

# 第7章：操作臂动力学



**主讲：许璟、周家乐**

**单位：信息科学与工程学院**

**邮箱：jingxu@ecust.edu.cn**

**办公：徐汇校区 实验19楼1213室**

# 主要内容

---

7.1 操作臂动力学概述

7.2 质点系与单刚体动力学

7.3 拉格朗日动力学

7.4 操作臂的拉格朗日方程

7.5 拉格朗日方程的其它形式

7.6 连杆运动的传递

7.7 牛顿-欧拉递推动力学方程

7.8 基于指数积的牛顿-欧拉方法

7.9 关节空间和操作空间动力学

7.10 动力学性能指标

## 7.1 操作臂动力学概述

□ 动力学研究的是物体运动和受力之间的关系，解决两个问题：

◆ **动力学正问题**——根据关节驱动力或力矩，计算操作臂的运动(位移、速度和加速度)。正问题与操作臂仿真有关。

◆ **动力学逆问题**——根据末端执行器运动轨迹，计算各关节所需力或力矩。逆问题与系统实时控制相关。

□ 研究动力学目的：**实时最优控制、机器人设计**

□ 动力学建模方法：

◆ 拉格朗日法（基于能量）

◆ 牛顿-欧拉法（基于运动坐标系和达朗贝尔原理）

◆ 指数积法（基于矩阵指数）

◆ 高斯法、凯恩法、旋量对数法等

## 7.2 质点系动力学

□ 牛顿第二定律：对质量为 $m$ 的质点施加作用力 $f$

$$f = m\ddot{r}, \quad r \in \mathbb{R}^3$$

□ 对于由 $p$ 个质点组成的系统，有：

$$f_k = m_k \ddot{r}_k, \quad r_k \in \mathbb{R}^3, \quad k = 1, 2, \dots, p$$

□ 为描述 $p$ 个质点的位置约束，引入约束方程（完整约束）：

$$g_j(r_1, \dots, r_p) = 0, \quad j = 1, 2, \dots, q$$

□ 如果将每个约束方程视为  $\mathbb{R}^{3p}$  中光滑曲面，那么约束力垂直于该曲面，系统速度位于曲面的切平面内。动力学方程的矢量形式：

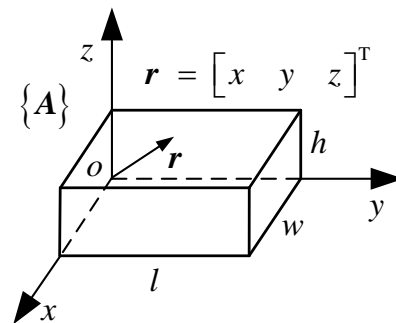
$$f = \begin{bmatrix} m_1 I & & 0 \\ & \ddots & \\ 0 & & m_p I \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{r}_1 \\ \vdots \\ \ddot{r}_p \end{bmatrix} + \sum_{j=1}^q \lambda_j \Gamma_j$$

式中  $\lambda_1, \dots, \lambda_q \in \mathbb{R}$  为拉氏乘子、 $\Gamma_j$  (与约束正交) 为约束  $g_j(r) = 0$  的梯度。

# 惯性张量和伪惯性矩阵

- 刚体动力学中，**质量、惯性矩和惯性积**是三个重要的概念；
- 单自由度系统，要考虑**质量**；绕轴线转动，要考虑**惯性矩和惯性积**；
- 如图，刚体相对给定的坐标系，绕x、y、z的质量惯性矩为：

$$\begin{cases} I_{xx} = \iiint_V (y^2 + z^2) \rho dV = \iiint_m (y^2 + z^2) dm \\ I_{yy} = \iiint_V (x^2 + z^2) \rho dV = \iiint_m (x^2 + z^2) dm \\ I_{zz} = \iiint_V (x^2 + y^2) \rho dV = \iiint_m (x^2 + y^2) dm \end{cases}$$



分别表示质量元素  $dm = \rho dV$  乘以到相应轴的垂直距离的平方。

- 刚体质量在坐标系的分布，除惯性矩描述，还有惯性积（混合矩）：

$$\begin{cases} I_{xy} = \iiint_V xy \rho dV = \iiint_m xy dm \\ I_{yz} = \iiint_V yz \rho dV = \iiint_m yz dm \\ I_{zx} = \iiint_V zx \rho dV = \iiint_m zx dm \end{cases}$$

# 惯性张量和伪惯性矩阵

□ 惯性张量(相对坐标系{A})定义为:

$${}^A\mathbf{I} = \begin{bmatrix} I_{xx} & -I_{xy} & -I_{xz} \\ -I_{xy} & I_{yy} & -I_{yz} \\ -I_{xz} & -I_{yz} & I_{zz} \end{bmatrix}$$

表示质量分布特征; 与坐标系{A}的选取有关;

□ 设坐标系{B}与 {A}原点重合, 姿态为  ${}^A_R{}^B$ , 则惯性张量  ${}^A\mathbf{I}, {}^B\mathbf{I}$  关系为

$${}^A\mathbf{I} = {}^A_R{}^B \mathbf{I} {}^A_R{}^B{}^T$$

□ 选取坐标系使各惯性积为零时, 惯性张量是**对角阵**, 此时坐标系各轴为**惯性主轴**, 相应的惯性矩为**主惯性矩**。

□ 惯性张量是刚体相对某坐标系质量分布的二阶矩。质量分布一阶矩:

$$\begin{cases} m\bar{x} = \iiint_V x\rho dV = \iiint_m xdm, & m\bar{y} = \iiint_V y\rho dV = \iiint_m ydm \\ m\bar{z} = \iiint_V z\rho dV = \iiint_m zdm \end{cases}$$

# 惯性张量和伪惯性矩阵

□ 伪惯性矩阵由质量分布的一阶矩和二阶矩组成：

$$\bar{I} = \iiint_V \begin{bmatrix} x^2 & xy & xz & x \\ xy & y^2 & yz & y \\ xz & yz & z^2 & z \\ x & y & z & 1 \end{bmatrix} dm$$

□ 惯性张量和伪惯性矩阵均与坐标系的**原点和方位**有关。

□ 刚体在两轴平行坐标系{A, C}的惯性矩和惯性积存在以下关系：

$${}^A I_{zz} = {}^C I_{zz} + m(x_c^2 + y_c^2), \quad {}^A I_{xy} = {}^C I_{xy} + mx_c y_c$$

□ 惯性张量与伪惯性矩阵具有性质：

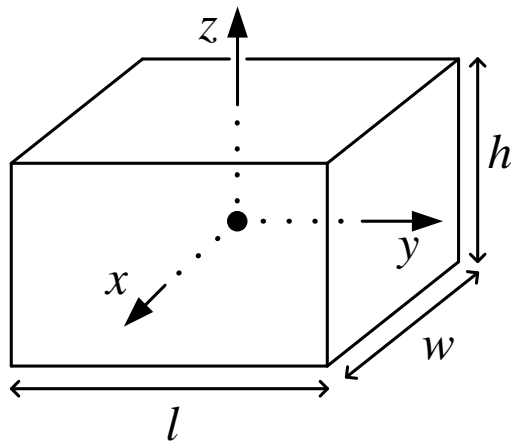
◆ 所有惯性矩为正，惯性积可正可负；

◆ 坐标系方位改变时， $I_o = I_{xx} + I_{yy} + I_{zz}$ （相对原点的惯性矩）不变；

◆ 惯性张量的**特征值**和**特征向量**分别是刚体的**主惯性矩**和**惯性主轴**。

# 惯性张量和伪惯性矩阵

□ 密度均匀、质量 $m$ 的长方体/圆柱体/椭球体的主惯性轴与主惯性距：

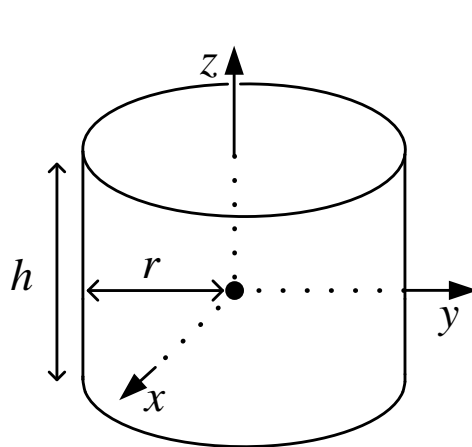


$$V = lwh$$

$$I_{xx} = m(l^2 + h^2)/12$$

$$I_{yy} = m(w^2 + h^2)/12$$

$$I_{zz} = m(l^2 + w^2)/12$$

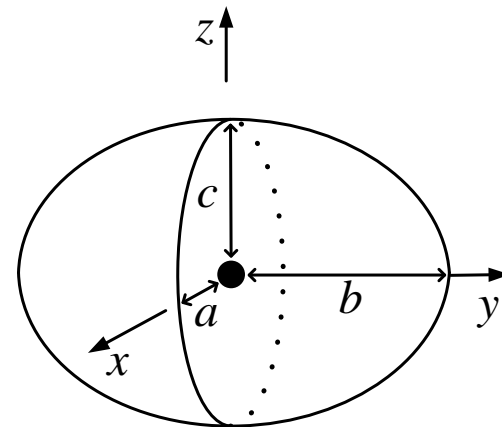


$$V = \pi r^2 h$$

$$I_{xx} = m(3r^2 + h^2)/12$$

$$I_{yy} = m(3r^2 + h^2)/12$$

$$I_{zz} = mr^2/2$$



$$V = 4\pi abc/3$$

$$I_{xx} = m(b^2 + c^2)/5$$

$$I_{yy} = m(a^2 + c^2)/5$$

$$I_{zz} = m(a^2 + b^2)/5$$



# 牛顿-欧拉公式

□ 达朗贝尔原理可归结为：

◆ 牛顿第二定律（力平衡）：

$${}^C f = d(m {}^C v) / dt = m {}^C \dot{v}$$

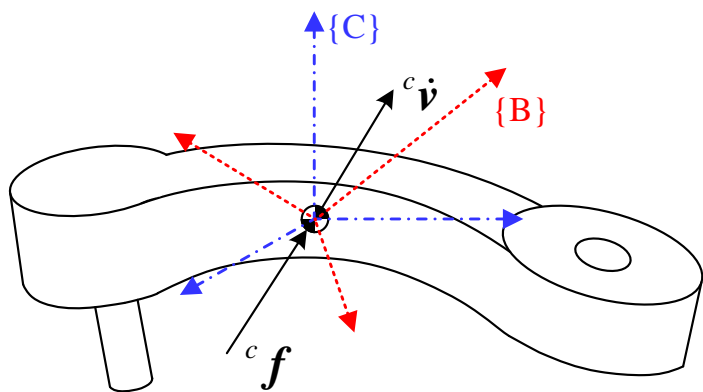
◆ 欧拉方程（力矩平衡）：

$${}^C \tau = d({}^C I {}^C \omega) / dt = {}^C I {}^C \dot{\omega} + {}^C \omega \times ({}^C I {}^C \omega)$$

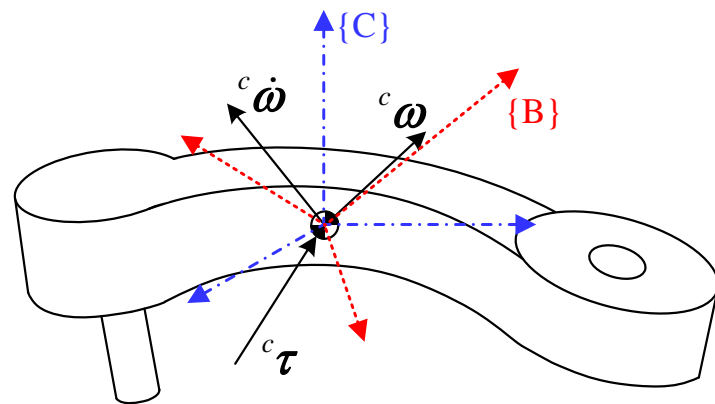
**注意：**

- 1) 坐标系{C}的原点为刚体的质心，与大地固结。
- 2) 坐标系{B}的原点位于刚体的质心，与刚体固结

式中  ${}^C I$  是刚体在{C}中惯性张量、 ${}^C \dot{v}$  是质心相对{C}的加速度、 ${}^C \omega$ ,  ${}^C \dot{\omega}$  是角速度和角加速度、 ${}^C f$ ,  ${}^C \tau$  是刚体上作用合力和力矩



