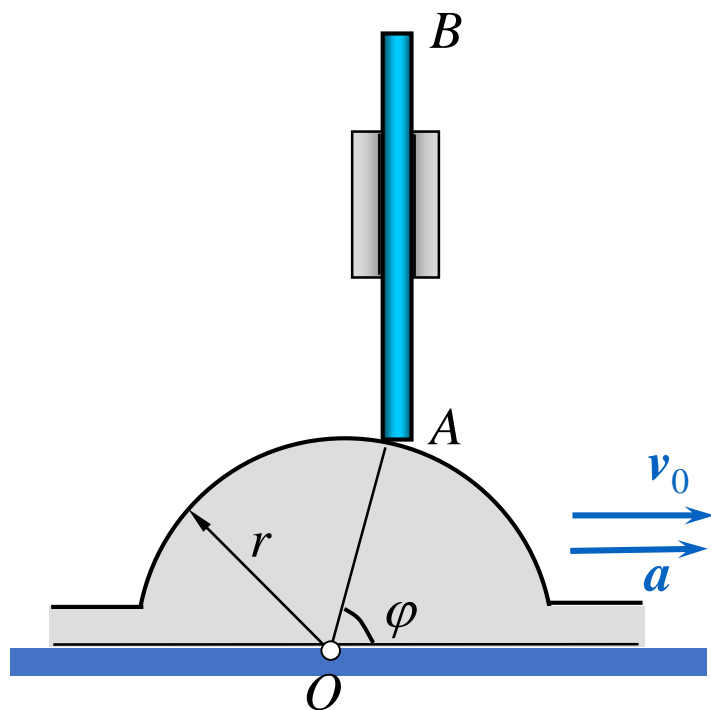
牵连运动是平移时点的加速度合成定理

当 $\omega=0$ 时,  $\boldsymbol{a}_C=0$ , 此时有

$$\boldsymbol{a}_a = \boldsymbol{a}_e + \boldsymbol{a}_r$$

即, 牵连运动为平移时, 点的绝对加速度等于牵连加速度、相对加速度的矢量和。





**例题8-4** 半径为 $r$ 的半圆凸轮在水平面上向右作移动，从而推动顶杆 $AB$ 沿铅垂导轨上下滑动，如图所示。在图示位置时， $\varphi = 60^\circ$ ，凸轮具有向右的速度 $v_0$ 和加速度 $a$ 。试求该瞬时顶杆 $AB$ 的速度和加速度的大小。

