

# 点（系）的运动描述

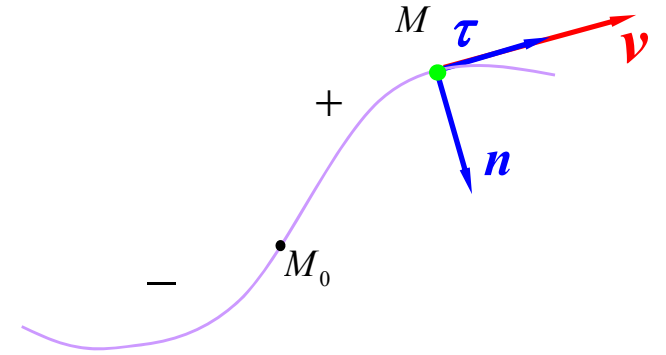
## • 弧坐标法（自然法）——轨迹已知

### a) 弧坐标

1. 已知点的运动轨迹;
2. 在轨迹上任选一参考点作为坐标原点 $M_0$ ;
3. 规定度量的正方向，一般以点的运动方向作为正向。

$$s = f(t) \quad \text{——弧坐标形式的运动方程}$$

轨迹方程和弧坐标方程共同给出了点运动的完全信息



# 点（系）的运动描述

- 弧坐标法（自然法）——轨迹已知

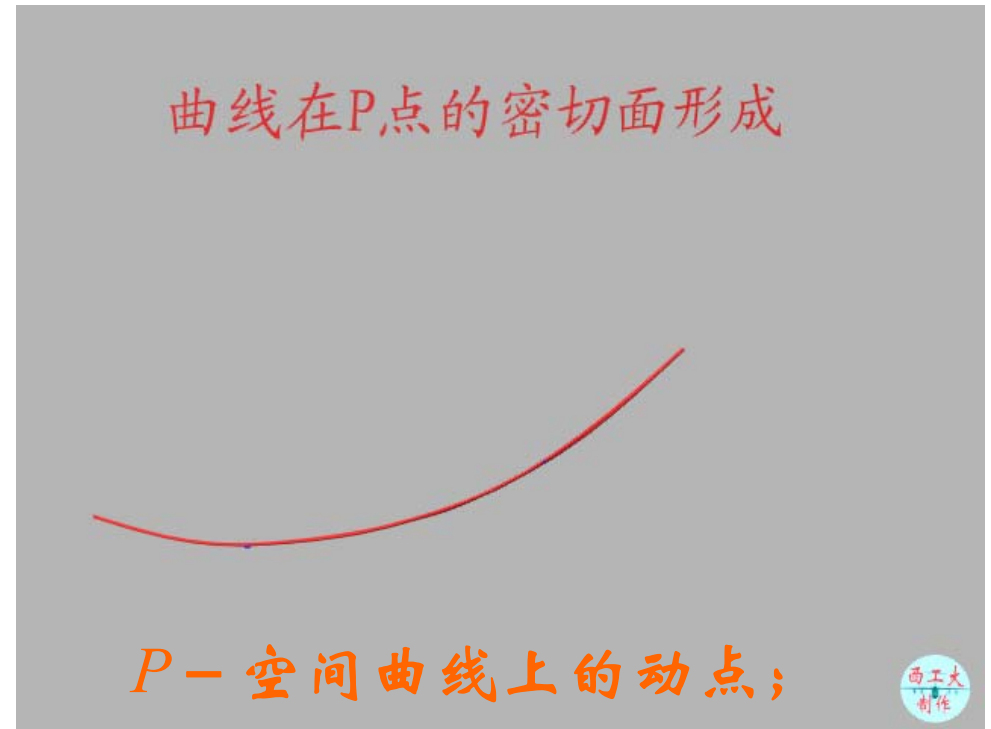
- b) 自然轴系

为了表达出点的速度和加速度，在弧坐标的每一点处都引进一组基向量，称为该点处的**自然轴系**

- 1. 密切面

当 $P$ 无限接近于 $P$ 点时，过这两点的切线所组成的平面，称为 $P$ 点的**密切面**。

$$\lim_{P' \rightarrow P} \alpha' = \alpha$$



# 点（系）的运动描述

- 弧坐标法（自然法）——轨迹已知

## b) 自然轴系

2. 法平面——过 $M$ 点作垂直于切线的平面

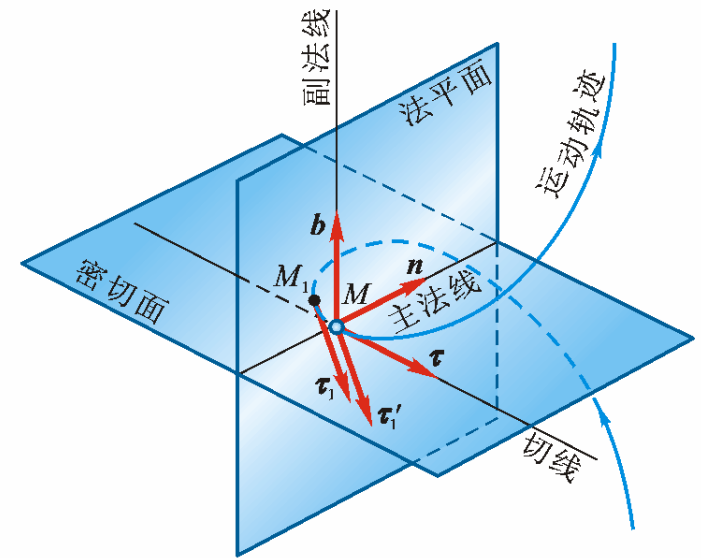
- ✓ 主法线——法平面与密切面的交线
- ✓ 副法线——法平面内与主法线垂直的法线