刚体平移加速度与作用力的关系



刚体角速度、角加速度与力矩的关系

# 牛顿-欧拉公式

## □ 相对于物体坐标系{B}

### ◆ 牛顿第二定律（力平衡）：

$$\begin{aligned} {}^B \mathbf{f} &= m \left( {}^B \dot{\mathbf{v}} + {}^B \boldsymbol{\omega} \times {}^B \mathbf{v} \right) \\ &= m \left( {}^B \dot{\mathbf{v}} + \left[ {}^B \boldsymbol{\omega} \right] {}^B \mathbf{v} \right) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} {}^B \mathbf{f} &= {}^C \mathbf{R}^T \cdot {}^C \mathbf{f} = m {}^C \mathbf{R}^T {}^C \dot{\mathbf{v}} = m {}^C \mathbf{R}^T \frac{d({}^C \mathbf{R} \cdot {}^B \mathbf{v})}{dt} \\ &= {}^C \mathbf{R}^T (m {}^C \dot{\mathbf{R}} \cdot {}^B \mathbf{v} + m {}^C \mathbf{R} \cdot {}^B \dot{\mathbf{v}}) \\ &= {}^C \mathbf{R}^T (m {}^C \mathbf{R} [{}^B \boldsymbol{\omega}] \cdot {}^B \mathbf{v} + m {}^C \mathbf{R} \cdot {}^B \dot{\mathbf{v}}) \\ &= m [{}^B \boldsymbol{\omega}] {}^B \mathbf{v} + m {}^B \dot{\mathbf{v}} \\ &= m {}^B \boldsymbol{\omega} \times {}^B \mathbf{v} + m {}^B \dot{\mathbf{v}} \end{aligned}$$

### ◆ 欧拉方程（力矩平衡）：

$$\begin{aligned} {}^B \boldsymbol{\tau} &= {}^B \mathbf{I} {}^B \dot{\boldsymbol{\omega}} + {}^B \boldsymbol{\omega} \times ({}^B \mathbf{I} {}^B \boldsymbol{\omega}) \\ &= {}^B \mathbf{I} {}^B \dot{\boldsymbol{\omega}} + \left[ {}^B \boldsymbol{\omega} \right] {}^B \mathbf{I} {}^B \boldsymbol{\omega} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} {}^B \boldsymbol{\tau} &= {}^C \mathbf{R}^T \cdot {}^C \boldsymbol{\tau} = {}^C \mathbf{R}^T \cdot \left( {}^C \mathbf{I} {}^C \dot{\boldsymbol{\omega}} + {}^C \boldsymbol{\omega} \times ({}^C \mathbf{I} {}^C \boldsymbol{\omega}) \right) \\ &= {}^C \mathbf{R}^T {}^C \mathbf{I} {}^C \dot{\boldsymbol{\omega}} + {}^C \mathbf{R}^T [{}^C \boldsymbol{\omega}] {}^C \mathbf{I} {}^C \boldsymbol{\omega} \\ &= {}^B \mathbf{R} {}^C \mathbf{I} {}^B \mathbf{R}^T {}^B \mathbf{R} {}^C \dot{\boldsymbol{\omega}} + {}^C \mathbf{R}^T [{}^C \boldsymbol{\omega}] {}^C \mathbf{R} {}^B \mathbf{R}^T {}^B \mathbf{R} {}^C \mathbf{I} {}^B \mathbf{R}^T {}^C \boldsymbol{\omega} \\ &= {}^B \mathbf{I} {}^B \dot{\boldsymbol{\omega}} + [{}^B \mathbf{R} {}^C \boldsymbol{\omega}] {}^B \mathbf{I} {}^B \boldsymbol{\omega} \\ &= {}^B \mathbf{I} {}^B \dot{\boldsymbol{\omega}} + [{}^B \boldsymbol{\omega}] {}^B \mathbf{I} {}^B \boldsymbol{\omega} \end{aligned}$$

式中方括号的含义（叉乘运算转化为矩阵运算）：

$$\left[ {}^B \boldsymbol{\omega} \right] {}^B \mathbf{v} = {}^B \boldsymbol{\omega} \times {}^B \mathbf{v}, \quad \left[ {}^B \boldsymbol{\omega} \right] {}^B \mathbf{I} {}^B \boldsymbol{\omega} = {}^B \boldsymbol{\omega} \times ({}^B \mathbf{I} {}^B \boldsymbol{\omega})$$

# 牛顿-欧拉公式

□ 相对于其它物体坐标系{B}

◆ 上面两式合并得到牛顿-欧拉动力学方程矩阵形式：

$${}^B F = \begin{bmatrix} {}^B f \\ {}^B \tau \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} m\mathbf{I} & \mathbf{0} \\ \mathbf{0} & {}^B \mathbf{I} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} {}^B \dot{v} \\ {}^B \dot{\omega} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \begin{bmatrix} {}^B \omega \end{bmatrix} & \mathbf{0} \\ \mathbf{0} & \begin{bmatrix} {}^B \omega \end{bmatrix} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} m\mathbf{I} & \mathbf{0} \\ \mathbf{0} & {}^B \mathbf{I} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} {}^B v \\ {}^B \omega \end{bmatrix}$$

◆ 利用叉积性质： $[\nu]v = v \times v = 0$  和  $[\nu]^T = -[\nu]$ ，上式写成：

$${}^B F = \begin{bmatrix} {}^B f \\ {}^B \tau \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} m\mathbf{I} & \mathbf{0} \\ \mathbf{0} & {}^B \mathbf{I} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} {}^B \dot{v} \\ {}^B \dot{\omega} \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} \begin{bmatrix} {}^B \omega \end{bmatrix} & \begin{bmatrix} {}^B v \end{bmatrix} \\ \mathbf{0} & \begin{bmatrix} {}^B \omega \end{bmatrix} \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} m\mathbf{I} & \mathbf{0} \\ \mathbf{0} & {}^B \mathbf{I} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} {}^B v \\ {}^B \omega \end{bmatrix}$$

# 牛顿-欧拉公式

将6维力旋量坐标、6维运动旋量坐标以及6×6的空间惯性矩阵表示为：

$${}^B F = \begin{bmatrix} {}^B f \\ {}^B \tau \end{bmatrix}, \quad {}^B V = \begin{bmatrix} {}^B v \\ {}^B \omega \end{bmatrix}, \quad M = \begin{bmatrix} mI & \mathbf{0} \\ \mathbf{0} & {}^B I \end{bmatrix}$$

则：

$${}^B F = \begin{bmatrix} {}^B f \\ {}^B \tau \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} mI & \mathbf{0} \\ \mathbf{0} & {}^B I \end{bmatrix} \begin{bmatrix} {}^B \dot{v} \\ {}^B \dot{\omega} \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} \begin{bmatrix} {}^B \omega \end{bmatrix} & \begin{bmatrix} {}^B v \end{bmatrix} \\ \mathbf{0} & \begin{bmatrix} {}^B \omega \end{bmatrix} \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} mI & \mathbf{0} \\ \mathbf{0} & {}^B I \end{bmatrix} \begin{bmatrix} {}^B v \\ {}^B \omega \end{bmatrix}$$

□ 因此，刚体动能可用空间惯性矩阵表示：

$$T = \frac{1}{2} {}^B \omega^T {}^B I {}^B \omega + \frac{1}{2} m {}^B v^T {}^B v = \frac{1}{2} {}^B V^T {}^B M {}^B V$$

□ 空间  ${}^B P \in \mathbb{R}^6$  动量定义为：

$${}^B P = \begin{bmatrix} m {}^B v \\ {}^B I {}^B \omega \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} mI & \mathbf{0} \\ \mathbf{0} & {}^B I \end{bmatrix} \begin{bmatrix} {}^B v \\ {}^B \omega \end{bmatrix} = {}^B M {}^B V$$

# 牛顿-欧拉公式

□ 定义运动旋量 ${}^B V$ 的伴随作用：

$$ad(V) = \begin{bmatrix} [\omega] & [v] \\ 0 & [\omega] \end{bmatrix}$$

□ 单刚体动力学方程表示为：

$${}^B F = {}^B M {}^B \dot{V} - ad^T({}^B V) {}^B M {}^B V$$

□ 考虑刚体动能与坐标系选取无关（**相对任意坐标系A**）：

$$\begin{aligned} \frac{1}{2} {}^A V^T {}^A M {}^A V &= \frac{1}{2} {}^B V^T {}^B M {}^B V = \frac{1}{2} \left( \underbrace{Ad_V \left( {}^B T_A \right)}^{} {}^A V \right)^T \underbrace{{}^B M}_{Ad_V \left( {}^B T_A \right)} {}^A V \\ &= \frac{1}{2} {}^A V^T \underbrace{Ad_V^T \left( {}^B T_A \right)}^{} {}^B M Ad_V \left( {}^B T_A \right) {}^A V \end{aligned}$$

□ 可见，空间惯性矩阵的变换： ${}^A M = Ad_V^T \left( {}^B T_A \right) {}^B M Ad_V \left( {}^B T_A \right)$

□ 所以在{A}坐标系中：

$${}^A F = {}^A M {}^A \dot{V} - ad^T({}^A V) {}^A M {}^A V$$

# 运动旋量的李括号

□ 我们知道，对3维矢量  $\omega \in \mathbb{R}^3$ ：

$$\hat{\omega} := [\omega] \in \mathfrak{so}(3), \quad [\omega]^\vee := \omega \in \mathbb{R}^3$$

□ 对6维运动旋量  $V \in \mathbb{R}^6$ ，同样存在：

$$\hat{V} := [V] \in \mathfrak{se}(3), \quad [V]^\vee := V \in \mathbb{R}^6$$

□ 根据  $\omega_1 \times \omega_2 = [\omega_1]\omega_2 \in \mathbb{R}^3$ ，可以推导方括号对叉积的运算：

$$[\omega_1 \times \omega_2] = [\omega_1][\omega_2] - [\omega_2][\omega_1]$$

□ **定义：**对于任意运动旋量  $[V_1] \in \mathfrak{se}(3)$ ， $[V_2] \in \mathfrak{se}(3)$  的伴随作用：

$$ad([V_1])[V_2] := [[V_1], [V_2]] := [V_1][V_2] - [V_2][V_1]$$

运动旋量伴随

□ **定义：**对于任意运动旋量坐标  $V_1, V_2$  的伴随作用：

$$ad(V_1)V_2 := [V_1, V_2] = ([V_1][V_2] - [V_2][V_1])^\vee$$

运动旋量坐标伴随

## 7.3 拉格朗日动力学

□ 拉格朗日函数 $L$ 定义为动能 $T$ 和势能 $U$ 之差：

$$L = T - U$$

□ 对于广义坐标  $q_i$ ，系统动力学方程（第二类拉氏方程）：

$$\tau_i = \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_i} - \frac{\partial L}{\partial q_i}, \quad (i = 1, 2, \dots, n)$$

式中  $\dot{q}_i$  为广义速度：线速度时  $\tau_i$  为力，角速度时  $\tau_i$  为力矩。

□ 由于势能不显含  $\dot{q}_i$ ，动力学方程可改写为：

$$\tau_i = \frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_i} - \frac{\partial T}{\partial q_i} + \frac{\partial U}{\partial q_i}, \quad (i = 1, 2, \dots, n)$$

# 质点系动力学方程

□ 对于质点 $m_1$ ，笛卡尔坐标系位置和速度：

$$x_1 = r_1 \cos \theta, \quad y_1 = r_1 \sin \theta$$

$$\dot{x}_1 = -r_1 \dot{\theta} \sin \theta, \quad \dot{y}_1 = r_1 \dot{\theta} \cos \theta$$

□ 对于质点 $m_2$ ，笛卡尔坐标系位置和速度：

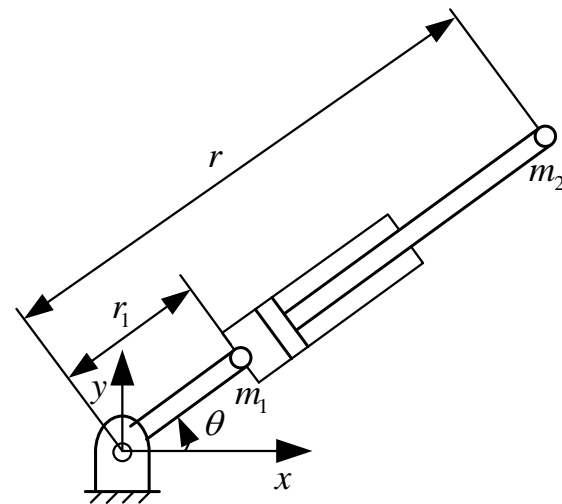
$$x_2 = r \cos \theta, \quad y_2 = r \sin \theta$$

$$\dot{x}_2 = \dot{r} \cos \theta - r \dot{\theta} \sin \theta, \quad \dot{y}_2 = \dot{r} \sin \theta + r \dot{\theta} \cos \theta$$