解：

(1) 运动分析

动点—  $AB$  的端点  $A$  。

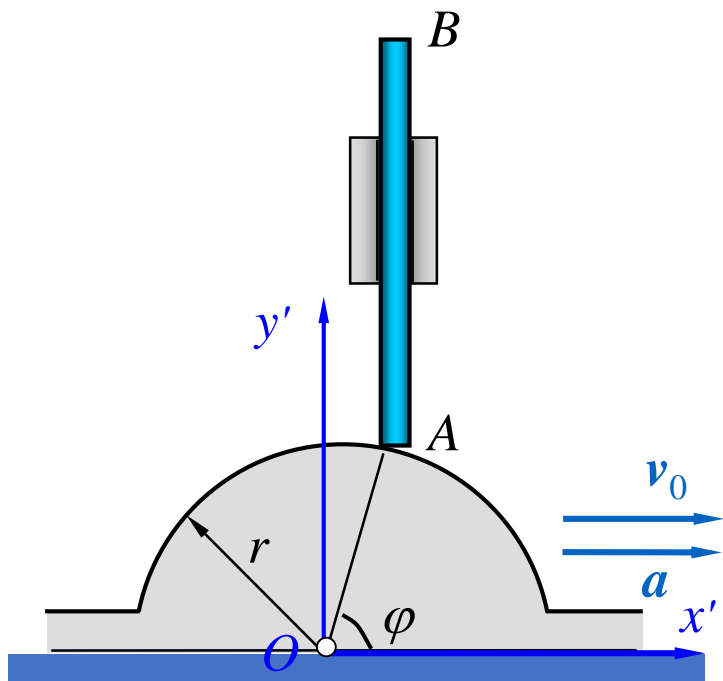
动系—  $Ox'y'$ ，固连于凸轮。

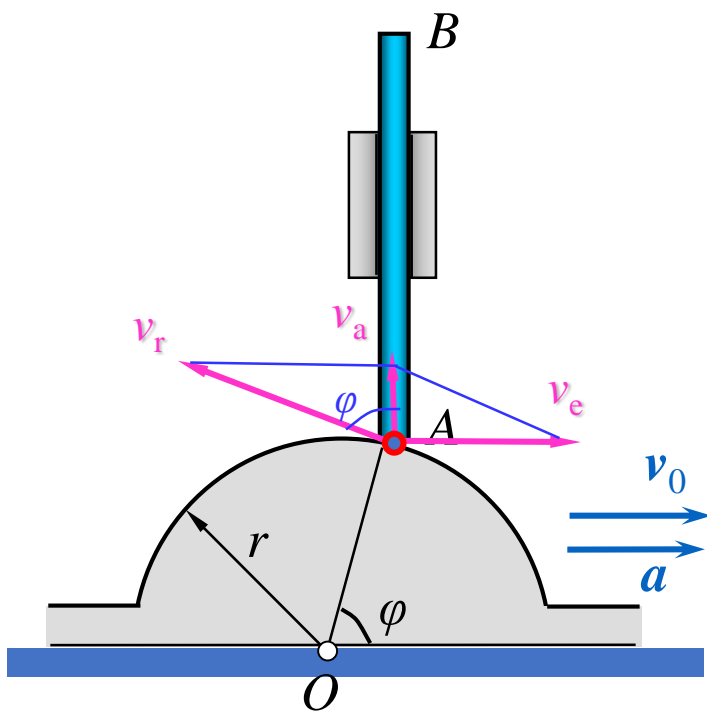
定系—固连于机座。

绝对运动—沿铅垂导轨直线运动。

相对运动—沿凸轮轮廓曲线运动。

牵连运动—凸轮水平直线平动。





## (2) 速度分析

根据速度合成定理

$$v_a = v_e + v_r$$

求得

$$v_a = v_e \cot \varphi = v \cot 60^\circ = \frac{\sqrt{3}}{3} v$$

此瞬时杆AB的速度方向向上。

并可求得相对速度

$$v_r = \frac{v_e}{\sin \varphi} = \frac{v}{\sin 60^\circ} = \frac{2\sqrt{3}}{3} v$$

速度	$v_a$	$v_e$	$v_r$
大小	未知	$v$	未知
方向	沿铅垂线	水平向右	$\perp AO$

### (3) 加速度分析

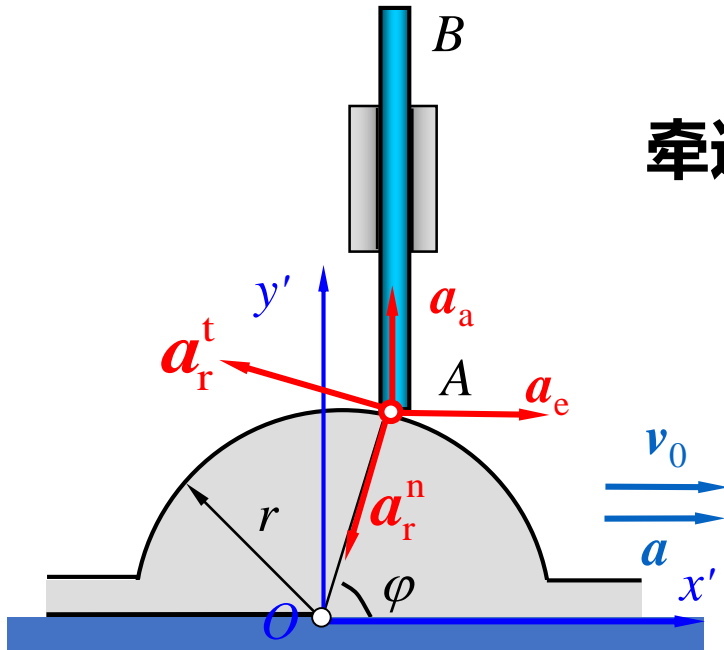
牵连运动是平移，应用加速度合成定理

$$a_a = a_e + a_r^t + a_r^n$$

上式投影到  $OA$  上，得

$$a_a \sin \varphi = a_e \cos \varphi - a_r^n$$

解得杆  $AB$  加速度为



加速度	$a_a$	$a_e$	$a_r^t$	$a_r^n$
大小	未知	$a$	未知	$v_r^2 / r$
方向	铅直	水平向右	$\perp AO$	由A指向O

$$a_a = a \cot \varphi - \frac{v_r^2}{r \sin \varphi}$$

$$= \frac{\sqrt{3}}{3} \left( a - \frac{8v^2}{3r} \right)$$