3. 自然轴系的单位矢量

$\tau$  : 正向指向弧坐标正向

$n$  : 正向指向曲线内凹的一边，曲率中心在主法线上

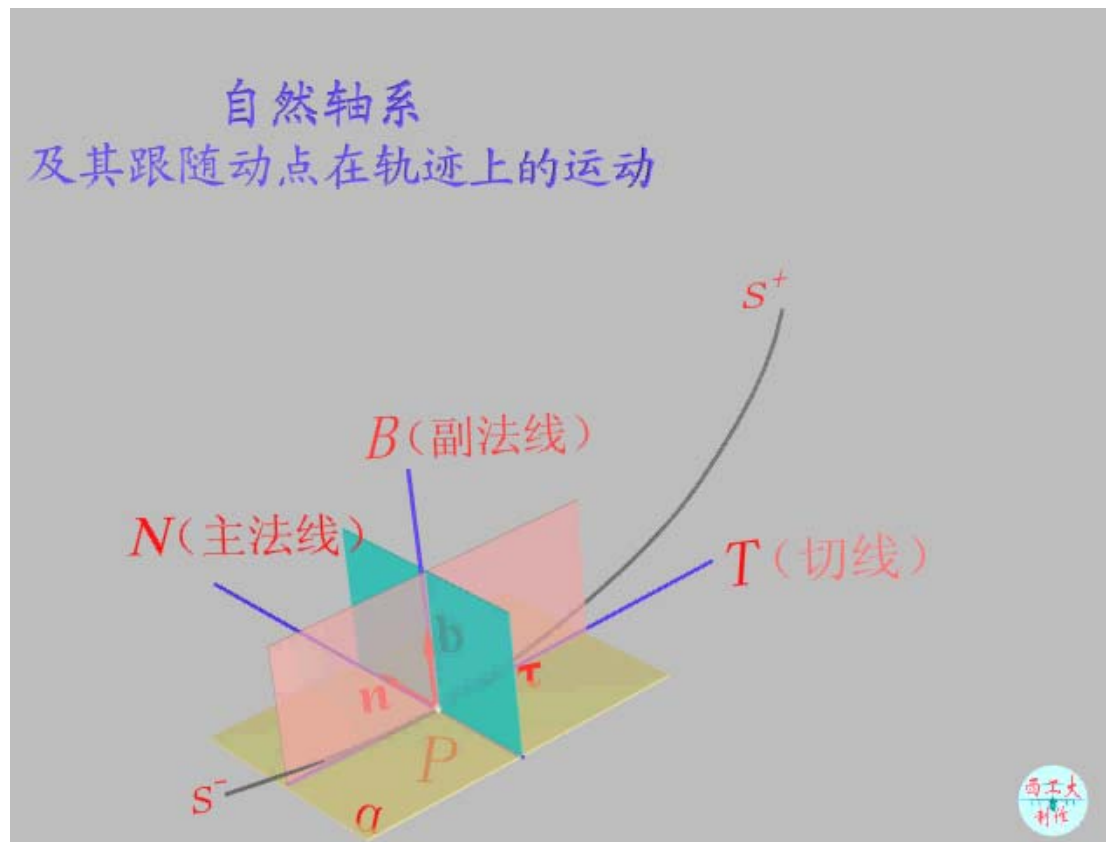
$b$  : 正向由  $b = \tau \times n$  确定



# 点（系）的运动描述

- 弧坐标法（自然法）——轨迹已知

自然轴系的特点： 跟随动点在轨迹上作空间曲线运动。



# 点（系）的运动描述

- 弧坐标法（自然法）——轨迹已知

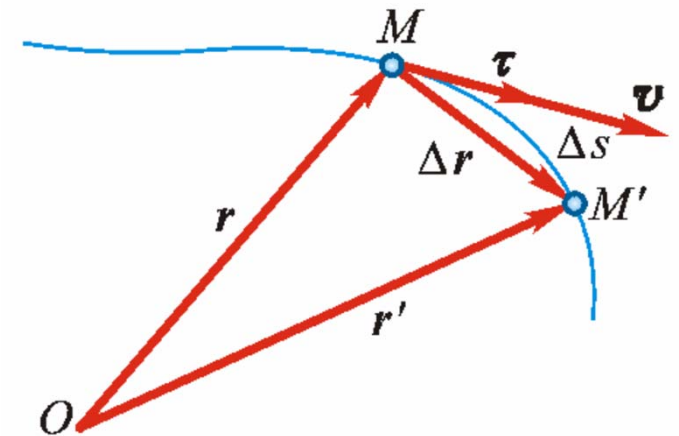
- c) 点的速度在自然轴系上的表示

在参考系中选取一个固定点 $O$ ，点 $M$ 关于 $O$ 点的矢径 $\mathbf{r}=\mathbf{r}(t)$

$$\mathbf{v} = \frac{d\mathbf{r}}{dt} = \frac{d\mathbf{r}}{ds} \cdot \frac{ds}{dt} = \frac{ds}{dt} \cdot \boldsymbol{\tau}$$

$$\left( \frac{d\mathbf{r}}{ds} = \lim_{\Delta s \rightarrow 0} \frac{\Delta \mathbf{r}}{\Delta s} = \boldsymbol{\tau} \right)$$

$$\mathbf{v} = v\boldsymbol{\tau} = \dot{s}\boldsymbol{\tau} \quad (v = \dot{s})$$