□ 系统总动能：

$$T = T_1 + T_2 = \frac{1}{2} m_1 r_1^2 \dot{\theta}^2 + \left( \frac{1}{2} m_2 \dot{r}^2 + \frac{1}{2} m_2 r^2 \dot{\theta}^2 \right)$$

□ 系统总势能：  $U = m_1 g r_1 \sin \theta + m_2 g r \sin \theta$



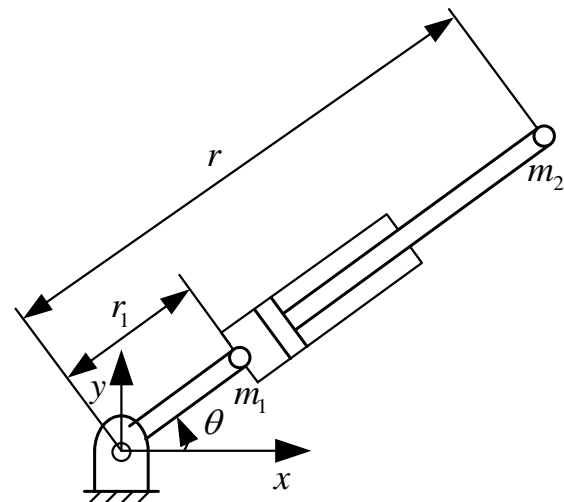
**R-P机械手**



# 质点系动力学方程

□ 系统总动能:  $T = \frac{1}{2}m_1r_1^2\dot{\theta}^2 + \left(\frac{1}{2}m_2\dot{r}^2 + \frac{1}{2}m_2r^2\dot{\theta}^2\right)$

□ 系统总势能:  $U = m_1gr_1\sin\theta + m_2gr\sin\theta$



**R-P 机械手**

◆ 因为:  $\frac{\partial T}{\partial \theta} = 0, \quad \frac{\partial U}{\partial \theta} = g \cos \theta (m_1r_1 + m_2r)$

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}} = m_1r_1^2\dot{\theta} + m_2r^2\dot{\theta}, \quad \frac{d}{dt}\left(\frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}}\right) = m_1r_1^2\ddot{\theta} + m_2r^2\ddot{\theta} + 2m_2r\dot{r}\dot{\theta}$$

◆ 所以: 
$$\tau_\theta = \frac{d}{dt}\frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}} - \frac{\partial T}{\partial \theta} + \frac{\partial U}{\partial \theta}$$
$$= m_1r_1^2\ddot{\theta} + m_2r^2\ddot{\theta} + 2m_2r\dot{r}\dot{\theta} + g \cos \theta (m_1r_1 + m_2r)$$

# 质点系动力学方程

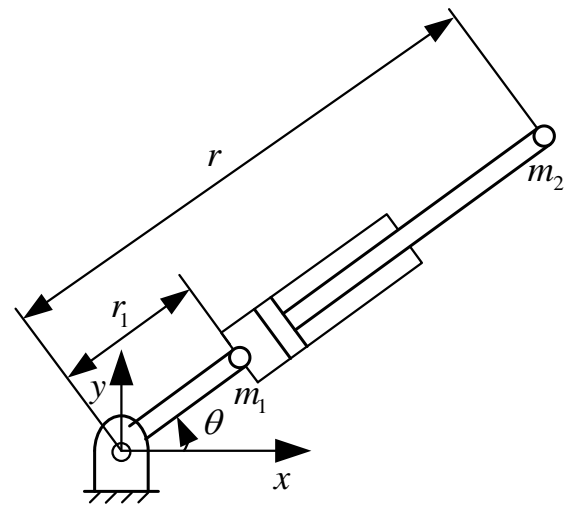
□系统总动能:  $T = \frac{1}{2}m_1\dot{r}_1^2 + \left(\frac{1}{2}m_2\dot{r}^2 + \frac{1}{2}m_2r^2\dot{\theta}^2\right)$

□系统总势能:  $U = m_1gr_1\sin\theta + m_2gr\sin\theta$

◆同理因为:  $\frac{\partial T}{\partial r} = m_2r\dot{\theta}^2, \quad \frac{\partial U}{\partial r} = m_2g\sin\theta$

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{r}} = m_2\dot{r}, \quad \frac{d}{dt}\frac{\partial T}{\partial \dot{r}} = m_2\ddot{r}$$

◆所以可得:  $f_r = m_2\ddot{r} - m_2r\dot{\theta}^2 + m_2g\sin\theta$

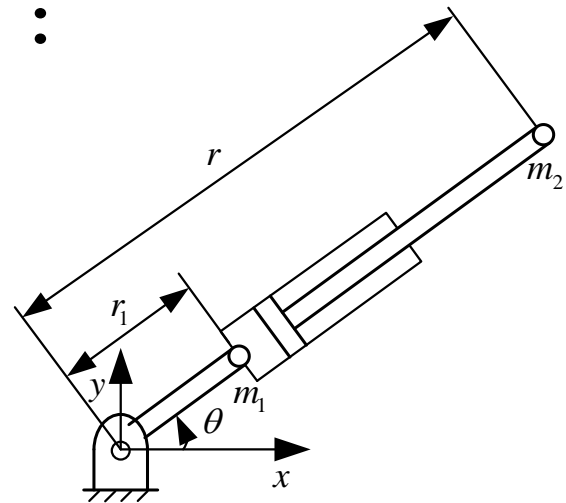


**R-P 机械手**

# 质点系动力学方程

□ 上式可写成一般形式 ( $\theta, r$  分别为关节1、2) :

$$\begin{aligned}\tau_{\theta} &= \underbrace{D_{11}\ddot{\theta} + D_{12}\ddot{r}}_{\text{惯性力项}} + \underbrace{D_{111}\dot{\theta}^2 + D_{122}\dot{r}^2}_{\text{向心力项}} + \underbrace{D_{112}\dot{\theta}\dot{r} + D_{121}\dot{r}\dot{\theta}}_{\text{科氏力}} + \underbrace{D_1}_{\text{重力项}} \\ f_r &= \underbrace{D_{21}\ddot{\theta} + D_{22}\ddot{r}}_{\text{惯性力项}} + \underbrace{D_{211}\dot{\theta}^2 + D_{222}\dot{r}^2}_{\text{向心力项}} + \underbrace{D_{212}\dot{\theta}\dot{r} + D_{221}\dot{r}\dot{\theta}}_{\text{科氏力}} + \underbrace{D_2}_{\text{重力项}}\end{aligned}$$



R-P 机械手

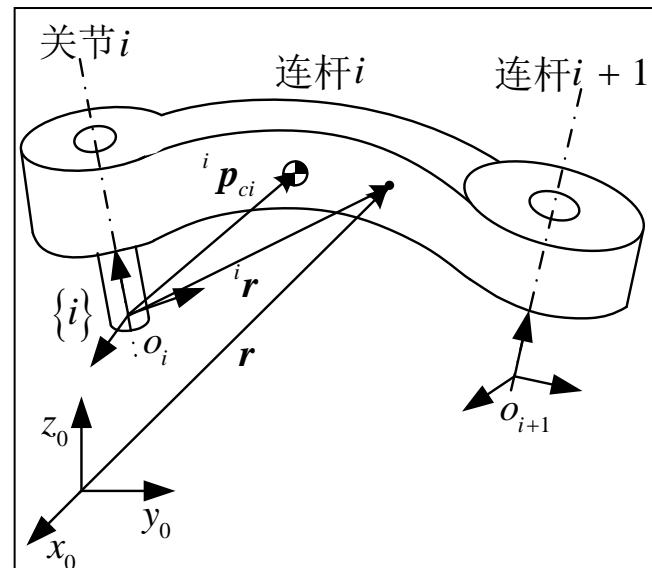
- ◆ 惯性力项：加速度有关
- ◆ 向心力项：速度的平方有关
- ◆ 科氏力项：不同速度乘积有关
- ◆ 重力项：与速度、加速度无关

□ 形式  $D_{ii}$  为关节i的有效惯量、 $D_{ij} (i \neq j)$  为关节j对i的耦合惯量

## 7.4 操作臂的拉格朗日方程

### □ 拉格朗日法计算动力学方程5大步骤:

- ◆ 计算连杆各点速度
- ◆ 计算系统的动能
- ◆ 计算系统的势能
- ◆ 构造拉格朗日函数
- ◆ 推导动力学方程



### 1. 计算速度

□ 连杆 $i$ 上一点在 $\{i\}$ 和 $\{0\}$ 齐次坐标为 ${}^i r$  和  $r$  , 存在:  $r = {}^0 T_i {}^i r$

□ 该点的速度为:  $\dot{r} = \frac{dr}{dt} = \left( \sum_{j=1}^i \frac{\partial ({}^0 T_i)}{\partial q_j} \dot{q}_j \right) {}^i r$

□ 速度的平方为:  $\dot{r}^T \dot{r} = Tr(\dot{r} \dot{r}^T) = Tr \sum_{j=1}^i \sum_{k=1}^i \frac{\partial ({}^0 T_i)}{\partial q_j} {}^i r {}^i r^T \frac{\partial ({}^0 T_i)^T}{\partial q_k} \dot{q}_j \dot{q}_k$

## 7.4 操作臂的拉格朗日方程

### 2. 计算系统动能

□ 经推导，操作臂总动能：

$$\begin{aligned} T_i &= \int_{linki} dT_i = \frac{1}{2} Tr \left[ \sum_{j=1}^i \sum_{k=1}^i \frac{\partial \left( {}^0_i T \right)}{\partial q_j} \int_{linki} {}^i \mathbf{r}^i \mathbf{r}^T dm \frac{\partial \left( {}^0_i T \right)^T}{\partial q_k} \dot{q}_j \dot{q}_k \right] \\ &= \frac{1}{2} Tr \left[ \sum_{j=1}^i \sum_{k=1}^i \frac{\partial \left( {}^0_i T \right)}{\partial q_j} \bar{\mathbf{I}}_i \frac{\partial \left( {}^0_i T \right)^T}{\partial q_k} \dot{q}_j \dot{q}_k \right] \end{aligned}$$

□ 如果考虑驱动连杆传动机构的动能：  $T_i = \frac{1}{2} \mathbf{I}_{ai} \dot{q}_i^2$

□ 操作臂总动能：

$$T = \frac{1}{2} \sum_{i=1}^n \left[ \sum_{j=1}^i \sum_{k=1}^i Tr \frac{\partial \left( {}^0_i T \right)}{\partial q_j} \bar{\mathbf{I}}_i \frac{\partial \left( {}^0_i T \right)^T}{\partial q_k} \dot{q}_j \dot{q}_k + \mathbf{I}_{ai} \dot{q}_i^2 \right]$$

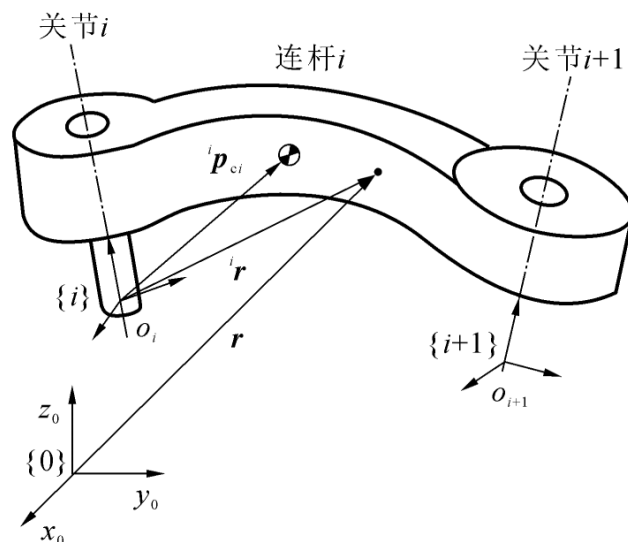
式中  $\mathbf{I}_{ai}$  是广义等效惯量，移动关节是等效质量/转动关节是等效惯性矩

## 2. 计算系统势能

□ 操作臂总势能:  $U = -\sum_{i=1}^n m_i \mathbf{g}^0 \mathbf{T}^i \mathbf{p}_{ci}$

## 3. 构造朗格朗日函数 $L=T-U$ :

$$L = \frac{1}{2} \sum_{i=1}^n \left[ \sum_{j=1}^i \sum_{k=1}^i \text{Tr} \left( \frac{\partial ({}^0 \mathbf{T}^i)}{\partial q_j} \bar{\mathbf{I}}_i \frac{\partial ({}^0 \mathbf{T}^i)^T}{\partial q_k} \right) \dot{q}_j \dot{q}_k + I_{ai} \dot{q}_i^2 \right] + \sum_{i=1}^n m_i \mathbf{g}^0 \mathbf{T}^i \mathbf{p}_{ci}$$