# 点（系）的运动描述

## • 弧坐标法（自然法）——轨迹已知

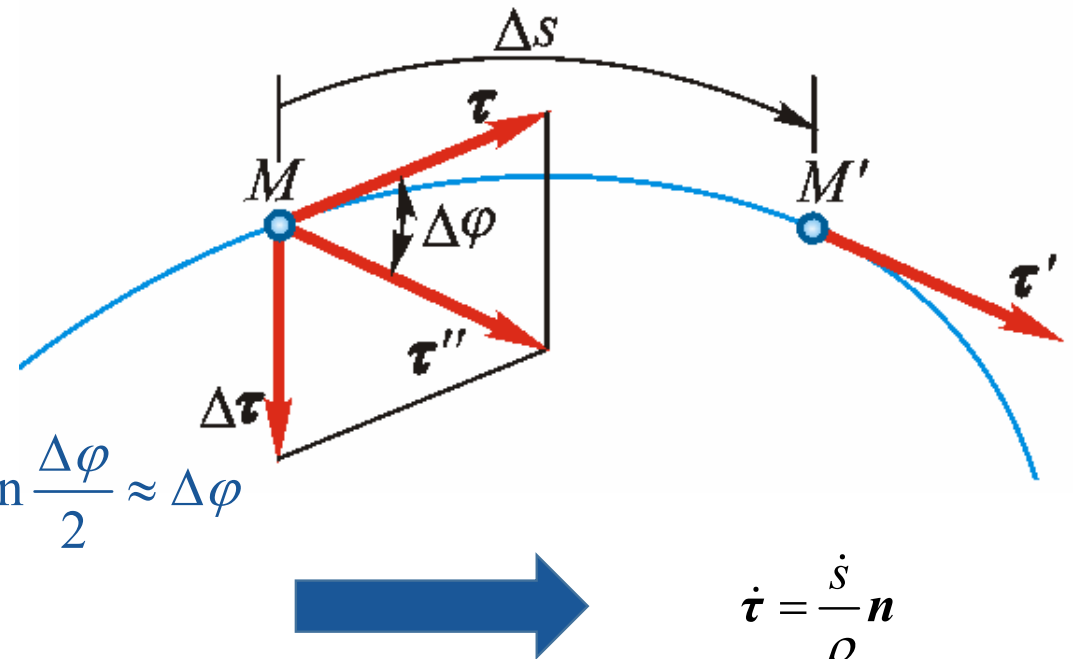
### d) 点的加速度在自然轴系上的表示

$$\mathbf{a} = \dot{\mathbf{v}} = \ddot{s}\boldsymbol{\tau} + \dot{s}\dot{\boldsymbol{\tau}}$$

单位矢量  $\boldsymbol{\tau}$  对时间的导数

$$\dot{\boldsymbol{\tau}} = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta \boldsymbol{\tau}}{\Delta t} = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta \varphi \mathbf{n}}{\Delta t} = \dot{\varphi} \mathbf{n}$$

$$|\Delta \boldsymbol{\tau}| = 2 \times 1 \times \sin \frac{\Delta \varphi}{2} \approx \Delta \varphi$$



$$\dot{\varphi} = \frac{d\varphi}{ds} \frac{ds}{dt} = \frac{\dot{s}}{\rho}$$

$\rho$  点M处轨迹的曲率半径

$$\dot{\boldsymbol{\tau}} = \frac{\dot{s}}{\rho} \mathbf{n}$$

$$\mathbf{a} = \dot{\mathbf{v}} = \ddot{s}\boldsymbol{\tau} + \frac{\dot{s}^2}{\rho} \mathbf{n} = \dot{s}\dot{\boldsymbol{\tau}} + \frac{\dot{s}^2}{\rho} \mathbf{n} = \mathbf{a}_\tau + \mathbf{a}_n$$

切向加速度，反映速度大小的变化率

法向加速度，反映速度方向的变化率

# 点 (系) 的运动描述

---



思考

1.  $\left| \frac{d\mathbf{v}}{dt} \right|$  与  $\frac{d|\mathbf{v}|}{dt}$  何时相等?



答:

$$\left| \frac{d\mathbf{v}}{dt} \right| = \left| \frac{d}{dt} (\dot{s} \boldsymbol{\tau}) \right| = |a_{\tau} \boldsymbol{\tau} + a_n \mathbf{n}|$$

$$\frac{d|\mathbf{v}|}{dt} = \frac{d}{dt} \dot{s} = \ddot{s}$$

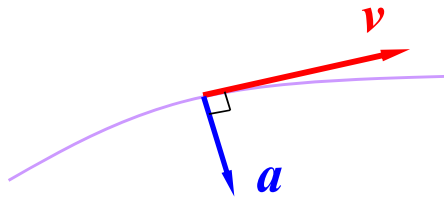
$a_n = 0$  时, 相等 ( $v = 0$ , 或  $\rho = \infty$ )

# 点（系）的运动描述

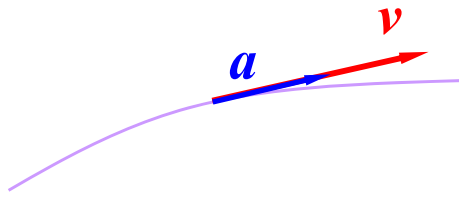


思考

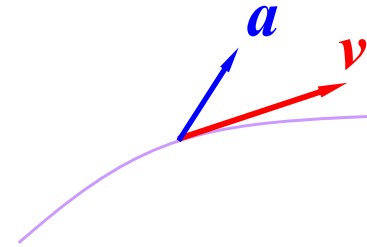
2. 点沿曲线运动。指出点的运动状态？



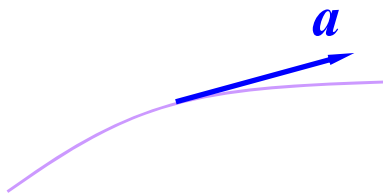
匀速



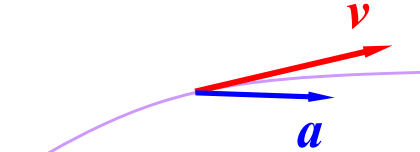
× ( $v^2/\rho \neq 0$ )



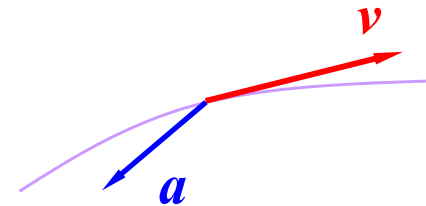
×



$v = 0$  ( $v^2/\rho = 0$ )




加速



减速



# 点（系）的运动描述

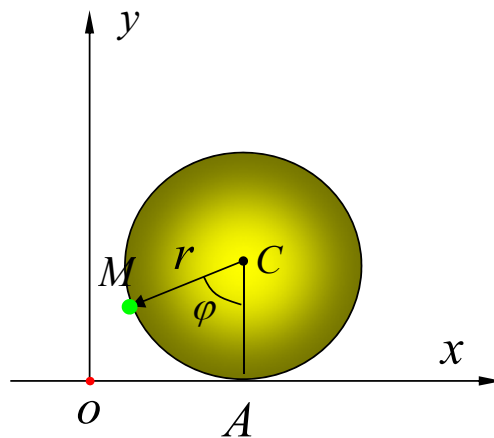
 **例题** 半径为 $r$ 的圆轮沿着平面纯滚动（无滑滚动），其一半径（固定于轮上）与竖直方向夹角  $\varphi = \omega t$ 。试求 $M$ 点的加速度的大小、方向及轨迹的曲率半径，并求当 $t=0$ 瞬时 $M$ 点轨迹的曲率半径。

 **解：** 沿两个坐标方向的速度分量：

$$\dot{x} = \omega r (1 - \cos \omega t), \dot{y} = \omega r \sin \omega t$$

沿两个坐标方向的加速度分量：

$$\ddot{x} = \omega^2 r \sin \omega t, \ddot{y} = \omega^2 r \cos \omega t$$



  $M$ 点的加速度大小：  $\omega^2 r$

$M$ 点的加速度方向： 沿 $MC$ 并指向圆轮的中心

# 点（系）的运动描述

点的法向加速度： $a_n = \frac{v^2}{\rho}$

→ 轨迹的曲率半径： $\rho = \frac{v^2}{a_n}$

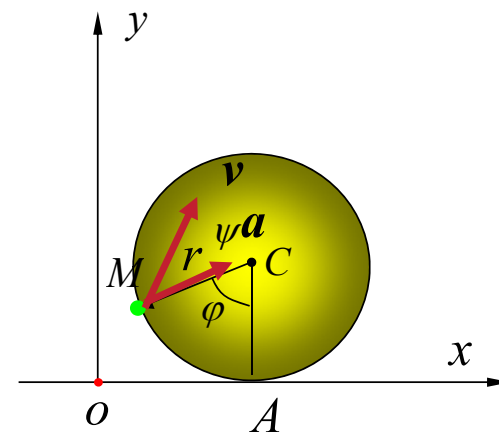
$$a_n = a \sin \psi = a \sin \left[ \varphi_1 - \left( \frac{\pi}{2} - \varphi \right) \right] = a (\sin \varphi_1 \sin \varphi - \cos \varphi_1 \cos \varphi)$$