## 4. 操作臂动力学方程:

□ 具体公式为:  $\tau_i = \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_i} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_i} \quad (i = 1, 2, \dots, n)$

□ 写成矩阵形式和矢量形式:

$$\tau_i = \sum_{k=1}^n D_{ik} \ddot{q}_k + \sum_{k=1}^n \sum_{m=1}^n h_{ikm} \dot{q}_k \dot{q}_m + G_i,$$
$$\boldsymbol{\tau}(t) = \mathbf{D}(\mathbf{q}(t)) \ddot{\mathbf{q}}(t) + \mathbf{h}(\mathbf{q}(t), \dot{\mathbf{q}}(t)) + \mathbf{G}(\mathbf{q}(t))$$

## 7.5 拉格朗日方程的其它形式

### 1. 矢量积雅克比

□ 连杆速度（坐标系{i}与连杆i固结）：

◆ 连杆i质心线速度和{i}空间角速度：

$$\begin{bmatrix} \dot{p}_{ci} \\ \omega_i^s \end{bmatrix} = {}^i J^s(q) \dot{q}, \quad {}^i J^s(q) = \sum_{j=1}^i \begin{bmatrix} {}^i J_t^s \\ {}^i J_a^s \end{bmatrix} = \sum_{j=1}^i \begin{bmatrix} {}^0 z_{j-1} \times (p_{ci} - p_{j-1}) \\ {}^0 z_{j-1} \end{bmatrix}$$

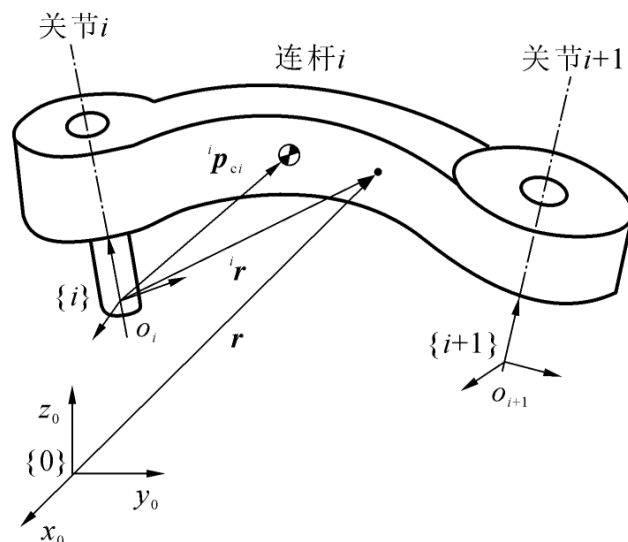
式中  ${}^i J^s$  为第j个关节对应的矢量积雅克比。

□ 系统动能：  $T_i = \frac{1}{2} m_i \dot{p}_{ci}^T \dot{p}_{ci} + \frac{1}{2} (\omega_i^s)^T ({}^0 R^C I_i {}^0 R^T) \omega_i^s$

□ 系统势能：  $U_i = -m_i g p_{ci}$

□ 拉格朗日函数：  $L(q, \dot{q}) = T(q, \dot{q}) - U(q) = \sum_{i=1}^n (T_i - U_i)$

□ 操作臂动力学方程：  $\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_i} - \frac{\partial L}{\partial q_i} = \tau_i$



## 2. 指数积

□ 连杆速度 (物体坐标系 $\{C_i\}$ , 原点在质心)

◆ 坐标系 $\{C_i\}$ 相对 $\{0\}$ 的位姿:

$${}^0_iT(q) = e^{[L_1]q_1} \dots e^{[L_i]q_i} {}^0_iT(0)$$

◆ 坐标系 $\{C_i\}$  的物体速度 $\left( e^{[L_j]q_j} \dots e^{[L_i]q_i} {}^0_iT(0) \right) L_j^s, j = i$

$$V_i^b = J_i^b(q) \dot{q}$$

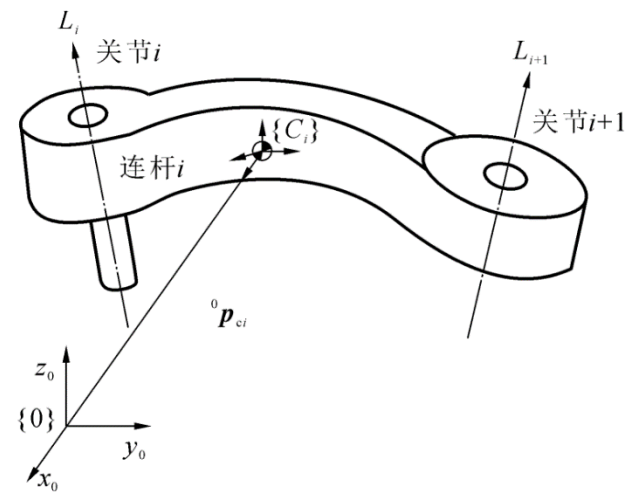
式中 $J_i^b(q) = [L_1^+ \dots L_i^+ \ 0 \dots 0]$ , 其中

表示第j瞬时关节螺旋在坐标系 $\{C_i\}$ 中的表示。

□ 系统动能 (第i连杆)

$$T_i(q, \dot{q}) = \frac{1}{2} (V_i^b)^T M_i^b V_i^b = \frac{1}{2} \dot{q}^T (J_i^b(q))^T M_i^b J_i^b(q) \dot{q}$$

$M_i^b$  为 $\{C_i\}$ 中表示的第i连杆广义惯量矩阵:  $M_i^b = \begin{bmatrix} m_i I & 0 \\ 0 & {}^c I_i \end{bmatrix}$





## 2. 指数积

系统总动能:

$$T(q, \dot{q}) = \sum_{i=1}^n T_i(q, \dot{q}) = \frac{1}{2} \dot{q}^T D(q) \dot{q}$$

式中  $D(q)$  为机器人惯量矩阵

$$D(q) = \sum_{i=1}^n \left( J_i^b(q) \right)^T M_i^b J_i^b(q)$$

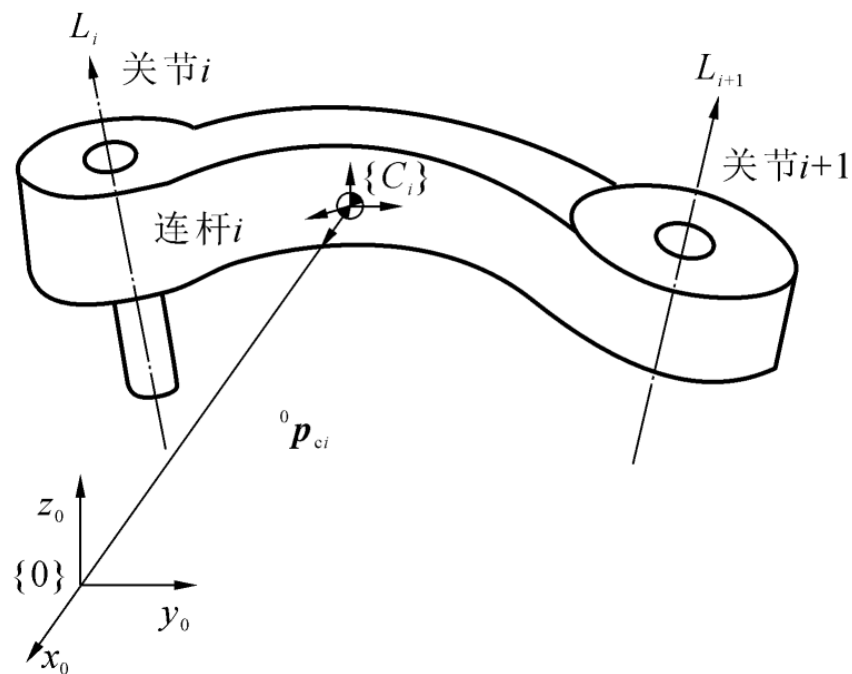
□ 系统势能 (第*i*连杆)

$$U_i(q) = m_i g^T p_{ci}(q)$$

□ 拉格朗日函数:  $L(q, \dot{q}) = T(q, \dot{q}) - U(q) = \frac{1}{2} \dot{q}^T D(q) \dot{q} - U(q)$

□ 操作臂动力学方程:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_i} - \frac{\partial L}{\partial q_i} = \tau_i \quad \longrightarrow \quad \sum_{j=1}^n D_{ij} \ddot{q}_j + \sum_{j=1}^n \sum_{k=1}^n h_{ijk} \dot{q}_k \dot{q}_j + \frac{\partial U}{\partial q_i} = \tau_i$$



## 7.6 连杆运动的传递：一般情况

□ 已知两坐标系{A,B}，任一点的坐标描述满足：

$${}^A p = {}^A p_{Bo} + {}^A R^B p$$

□ 两边对时间求导： ${}^A v_p = \dot{{}^A p} = \dot{{}^A p}_{Bo} + {}^A R^B \dot{p} + \dot{{}^A R}^B p$

□ 结合空间角速度公式  ${}^A \dot{R}^B = \begin{bmatrix} {}^A \omega^s \\ {}^B \end{bmatrix} {}^A R^B$ ，上式表示为：

$${}^A v_p = {}^A v_{Bo} + {}^A R^B v_p + \begin{bmatrix} {}^A \omega^s \\ {}^B \end{bmatrix} {}^A R^B p$$

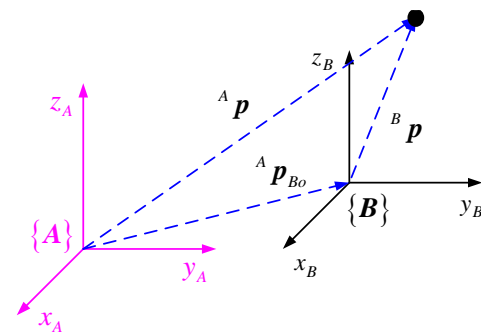
□ 公式两边求导，得加速度关系：

$${}^A \dot{v}_p = {}^A \dot{v}_{Bo} + {}^A R^B \dot{v}_p + 2 \begin{bmatrix} {}^A \omega^s \\ {}^B \end{bmatrix} {}^A R^B v_p + \begin{bmatrix} {}^A \dot{\omega}^s \\ {}^B \end{bmatrix} {}^A R^B p + \begin{bmatrix} {}^A \omega^s \\ {}^B \end{bmatrix} \begin{bmatrix} {}^A \omega^s \\ {}^B \end{bmatrix} {}^A R^B p$$

特例1：{A}固定不动，刚体与{B}固接  ${}^B p = const, {}^B v_p = {}^B \dot{v}_p = 0$

$${}^A v_p = {}^A v_{Bo} + \begin{bmatrix} {}^A \omega^s \\ {}^B \end{bmatrix} {}^A R^B p,$$

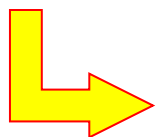
$${}^A \dot{v}_p = {}^A \dot{v}_{Bo} + \begin{bmatrix} {}^A \dot{\omega}^s \\ {}^B \end{bmatrix} {}^A R^B p + \begin{bmatrix} {}^A \omega^s \\ {}^B \end{bmatrix} \begin{bmatrix} {}^A \omega^s \\ {}^B \end{bmatrix} {}^A R^B p$$



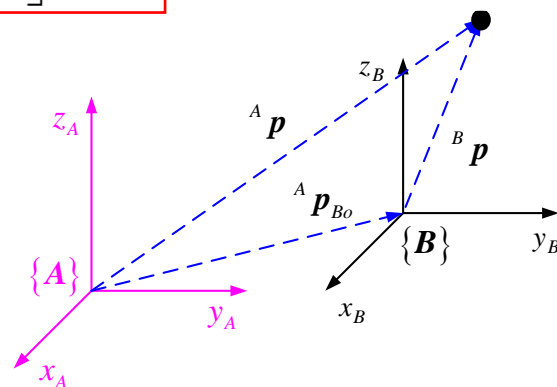
## 7.6 连杆运动的传递：一般情况

**特例2：{B}只相对于{A}移动**  ${}^A_B\mathbf{R} = \text{const}, {}^A\boldsymbol{\omega}_B = {}^A\dot{\boldsymbol{\omega}}_B = \mathbf{0}$

$$\begin{aligned} {}^A\mathbf{v}_p &= {}^A\mathbf{v}_{Bo} + {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{v}_p + \left[ {}^A_B\boldsymbol{\omega}^s \right] {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{p} \\ {}^A\dot{\mathbf{v}}_p &= {}^A\dot{\mathbf{v}}_{Bo} + {}^A_B\mathbf{R}^B\dot{\mathbf{v}}_p + 2\left[ {}^A_B\boldsymbol{\omega}^s \right] {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{v}_p + \left[ {}^A_B\dot{\boldsymbol{\omega}}^s \right] {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{p} + \left[ {}^A_B\boldsymbol{\omega}^s \right] \left[ {}^A_B\boldsymbol{\omega}^s \right] {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{p} \end{aligned}$$