$$= \frac{a}{v} \omega r (1 - \cos \omega t)$$

$$\sin \varphi_1 = \frac{\dot{y}}{v}$$

轨迹的曲率半径  $\rho = 4r \sin(\omega t/2) = 2MA$

$t=0$  瞬时  $M$  点轨迹的曲率半径为零



$$\dot{x} = \omega r (1 - \cos \omega t), \dot{y} = \omega r \sin \omega t$$

$$\ddot{x} = \omega^2 r \sin \omega t, \ddot{y} = \omega^2 r \cos \omega t$$

$$v = \omega r \sqrt{2(1 - \cos \omega t)} = 2\omega r \sin(\omega t/2)$$

$$a = \omega^2 r$$

$$\begin{aligned} \text{曲率 } \kappa(t) &= \left| \frac{\dot{x}\ddot{y} - \ddot{x}\dot{y}}{(\dot{x}^2 + \dot{y}^2)^{3/2}} \right| = \frac{1}{2r\sqrt{2(1 - \cos \omega t)}} \\ &= \frac{1}{4r \sin(\omega t/2)} = \frac{1}{\rho} \end{aligned}$$

# 点（系）的运动描述



例题

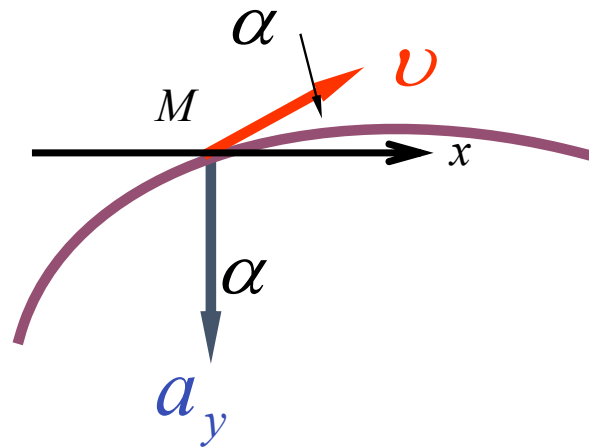
动点 $M$ 作平面曲线运动，其速度在 $x$ 轴上的投影始终为一常数 $c$ ，证明在此情况下，其加速度  $a = v^3 / c\rho$ ，其中 $v$ 为 $M$ 点的速度大小， $\rho$ 为曲率半径。

**证：** 设 $v$ 与 $x$ 轴的夹角为 $\alpha$

由题意知：  $v \cos \alpha = v_x = c$  (1)

因  $v_x = c$ ， 所以  $a_x = 0$ ，  $a = a_y$

且由 (1) 式知  $\cos \alpha = \frac{c}{v}$  代入上式



$$a = \frac{v^2}{\cos \alpha \rho} = \frac{v^3}{c\rho}$$

# 点（系）的运动描述



小环 $M$ 从点 $A$ 由静止开始运动，在 $AB$ 上， $a=g$ ；在 $BCE$ 上， $a_\tau = g\cos\varphi$ 。求小环在 $C$ 与 $D$ 处的速度与加速度。



解：小环 $M$ ，曲线轨迹定——自然法

$AB$ 上：  $a = g$

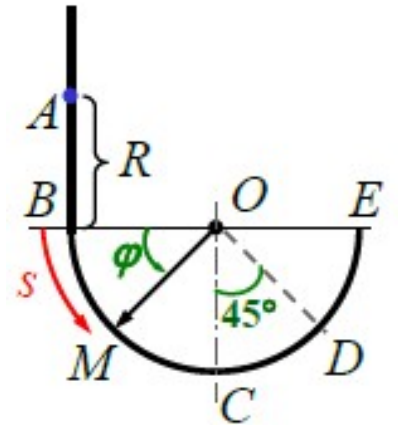
$$\frac{dv}{dt} = \frac{dv}{ds} \frac{ds}{dt} = v \frac{dv}{ds} = g$$

$$\text{积分得 } v^2 = 2gs \quad v_B = \sqrt{2gR}$$

$BCE$ 上：  $a_\tau = g\cos\varphi, s = R\varphi, \dot{s} = v = R\dot{\varphi}$

$$a_\tau = \frac{dv}{dt} = \frac{dv}{d\varphi} \frac{d\varphi}{dt} = \frac{v}{R} \frac{dv}{d\varphi} = g\cos\varphi$$

$$\text{积分得 } v^2 - v_B^2 = 2gR\sin\varphi$$



# 点 (系) 的运动描述

在点C处,  $\varphi = \frac{\pi}{2}$

$$v^2 - v_B^2 = 2gR\sin\varphi$$

速度:  $v_C = 2\sqrt{gR}$   $a_\tau = g\cos\varphi$

加速度:  $a_{Cn} = \frac{v_C^2}{R} = 4g, a_{C\tau} = 0, a_C = 4g(\uparrow)$

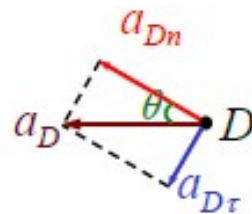
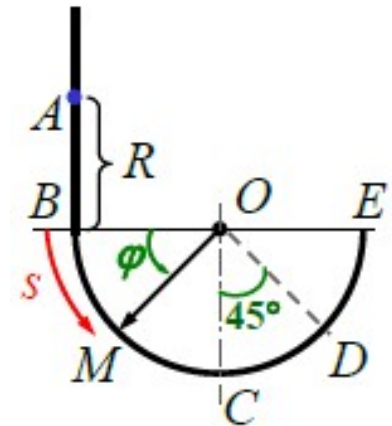
在点D处,  $\varphi = \frac{3\pi}{4}$

加速度:

速度:  $v_D = \sqrt{(2 + \sqrt{2})gR}$

$$a_{Dn} = \frac{v_D^2}{R} = (2 + \sqrt{2})g, a_{D\tau} = -\frac{\sqrt{2}}{2}g,$$

$$a_D = \sqrt{6.5 + 4\sqrt{2}}g, \tan\theta = \frac{\sqrt{2}-1}{2}$$



# 点（系）的运动描述

---

## • 评述

### 点的描述坐标的数目（运动方程的个数）

对三维空间中的一个点，需要三个独立坐标确定其位置，这不会因描述规则的改变而改变

- 在矢径法描述中，“一个”矢量，貌似只有一个运动方程，但是，一个矢量相应于三个标量，“一个”矢量方程恰相应于“三个”标量方程；在直角坐标、柱坐标和球坐标描述中，描述坐标和运动方程都有且仅有三个。
- 在弧坐标描述中，只有一个描述坐标（弧长）和一个运动方程，但这并未引出矛盾。采用弧坐标描述时，已经事先知道轨迹的完全信息，给出了轨迹就给出了一条空间曲线，提供了三个坐标间的两个方程，因此，仅余一个坐标需要刻画，一个弧坐标方程与这两个已知方程一起（共三个方程），共同确定点的位置

# 点（系）的运动描述

---

增加“限制”会降低运动的“维度”，从而减小（独立）运动方程的数目；点所处的运动空间的“维度”和运动方程的“数目”一致。

- 若一个点被限制在二维平面内运动，用矢径法描述时，将固定点置于该平面内，则运动用二维矢量描述，一个二维矢量相应于两个标量，一个二维矢量方程相应于两个标量方程；用直角坐标描述时，其中一个坐标确定且已知，仅需两个描述坐标；用柱坐标和球坐标描述时，退化为极坐标描述，亦只有两个描述坐标；用弧坐标描述时，已知的一个方程（平面曲线）和一个弧坐标方程共同确定点的位置。

# 点（系）的运动描述

---

- 点系的运动描述

**点系**，即点的集合。点系的运动可通过其所有点的运动共同刻画

**矢径法**  $\{\mathbf{r}_i(t), i=1, \dots, N\}$   $N$ 为点系所包含的点数，可为有限值或无穷大

**直角坐标法**  $\{x_i(t), y_i(t), z_i(t), i=1, \dots, N\}$

也可采用坐标法或者弧坐标法来描述各点的运动，甚或采用混合法，即各点采用不同的描述方式

**点系的描述坐标的数目**：每个点的运动用3个坐标描述，因此，点系的运动用 $3N$ 个坐标描述，对点系的运动描述无疑是完备的

点系的速度和加速度描述可由各点的速度和加速度并置而得

---



# 1.2 约束点系的初等理论

- 约束概念

**自由点系：**不受限制的点系，无法用更少数目的坐标来刻画之

**非自由点系：**受到某些限制的点系，之前的描述方式是冗余的，可用更少数目的坐标来刻画之（例如，刚体（作为一个点系）中各点总是保持距离不变，传动装置中的齿轮总是相互啮合）

**约束：**限制、关联——**预先**设定的限制位置和运动的条件

**约束方程：**这些限制条件的数学表达式，预先设定的存在于位置、位置导数（速度）之间的关系式

局限于讨论**对位置**的**时不变等式**限制：所谓“**位置**”是指，仅限制位置关系，而无涉运动（即位置导数，速度）；所谓“**时不变**”是指，数学关系中不显含时间，换言之，约束的数学结构不随时间变化；所谓“**等式**”是指，数学关系为等式关系，不涉及不等式关系

---

最一般意义上，应解除上述限制，解除这些限制所相应的物理意义及其一般理论，将在后文“再谈约束”中论述 1

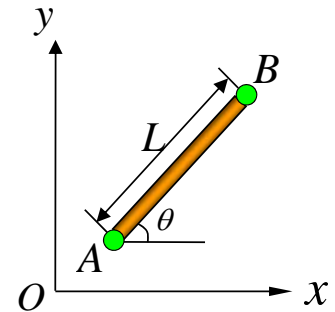
# 1.2 约束点系的初等理论

## • 约束概念

刚性杆（不变形的细长杆件）连接：点和点之间的典型约束，刚性杆限制了两点距离始终保持不变。

约束方程： $\|\mathbf{r}_i(t) - \mathbf{r}_j(t)\|_2 = L$

用直角坐标表示为  $[x_i(t) - x_j(t)]^2 + [y_i(t) - y_j(t)]^2 + [z_i(t) - z_j(t)]^2 = L^2$



## • 评述

这里特别指出，按照当前定义，**弹性线**不是约束，因为它并未明确限制点和点之间的位置关系。这看起来有点奇怪：从字面上看，任何限制运动的因素都可称为约束，外在作用（力），预先设定的位置和运动限制，甚至动力学规律都可视为约束；但在力学中，“约束”专指预先设定的位置和运动限制，为明确区分之，前者称为（外在）**“作用”**，后者称为（动力学）**“法则”**。这种日常词汇在科学中被限定应用的现象颇为普遍