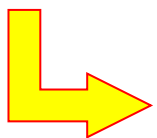


$$\begin{aligned} {}^A\mathbf{v}_p &= {}^A\mathbf{v}_{Bo} + {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{v}_p, \\ {}^A\dot{\mathbf{v}}_p &= {}^A\dot{\mathbf{v}}_{Bo} + {}^A_B\mathbf{R}^B\dot{\mathbf{v}}_p \end{aligned}$$



**特例3：{B}只相对于{A}转动**  ${}^A\mathbf{p}_{Bo} = \text{const}, {}^A\mathbf{v}_{Bo} = {}^A\dot{\mathbf{v}}_{Bo} = \mathbf{0}$

$$\begin{aligned} {}^A\mathbf{v}_p &= {}^A\mathbf{v}_{Bo} + {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{v}_p + \left[ {}^A_B\boldsymbol{\omega}^s \right] {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{p} \\ {}^A\dot{\mathbf{v}}_p &= {}^A\dot{\mathbf{v}}_{Bo} + {}^A_B\mathbf{R}^B\dot{\mathbf{v}}_p + 2\left[ {}^A_B\boldsymbol{\omega}^s \right] {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{v}_p + \left[ {}^A_B\dot{\boldsymbol{\omega}}^s \right] {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{p} + \left[ {}^A_B\boldsymbol{\omega}^s \right] \left[ {}^A_B\boldsymbol{\omega}^s \right] {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{p} \end{aligned}$$



$$\begin{aligned} {}^A\mathbf{v}_p &= {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{v}_p + \left[ {}^A_B\boldsymbol{\omega}^s \right] {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{p}, \\ {}^A\dot{\mathbf{v}}_p &= {}^A_B\mathbf{R}^B\dot{\mathbf{v}}_p + 2\left[ {}^A_B\boldsymbol{\omega}^s \right] {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{v}_p + \left[ {}^A_B\dot{\boldsymbol{\omega}}^s \right] {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{p} + \left[ {}^A_B\boldsymbol{\omega}^s \right] \left[ {}^A_B\boldsymbol{\omega}^s \right] {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{p} \end{aligned}$$

## 7.6 旋转关节的速度和加速度

### □ 连杆角速度递推公式:

$${}^{i+1}\omega_{i+1} = {}^{i+1}_i R^i \omega_i + \dot{\theta}_{i+1} {}^{i+1}z_{i+1}$$

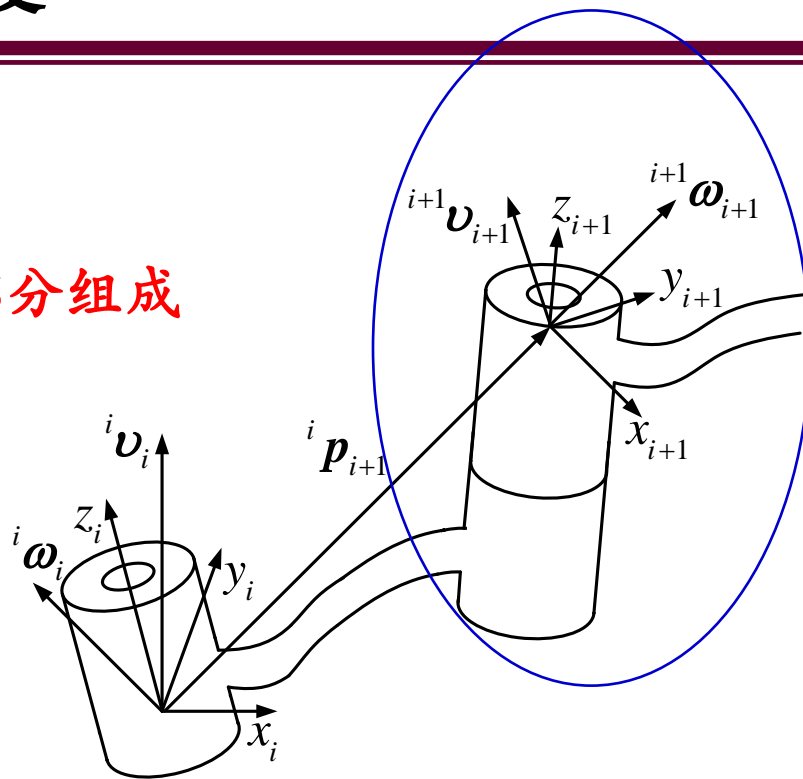
由两部分组成

$\dot{\theta}_{i+1}$  是关节角速度,

${}^{i+1}z_{i+1}$  是{i+1}的z轴单位矢量

### □ 原点线速度递推公式:

$${}^{i+1}v_{i+1} = {}^{i+1}_i R \left( {}^i v_i + {}^i \omega_i \times {}^i p_{i+1} \right)$$



### □ 由此可得角加速度和线加速度递推公式:

$${}^{i+1}\dot{\omega}_{i+1} = {}^{i+1}_i R^i \dot{\omega}_i + {}^{i+1}_i R^i \omega_i \times \dot{\theta}_{i+1} {}^{i+1}z_{i+1} + \ddot{\theta}_{i+1} {}^{i+1}z_{i+1},$$

$${}^{i+1}\dot{v}_{i+1} = {}^{i+1}_i R \left[ {}^i \dot{v}_i + {}^i \dot{\omega}_i \times {}^i p_{i+1} + {}^i \omega_i \times \left( {}^i \omega_i \times {}^i p_{i+1} \right) \right]$$

## 7.6 移动关节的速度和加速度

### □ 连杆角速度递推公式:

$${}^{i+1}\omega_{i+1} = {}^{i+1}_i R^i \omega_i + \dot{\theta}_{i+1} {}^{i+1}z_{i+1}$$



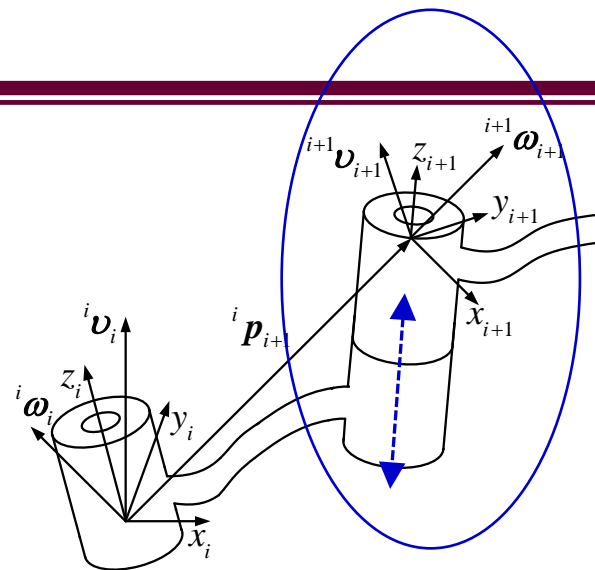
$${}^{i+1}\omega_{i+1} = {}^{i+1}_i R^i \omega_i$$

### □ 原点线速度递推公式:

$${}^{i+1}v_{i+1} = {}^{i+1}_i R \left( {}^i v_i + {}^i \omega_i \times {}^i p_{i+1} \right)$$



$${}^{i+1}v_{i+1} = {}^{i+1}_i R \left( {}^i v_i + {}^i \omega_i \times {}^i p_{i+1} \right) + \dot{d}_{i+1} {}^{i+1}z_{i+1}$$



### □ 由此可得角加速度和线加速度递推公式:

$$\begin{aligned} {}^{i+1}\dot{\omega}_{i+1} &= {}^{i+1}_i R^i \dot{\omega}_i, \\ {}^{i+1}\dot{v}_{i+1} &= {}^{i+1}_i R \left[ {}^i \dot{v}_i + {}^i \dot{\omega}_i \times {}^i p_{i+1} + {}^i \omega_i \times \left( {}^i \omega_i \times {}^i p_{i+1} \right) \right] \\ &\quad + 2 {}^{i+1}\omega_{i+1} \times \dot{d}_{i+1} {}^{i+1}z_{i+1} + \ddot{d}_{i+1} {}^{i+1}z_{i+1} \end{aligned}$$

注意  ${}^{i+1}_i R$  为常量

## 7.6 质心的速度和加速度

□ 各连杆质心的线速度/加速度:

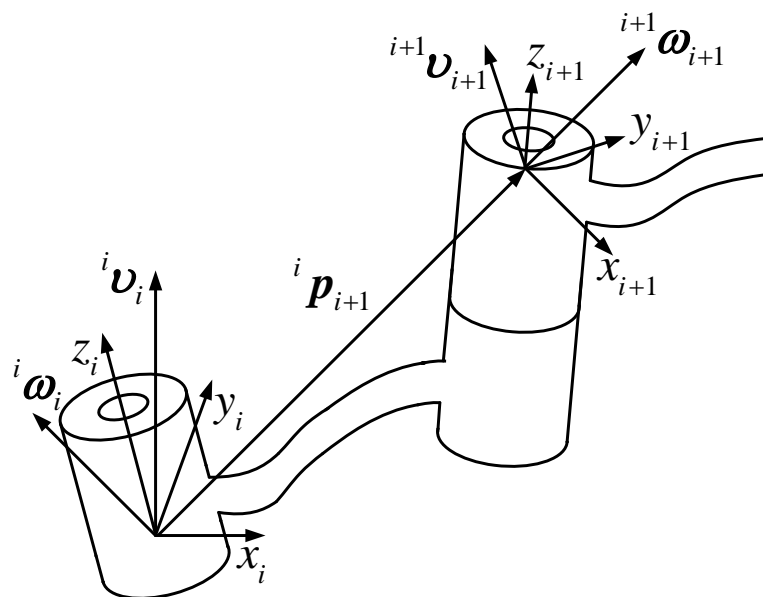
$${}^i\boldsymbol{v}_{ci} = {}^i\boldsymbol{v}_i + {}^i\boldsymbol{\omega}_i \times {}^i\boldsymbol{p}_{ci},$$

$${}^i\dot{\boldsymbol{v}}_{ci} = {}^i\dot{\boldsymbol{v}}_i + {}^i\dot{\boldsymbol{\omega}}_i \times {}^i\boldsymbol{p}_{ci} + {}^i\boldsymbol{\omega}_i \times ({}^i\boldsymbol{\omega}_i \times {}^i\boldsymbol{p}_{ci})$$

**规定：**质心坐标系 $\{C_i\}$ 与连杆 $\{i\}$ 固接  
坐标原点位于连杆 $i$ 的质心，  
坐标方向与 $\{i\}$ 同向

□ 注意：这样递推得到的连杆速度/角速度、加速度/角加速度都是相对连杆本身坐标系表示的。相对基坐标系描述，则：

$$\boldsymbol{\omega}_i = {}^0_i\boldsymbol{R}^i\boldsymbol{\omega}_i; \boldsymbol{v}_i = {}^0_i\boldsymbol{R}^i\boldsymbol{v}_i; \quad i=1,2,\dots,n$$



## 7.6 质心的速度和加速度

□ 用递推法计算手臂末端的线速度和角速度：

**计算：** {3} 固结在手臂末端， 连杆变换：

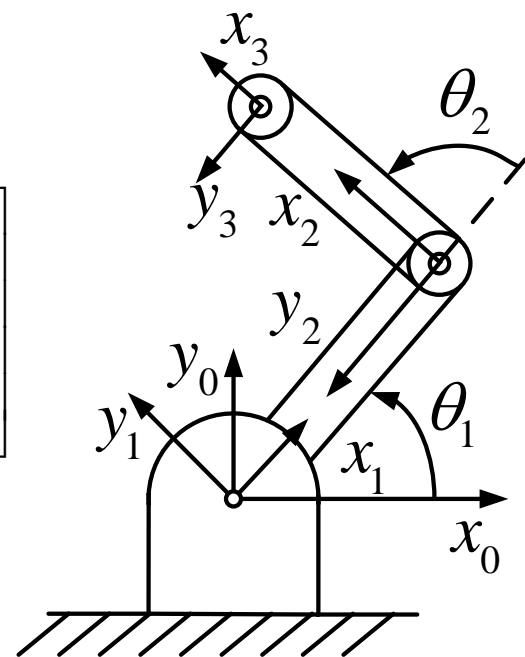
$${}^0_1T = \begin{bmatrix} c_1 & -s_1 & 0 & 0 \\ s_1 & c_1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}, {}^1_2T = \begin{bmatrix} c_2 & -s_2 & 0 & l_1 \\ s_2 & c_2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}, {}^2_3T = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & l_2 \\ 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

因为基坐标系{0}固定不动：  $\omega_0 = \mathbf{0}$ ;  $v_0 = \mathbf{0}$

所以线速度、角速度递推为：

$${}^1\omega_1 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\theta}_1 \end{bmatrix}, {}^1v_1 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}, {}^2\omega_2 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2 \end{bmatrix}, {}^2v_2 = \begin{bmatrix} c_2 & s_2 & 0 \\ -s_2 & c_2 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \left\{ \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\theta}_1 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} l_1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \right\} = \begin{bmatrix} l_1 s_2 \dot{\theta}_1 \\ l_1 c_2 \dot{\theta}_1 \\ 0 \end{bmatrix}, {}^3\omega_3 = {}^2\omega_2, {}^3v_3 = \dots$$

所以：  $\omega_3 = {}^0R^3\omega_3 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2 \end{bmatrix}, v_3 = {}^0R^3v_3 = \begin{bmatrix} -l_1 s_1 \dot{\theta}_1 - l_2 s_{12} (\dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2) \\ l_1 c_1 \dot{\theta}_1 + l_2 c_{12} (\dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2) \\ 0 \end{bmatrix}$



## 7.7 牛顿-欧拉递推动力学方程

□ 连杆处于平衡状态时，所受合力/力矩为零，平衡方程({i}中)：

$${}^i f_i - {}^i f_{i+1} + m_i {}^i g = 0$$

$${}^i \tau_i - {}^i \tau_{i+1} - {}^i p_{i+1} \times {}^i f_{i+1} + {}^i p_{ci} \times m_i {}^i g = 0$$

绕i轴线

连杆i+1对连杆i的支反力力矩

□ 不考虑连杆重力时，质心受到的合力与合力矩分别为：

$${}^i f_{ci} = {}^i f_i - {}^i f_{i+1}$$

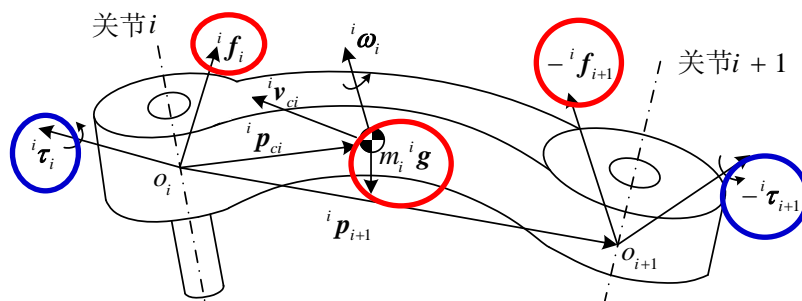
$${}^i \tau_{ci} = {}^i \tau_i - {}^i \tau_{i+1} - {}^i p_{ci} \times {}^i f_{ci} - {}^i p_{i+1} \times {}^i f_{i+1}$$

绕质心c

将上式右端力/力矩在自身坐标系表示，递推形式为：

$${}^i f_i = {}^i f_{ci} + {}_{i+1}^i R {}^i f_{i+1} \quad \text{各连杆力/力矩在其坐标系中的表示}$$

$${}^i \tau_i = {}^i \tau_{ci} + {}_{i+1}^i R {}^i \tau_{i+1} + {}^i p_{ci} \times {}^i f_{ci} + {}^i p_{i+1} \times {}_{i+1}^i R {}^i f_{i+1}$$





## 7.7 牛顿-欧拉递推动力学方程

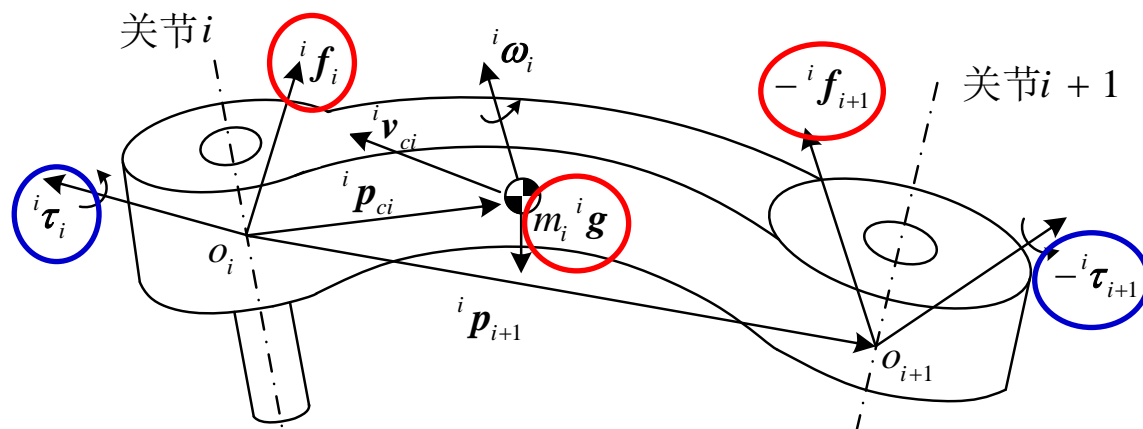
各个连杆所承受的力和力矩中，某些分量由操作臂本身的连杆结构所平衡，一部分被各关节的**驱动力/力矩**所平衡。

□ 对于转动关节，关节驱动力矩为平衡力矩的z轴分量：

$$\tau_i = {}^i \boldsymbol{\tau}_i^T {}^i \mathbf{z}_i$$

□ 对于移动关节，关节驱动力为平衡力的z轴分量：

$$\tau_i = {}^i \mathbf{f}_i^T {}^i \mathbf{z}_i$$



## 7.7 牛顿-欧拉递推动力学方程

□ 根据关节位移、速度和加速度：**计算所需的关节力矩或力**。

1) 向外递推计算各**连杆的速度和加速度**，由牛顿-欧拉公式算出各连杆的惯性力和力矩；2) 向内递推计算各连杆相互作用的**力和力矩**，以及**关节驱动力或力矩**。

1) 向外递推： $(i: 0 \rightarrow n-1)$

$${}^{i+1}\omega_{i+1} = {}^{i+1}_i R^i \omega_i + \dot{\theta}_{i+1} {}^{i+1}z_{i+1}$$

$${}^{i+1}\dot{\omega}_{i+1} = {}^{i+1}_i R^i \dot{\omega}_i + {}^{i+1}_i R^i \omega_i \times \dot{\theta}_{i+1} {}^{i+1}z_{i+1} + \ddot{\theta}_{i+1} {}^{i+1}z_{i+1}$$

$${}^{i+1}\dot{v}_{i+1} = {}^{i+1}_i R \left[ {}^i\dot{v}_i + {}^i\dot{\omega}_i \times {}^i p_{i+1} + {}^i\omega_i \times ({}^i\omega_i \times {}^i p_{i+1}) \right]$$

旋转关节i+1

$${}^{i+1}\omega_{i+1} = {}^{i+1}_i R^i \omega_i$$

$${}^{i+1}\dot{\omega}_{i+1} = {}^{i+1}_i R^i \dot{\omega}_i$$

$$\begin{aligned} {}^{i+1}\dot{v}_{i+1} = & {}^{i+1}_i R \left[ {}^i\dot{v}_i + {}^i\dot{\omega}_i \times {}^i p_{i+1} + {}^i\omega_i \times ({}^i\omega_i \times {}^i p_{i+1}) \right] \\ & + 2 {}^{i+1}\omega_{i+1} \times \dot{d}_{i+1} {}^{i+1}z_{i+1} + \ddot{d}_{i+1} {}^{i+1}z_{i+1} \end{aligned}$$

移动关节i+1

## 7.7 牛顿-欧拉递推动力学方程

$${}^{i+1}\dot{\mathbf{v}}_{ci+1} = {}^{i+1}\dot{\mathbf{v}}_{i+1} + {}^{i+1}\dot{\boldsymbol{\omega}}_{i+1} \times {}^{i+1}\mathbf{r}_{ci+1} + {}^{i+1}\boldsymbol{\omega}_{i+1} \times ({}^{i+1}\boldsymbol{\omega}_{i+1} \times {}^{i+1}\mathbf{r}_{ci+1}),$$

$${}^{i+1}\mathbf{f}_{ci+1} = m_{i+1} {}^{i+1}\dot{\mathbf{v}}_{ci+1} + {}^{i+1}\boldsymbol{\omega}_{i+1} \times (m_{i+1} {}^{i+1}\mathbf{v}_{i+1}),$$

$${}^{i+1}\boldsymbol{\tau}_{ci+1} = {}^{Ci+1}\mathbf{I}_{i+1} {}^{i+1}\dot{\boldsymbol{\omega}}_{i+1} + {}^{i+1}\boldsymbol{\omega}_{i+1} \times ({}^{Ci+1}\mathbf{I}_{i+1} {}^{i+1}\boldsymbol{\omega}_{i+1})$$

连杆质心

### 2) 向内递推: ( $i: n \rightarrow 1$ )

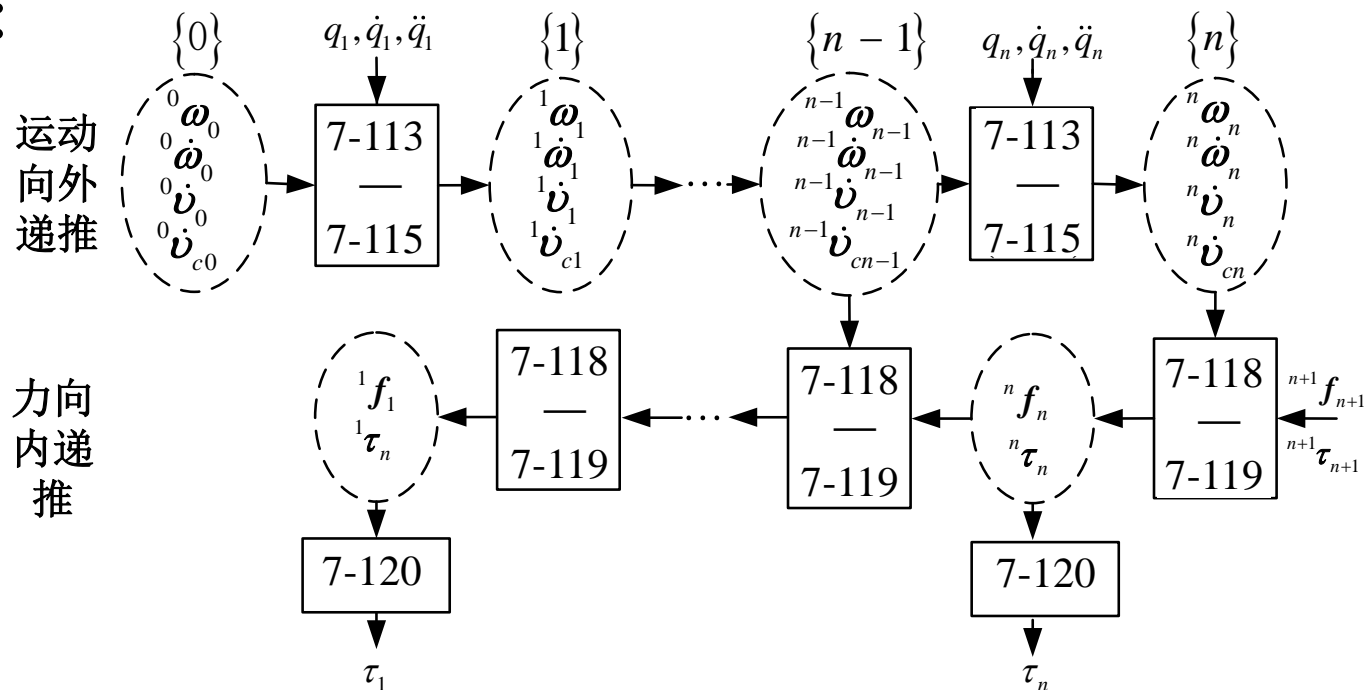
$${}^i\mathbf{f}_i = {}_{i+1}^i\mathbf{R} {}^{i+1}\mathbf{f}_{i+1} + {}^i\mathbf{f}_{ci},$$

$${}^i\boldsymbol{\tau}_i = {}_{i+1}^i\mathbf{R} {}^{i+1}\boldsymbol{\tau}_{i+1} + {}^i\boldsymbol{\tau}_{c_i} + {}^i\mathbf{p}_{c_i} \times {}^i\mathbf{f}_{c_i} + {}^i\mathbf{p}_{i+1} \times {}_{i+1}^i\mathbf{R} {}^{i+1}\mathbf{f}_{i+1},$$

$$\tau_i = \begin{cases} {}^i\boldsymbol{\tau}_i^{\text{Ti}} \mathbf{z}_i & (\text{旋转关节}) \\ {}^i\mathbf{f}_i^{\text{Ti}} \mathbf{z}_i & (\text{移动关节}) \end{cases}$$