# 1.2 约束点系的初等理论

---

- 约束点系

**约束点系：**受到约束的点系

**约束点系的独立描述坐标数目和独立描述坐标的选择：**

$N$ 个点构成的点系有 $3N$ 个描述坐标，每增加一个关于这 $3N$ 个坐标的约束方程（要求各约束方程相容且独立），就减去一个独立描述坐标，对具有 $k$ 个约束方程的点系，其独立描述坐标数目为 $n=3N-k$

独立描述坐标并非一定要选用笛卡尔直角坐标的其中一部分，而是可以任意选取。一般来说，总是选择力学意义明确、使用便捷的一组坐标来描述点系的运动

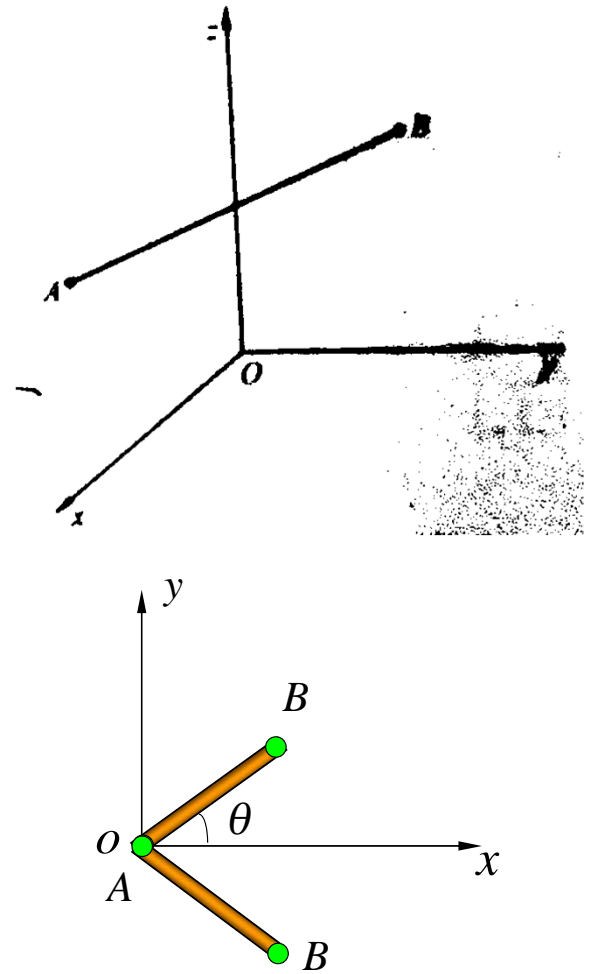
# 1.2 约束点系的初等理论

- 约束点系

## 刚性杆连接的两点

不一定要用两点的6个直角坐标中的5个作为独立描述坐标（有时，这种选择并不好，因为如果选择其中一点的三个坐标和另一点的两个坐标，就会导致这五个坐标不能完全确定点系的位置）

可以选择一点的三个直角坐标，以及两点连线与 $x$ ,  $y$ 坐标轴的夹角，作为独立描述坐标。据此，可以轻易表出两点的位置



## 1.2 约束点系的初等理论

- 约束点系独立描述坐标，运动表出

**独立描述坐标**  $q_1, q_2 \cdots, q_n$

点系各点的矢径可表出： $\mathbf{r}_i = \mathbf{r}_i(q_1 \cdots, q_n)$

求导得： $\dot{\mathbf{r}}_i = \sum_{j=1}^n \frac{\partial \mathbf{r}_i(q_1 \cdots, q_n)}{\partial q_j} \dot{q}_j$

$$\ddot{\mathbf{r}}_i = \sum_{s=1}^n \sum_{j=1}^n \frac{\partial^2 \mathbf{r}_i(q_1 \cdots, q_n)}{\partial q_j \partial q_s} \dot{q}_j \dot{q}_s + \sum_{j=1}^n \frac{\partial \mathbf{r}_i(q_1 \cdots, q_n)}{\partial q_j} \ddot{q}_j$$