## 7.7 牛顿-欧拉递推动力学方程

### □ 递推结构图：

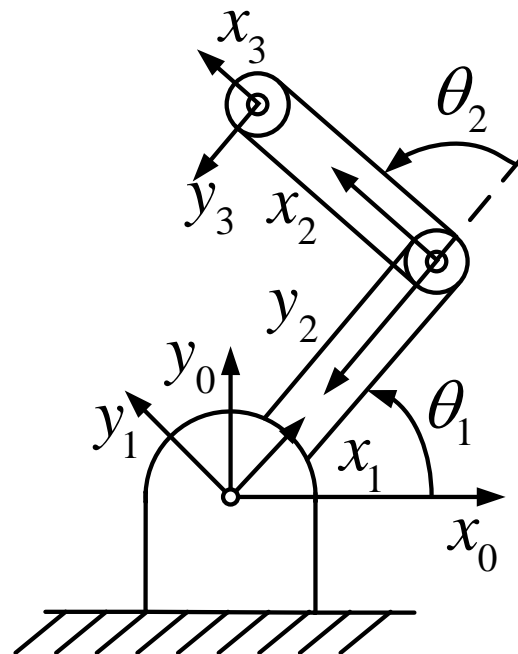


- ◆ 操作臂末端所受力/力矩作为内推的初值，**自由状态**： ${}^{n+1}f_{n+1} = {}^{n+1}\tau_{n+1} = 0$
- ◆ 只要知道各连杆质量、惯性张量、质心  ${}^i p_{ci}$  和旋转矩阵  ${}^{i+1}_i R$ ，即可直接计算给定运动所需的关节驱动力和力矩；
- ◆ 为阐明动力学结构：写成封闭解，即将**关节力矩和力写成关节位移、速度和加速度**  $(q, \dot{q}, \ddot{q})$  的显函数形式。

## 7.7 牛顿-欧拉递推动力学方程

□ 如图2R机械手，质量 $m_1$ 、 $m_2$ 集中在末端连杆，求动力学方程

${}^1r_{c1} = l_1 x_1$	${}^2r_{c2} = l_2 x_2$	两连杆质心矢径
${}^{c1}I_1 = 0$	${}^{c2}I_2 = 0$	相对质心惯性张量为0
$f_3 = 0$	$\tau_3 = 0$	末端执行器自由
$\omega_0 = 0$	$\dot{\omega}_0 = 0$	基座固定
${}^0\dot{v}_0 = gy_0$		考虑重力作用



**求解：** 连杆间变换矩阵

$${}_{i+1}^i R = \begin{bmatrix} c_{i+1} & -s_{i+1} & 0 \\ s_{i+1} & c_{i+1} & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}, \quad {}^{i+1}_i R = \begin{bmatrix} c_{i+1} & s_{i+1} & 0 \\ -s_{i+1} & c_{i+1} & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

## 7.7 牛顿-欧拉递推动力学方程

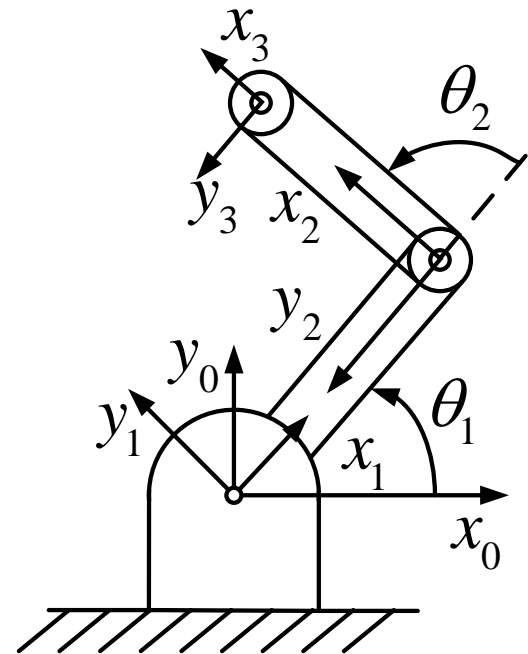
□ 外推连杆速度和加速度（连杆1）：

$${}^1\boldsymbol{\omega}_1 = \dot{\theta}_1 {}^1\mathbf{z}_1 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\theta}_1 \end{bmatrix}, \quad {}^1\dot{\boldsymbol{\omega}}_1 = \ddot{\theta}_1 {}^1\mathbf{z}_1 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \ddot{\theta}_1 \end{bmatrix}$$

$${}^1\dot{\mathbf{v}}_1 = \begin{bmatrix} c_1 & s_1 & 0 \\ -s_1 & c_1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ g \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} gs_1 \\ gc_1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$${}^1\dot{\mathbf{v}}_{c1} = \begin{bmatrix} gs_1 \\ gc_1 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \ddot{\theta}_1 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} l_1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\theta}_1 \end{bmatrix} \times \left\{ \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\theta}_1 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} l_1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \right\} = \begin{bmatrix} gs_1 - l_1 \dot{\theta}_1^2 \\ gc_1 + l_1 \ddot{\theta}_1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$${}^1\mathbf{f}_{c1} = m_1 {}^1\dot{\mathbf{v}}_{c1} = m_1 \begin{bmatrix} gs_1 - l_1 \dot{\theta}_1^2 \\ gc_1 + l_1 \ddot{\theta}_1 \\ 0 \end{bmatrix}, \quad {}^1\boldsymbol{\tau}_{c1} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$



## 7.7 牛顿-欧拉递推动力学方程

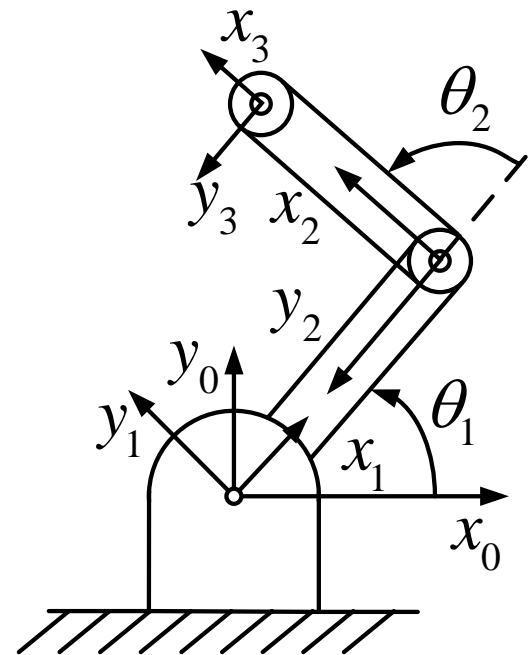
### □ 外推连杆速度和加速度（连杆2）：

$${}^2\omega_2 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2 \end{bmatrix}, \quad {}^2\dot{\omega}_2 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_2 \end{bmatrix}$$

$${}^2\dot{v}_2 = \begin{bmatrix} c_2 & s_2 & 0 \\ -s_2 & c_2 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} gs_1 - l_1\dot{\theta}_1^2 \\ gc_1 + l_1\ddot{\theta}_1 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} gs_{12} - l_1\dot{\theta}_1^2 c_2 + l_1\ddot{\theta}_1 s_2 \\ gc_{12} + l_1\dot{\theta}_1^2 s_2 + l_1\ddot{\theta}_1 c_2 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$${}^2\dot{v}_{c2} = \begin{bmatrix} 0 \\ l_2(\ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_2) \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} -l_2(\dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2)^2 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} gs_{12} - l_1\dot{\theta}_1^2 c_2 + l_1\ddot{\theta}_1 s_2 \\ gc_{12} - l_1\dot{\theta}_1^2 s_2 + l_1\ddot{\theta}_1 c_2 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$${}^2f_{c2} = m_2 \begin{bmatrix} gs_{12} - l_1\dot{\theta}_1^2 c_2 + l_1\ddot{\theta}_1 s_2 - l_2(\dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2)^2 \\ gc_{12} - l_1\dot{\theta}_1^2 s_2 + l_1\ddot{\theta}_1 c_2 + l_2(\ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_2) \\ 0 \end{bmatrix}, \quad {}^2\tau_{c2} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$



## 7.7 牛顿-欧拉递推动力学方程

□ 内推连杆关节力和力矩（连杆2）：

$${}^2\mathbf{f}_2 = {}^2\mathbf{f}_{c2}, {}^2\boldsymbol{\tau}_2 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ m_2 l_1 l_2 c_2 \ddot{\theta}_1 + m_2 l_1 l_2 s_2 \dot{\theta}_1^2 + m_2 l_2 g c_{12} + m_2 l_2^2 (\ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_2) \end{bmatrix}$$

□ 内推连杆关节力和力矩（连杆1）：

$${}^1\mathbf{f}_1 = \begin{bmatrix} c_2 & -s_2 & 0 \\ s_2 & c_2 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} m_2 l_1 s_2 \ddot{\theta}_1 - m_2 l_1 c_2 \dot{\theta}_1^2 - m_2 l_2 (\dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2)^2 + m_2 g s_{12} \\ m_2 l_1 c_2 \ddot{\theta}_1 - m_2 l_1 s_2 \dot{\theta}_1^2 + m_2 l_2 (\ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_2) + m_2 g c_{12} \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} -m_1 l_1 \dot{\theta}_1^2 + m_1 g s_1 \\ m_1 l_1 \ddot{\theta}_1 + m_1 g c_1 \\ 0 \end{bmatrix},$$

$${}^1\boldsymbol{\tau}_1 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ m_2 l_1 l_2 c_2 \ddot{\theta}_1 + m_2 l_2^2 (\ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_2) + m_2 l_1 l_2 s_2 \dot{\theta}_1^2 + m_2 l_2 g c_{12} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ m_1 l_1^2 \ddot{\theta}_1 + m_1 l_1 g c_1 \end{bmatrix}$$

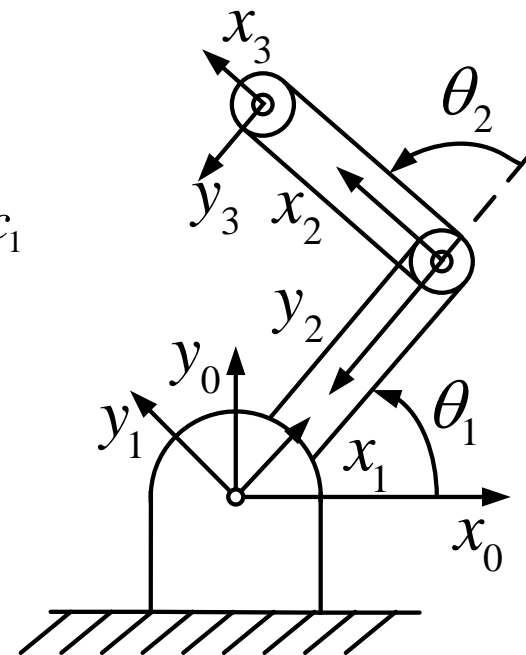
$$+ \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ m_2 l_1^2 \ddot{\theta}_1 + m_2 l_1 l_2 c_2 (\ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_2) - m_2 l_1 l_2 s_2 (\dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2)^2 + m_2 l_1 g c_1 \end{bmatrix}$$



## 7.7 牛顿-欧拉递推动力学方程

□ 计算z轴分量，得到两关节力矩：

$$\begin{cases} \tau_1 = m_2 l_2^2 (\ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_2) + m_2 l_1 l_2 c_2 (2\ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_2) + (m_1 + m_2) l_1^2 \ddot{\theta}_1 \\ \quad - m_2 l_1 l_2 s_2 \dot{\theta}_2^2 - 2m_2 l_1 l_2 s_2 \dot{\theta}_1 \dot{\theta}_2 + m_2 l_2 g c_{12} + (m_1 + m_2) l_1 g c_1 \\ \tau_2 = m_2 l_1 l_2 c_2 \ddot{\theta}_1 + m_2 l_2^2 (\ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_2) + m_2 l_1 l_2 s_2 \dot{\theta}_1^2 + m_2 l_2 g c_{12} \end{cases}$$



□ 上式为关节驱动力矩作为关节位移、速度和加速度的显函数表达式，即为平面2R机械手动力学方程的封闭形式。

## 7.8 基于指数积的牛顿-欧拉方法

### □ 速度变换关系（物体坐标系—第4章公式）：

速度递推：外推

$$V_i^b = \text{Ad}_V({}^{i-1}\mathbf{T}^{-1})V_{i-1}^b + L_i\dot{q}_i$$

运动旋量的坐标变换

### □ 对上式求导得加速度变换关系：

$L_i$ 表示*i*关节轴线在*{i}*中的表示

加速度递推：外推

$$\begin{aligned}\dot{V}_i^b &= L_i\ddot{q}_i + \text{Ad}_V({}^{i-1}\dot{\mathbf{T}}^{-1})\dot{V}_{i-1}^b + \text{Ad}_V({}^{i-1}\mathbf{T}^{-1})\dot{V}_{i-1}^b \\ &= L_i\ddot{q}_i + \text{Ad}_V({}^{i-1}\mathbf{T}^{-1})\dot{V}_{i-1}^b - \text{ad}_V(L_i\dot{q}_i)\{\text{Ad}_V({}^{i-1}\mathbf{T}^{-1})V_{i-1}^b\}\end{aligned}$$

### □ 坐标系*{i}*中，力旋量平衡方程式为：

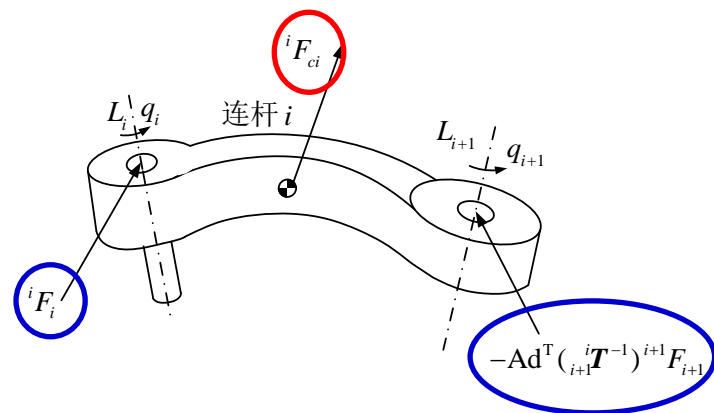
力递推：内推

$${}^iF_{ci} = {}^iF_i - \text{Ad}_V^T({}_{i+1}^i\mathbf{T}^{-1}){}^{i+1}F_{i+1}$$

### □ 将 ${}^iF_{ci}$ 表示为 $V_i^b, \dot{V}_i^b$ 的形式得递推式：

$$\begin{aligned}{}^iF_i &= \text{Ad}_V^T({}_{i+1}^i\mathbf{T}^{-1}){}^{i+1}F_{i+1} + {}^iF_{ci} \\ &= \text{Ad}_V^T({}_{i+1}^i\mathbf{T}^{-1}){}^{i+1}F_{i+1} + \mathbf{M}_i^b\dot{V}_i^b - \text{ad}_V^T(V_i^b)\mathbf{M}_i^bV_i^b\end{aligned}$$

$$\mathbf{M}_i^b = \begin{bmatrix} m_i\mathbf{I} & -m_i[{}^i\mathbf{p}_{ci}] \\ m_i[{}^i\mathbf{p}_{ci}] & {}^c_i\mathbf{I}_i - m_i[{}^i\mathbf{p}_{ci}]^2 \end{bmatrix}$$



## 7.8 基于指数积的牛顿-欧拉方法

□ 关节驱动力或力矩表示为：

$$\tau_i = {}^iL_i^T {}^iF_i$$

□ 递推动力学方程为

1) 向外递推： ( $i: 0 \rightarrow n-1$ )

$${}^{i-1}\mathbf{T} = {}^{i-1}\mathbf{T}(0)e^{[L_i]q_i}$$

$$\mathbf{V}_i^b = \text{Ad}_V({}^{i-1}\mathbf{T}^{-1})\mathbf{V}_{i-1}^b + L_i\dot{q}_i$$

$$\dot{\mathbf{V}}_i^b = L_i\ddot{q}_i + \text{Ad}_V({}^{i-1}\mathbf{T}^{-1})\dot{\mathbf{V}}_{i-1}^b - \text{ad}_V(L_i\dot{q}_i)\left\{\text{Ad}_V({}^{i-1}\mathbf{T}^{-1})\mathbf{V}_{i-1}^b\right\}$$

2) 向内递推： ( $i: n \rightarrow 1$ )

$${}^iF_i = \text{Ad}_V^T({}_{i+1}{}^i\mathbf{T}^{-1}){}^{i+1}F_{i+1} + \mathbf{M}_i^b\dot{\mathbf{V}}_i^b - \text{ad}_V^T(\mathbf{V}_i^b)\mathbf{M}_i^b\mathbf{V}_i^b,$$

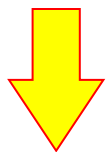
$$\tau_i = {}^iL_i^T {}^iF_i$$

## 7.9 关节空间的动力学方程

### □ 2R平面机械手动力学方程：

$$\begin{cases} \tau_1 = m_2 l_2^2 (\ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_2) + m_2 l_1 l_2 c_2 (2\ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_2) + (m_1 + m_2) l_1^2 \ddot{\theta}_1 \\ \quad - m_2 l_1 l_2 s_2 \dot{\theta}_2^2 - 2m_2 l_1 l_2 s_2 \dot{\theta}_1 \dot{\theta}_2 + m_2 l_2 g c_{12} + (m_1 + m_2) l_1 g c_1 \\ \tau_2 = m_2 l_1 l_2 c_2 \ddot{\theta}_1 + m_2 l_2^2 (\ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_2) + m_2 l_1 l_2 s_2 \dot{\theta}_1^2 + m_2 l_2 g c_{12} \end{cases}$$

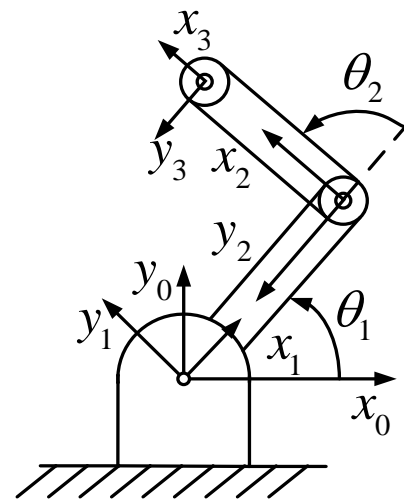
$$\boldsymbol{\tau} = \begin{bmatrix} \tau_1 \\ \tau_2 \end{bmatrix}, \quad \mathbf{q} = \begin{bmatrix} \theta_1 \\ \theta_2 \end{bmatrix}$$



$$\mathbf{D}(\mathbf{q}) = \begin{bmatrix} m_1 l_1^2 + m_2 (l_1^2 + l_2^2 + 2l_1 l_2 c_2) & m_2 (l_2^2 + l_1 l_2 c_2) \\ m_2 (l_2^2 + l_1 l_2 c_2) & m_2 l_2^2 \end{bmatrix}$$

$$\mathbf{h}(\mathbf{q}, \dot{\mathbf{q}}) = \begin{bmatrix} -m_2 l_1 l_2 s_2 \dot{\theta}_2^2 - 2m_2 l_1 l_2 s_2 \dot{\theta}_1 \dot{\theta}_2 \\ m_2 l_1 l_2 s_2 \dot{\theta}_1^2 \end{bmatrix}$$

$$\mathbf{G}(\mathbf{q}) = \begin{bmatrix} m_2 l_2 g c_{12} + (m_1 + m_2) l_1 g c_1 \\ m_2 l_2 g c_{12} \end{bmatrix}$$



## 7.9 关节空间的动力学方程

□ 2R平面机械手动力学方程可表示为：

$$\tau = D(q)\ddot{q} + h(q, \dot{q}) + G(q)$$

- ◆ 状态变量为  $(q, \dot{q})$ ，上式是在关节空间描述的动力学方程
- ◆ 其中  $D(q)$  为  $n \times n$  质量矩阵（对称、正定）、 $h(q, \dot{q})$  是  $n \times 1$  离心力和科氏力矢量， $G(q)$  是  $n \times 1$  的重力矢量；
- ◆ 科氏力  $(-2m_2l_1l_2s_2\dot{\theta}_1\dot{\theta}_2)$  与两个关节速度的乘积有关；离心力  $(-m_2l_1l_2s_2\dot{\theta}_2^2)$  与关节速度的平方有关；

$$h(q, \dot{q}) = \begin{bmatrix} -m_2l_1l_2s_2\dot{\theta}_2^2 - 2m_2l_1l_2s_2\dot{\theta}_1\dot{\theta}_2 \\ m_2l_1l_2s_2\dot{\theta}_1^2 \end{bmatrix}$$

- ◆ 故与速度有关的项可进一步表示为： $h(q, \dot{q}) = B(q)[\dot{q} \dot{q}] + C(q)[\dot{q}^2]$

$$B(q) = \begin{bmatrix} -2m_2l_1l_2s_2 \\ 0 \end{bmatrix}; \quad C(q) = \begin{bmatrix} 0 & -m_2l_1l_2s_2 \\ m_2l_1l_2s_2 & 0 \end{bmatrix}$$

## 7.9 操作空间的动力学方程

□ 与关节空间动力学方程相同，操作力 $F$ 与末端加速度 $\ddot{x}$ 存在关系：

$$F = V(q)\ddot{x} + u(q, \dot{q}) + p(q)$$

$V(q), u(q, \dot{q}), p(q)$  分别称为操作空间的惯性矩阵、科氏力和离心力向量、重力向量； $x$ 表示末端操作臂位姿； $F$ 是广义操作力矢量。

□ 关节力与操作力之间关系： $\tau = J^T(q)F$

□ 操作空间速度与关节空间速度之间关系： $\dot{x} = J(q)\dot{q}$

□ 进而可推导操作空间动力学方程与关节空间动力学方程关系：

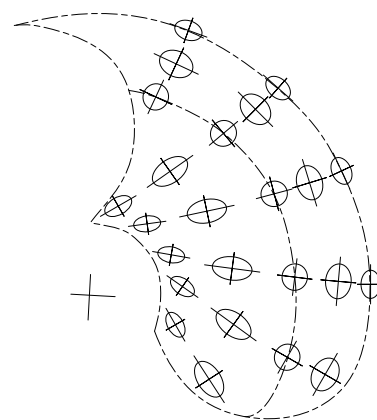
$$V(q) = J^{-T}(q)D(q)J^{-1}(q),$$

$$u(q, \dot{q}) = J^{-T}(q)h(q, \dot{q}) - V(q)\dot{J}(q)\dot{q},$$

$$p(q) = J^{-T}(q)G(q)$$

## 7.10 动力学性能指标

- 机器人在奇异点处会丧失一个或多个自由度，在奇异点附近，其动力学性能也会变差；
- 评价动力学性能：对于机器人结构设计、工作空间的选择、轨迹规划和控制方案的拟定都具有重要作用；
- Asada提出广义惯性椭球GIE：实质是利用笛卡尔惯性矩阵  $V(q) = J^{-T}(q)D(q)J^{-1}(q)$  的**特征值度量笛卡尔各方向的加速特性**；
- 对于二次型方程：  $x^T V(q)x = 1$ ，表示n维空间的一个椭球，椭球主轴方向是  $V(q)$  的特征矢量方向，主轴长度是特征值的平方根。
- 在工作空间任一点，由公式可构造一个椭球，该点动力学特性可由该点对应的椭球评估，**椭球越接近球，动力学特性越好。**



## 7.10 动力学性能指标

□ Yoshikawa提出动态可操作性椭圆DME：基于 $m \times n$ 阶矩阵 $E(q)$ (表示机器人关节驱动力矩与操作加速度之间的关系)奇异值分解：

$$E(q) = U \Sigma V^T,$$
$$\Sigma = \begin{bmatrix} \sigma_1 & & & 0 \\ & \sigma_2 & & \\ & & \ddots & \\ 0 & & & \sigma_m & \\ & & & & 0 \end{bmatrix}$$

□ 构造动态性能指标：

$$\begin{cases} w_1 = \sigma_1 \sigma_2 \cdots \sigma_m \\ w_2 = \sigma_1 / \sigma_m \\ w_3 = \sigma_m \\ w_4 = (\sigma_1 \sigma_2 \cdots \sigma_m)^{\frac{1}{m}} = w_1^{\frac{1}{m}} \end{cases}$$

□ 仿照运动学灵巧度，将  $w_1$  定义为动态可操作性度量指标：

$$w_1 = \sqrt{\det E(q) E^T(q)}$$