其分量形式可以直接给出

据此明了：点系中任一点的位置可由独立描述坐标完全刻画，任一点的速度可由独立描述坐标及其一阶导数表出，任一点的加速度可由独立描述坐标、其一阶导数和二阶导数共同表出

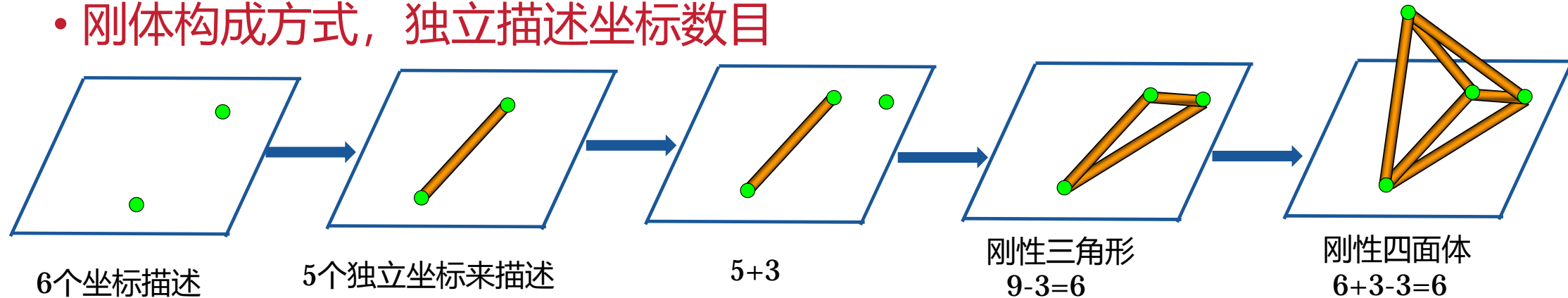
---

# 1-2 刚体（系）的运动描述与简化 ——过程标量分析方法

从刚体的构成方式讲起、讲述独立描述坐标数目及选择；刚体的典型运动模式，刚体的典型约束，刚体系的独立描述，表出各点的速度和加速度。最后，讲述标量分析的普适性，并指出为何要再引入矢量方法

## 2.1 刚体构成，独立描述坐标数目及选择

### • 刚体构成方式，独立描述坐标数目



以此方式，即可构造点和点之间距离保持不变的点系，即刚体

刚体的独立描述坐标数目为6个

先确定两点的位置（5个坐标），另一个点只能在垂直于两点连线的某一平面上做圆周运动，可用一个角度描述之（1个坐标）。或者理解为：增加一个点（3个描述坐标），同时增加两根刚性杆（2个等式），因此，可用6（ $=5+3-2$ ）个坐标描述之。

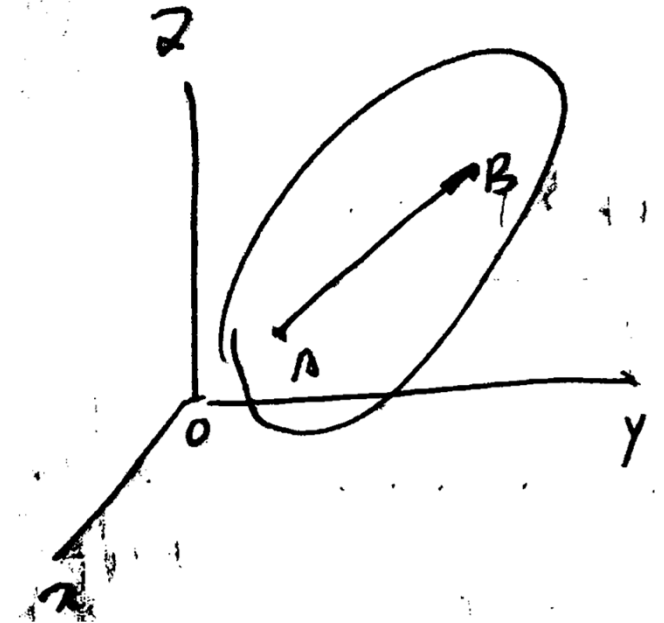
这里指出，在刚体各点间增加更多的刚性杆并不会使独立描述坐标数目减少，这是因为，尽管约束方程数目增加了，但增加的约束方程与既有约束方程并不独立，属于冗余约束

## 2.1 刚体构成，独立描述坐标数目及选择

- 独立描述坐标选择

如下六个坐标作为独立描述坐标

首先选择刚体上一点 $A$ ，由三个坐标  $(x_A, y_A, z_A)$  确定 $A$ 点的位置，然后，选择刚体上的一根固结线 $AB$ ，由 $AB$ 的方位角  $\theta_x, \theta_y$  确定 $AB$ 线的位置，最后，由刚体绕 $AB$ 线转过的角度  $\theta_l$  最终确定刚体位置。



当然，还有无穷种方法选择独立描述坐标，但数目不变。



## 2.1 刚体构成，独立描述坐标数目及选择

### • 刚体 vs. 变形体

刚体可视为由刚性杆联系在一起的不变点系

可变形连续体可视为由弹性线（或非刚性线）联系在一起的可变点系

弹性线（非刚性线）未对点和点之间的距离做出预先的严厉限制，因此不算约束。

又因为连续，必由无穷多点组成，因此，需用无穷多个独立坐标描述。

按照可变变形体的空间维度，可分为一维、二维和三维三个大类。一维以线为代表，二维以膜为代表，三维以体为代表。

对于一维线段，建立以线段方向为一根轴的直角坐标系，因各点初始位置已知，可以描述各点在任意时刻的位置，或者等价地，描述各点在任意时刻沿着三个方向的

位移  $u(x,t), v(x,t), w(x,t)$

对于三维体  $u(x, y, z, t), v(x, y, z, t), w(x, y, z, t)$

此处的空间位置自变量，对应于离散描述中点的编号（下标），但相应于无穷多个点

总结之，作为一类特殊的约束点系，刚体的描述大为简化；可变形体不是约束点系，而是自由点系（严格意义上讲，也不是自由点系，因为点系中诸点的位移存在某种限制关系），其描述要复杂得多