

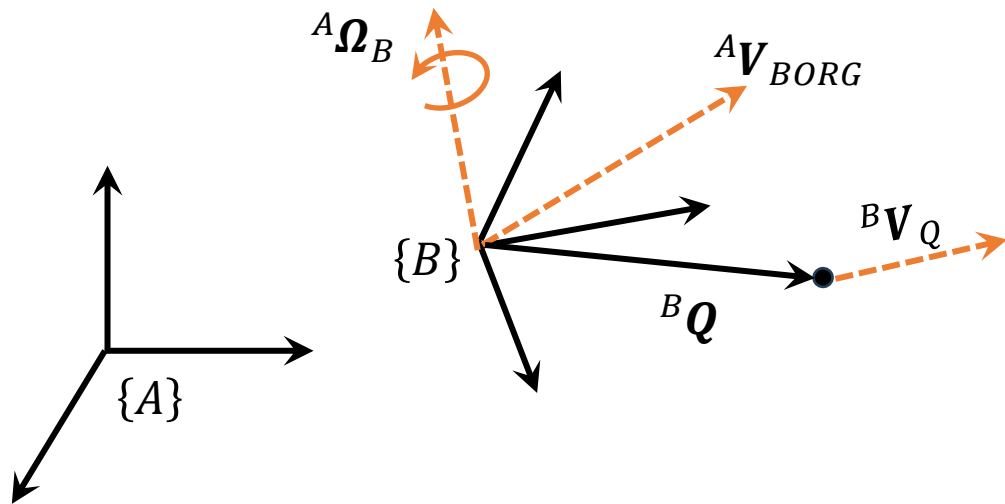
# 机器人建模与控制

## 第7章 机器人动力学

# 7.1 速度和加速度的传递

## 7.1.1 线速度和角速度的传递

- 点 $Q$ 以线速度 ${}^B\mathbf{V}_Q$ 相对于坐标系 $\{B\}$ 运动
- $\{B\}$ 的原点以线速度 ${}^A\mathbf{V}_{BORG}$ 相对于坐标系 $\{A\}$ 运动
- $\{B\}$ 以角速度 ${}^A\boldsymbol{\Omega}_B$ 绕坐标系 $\{A\}$ 运动



- 线速度的传递关系为:

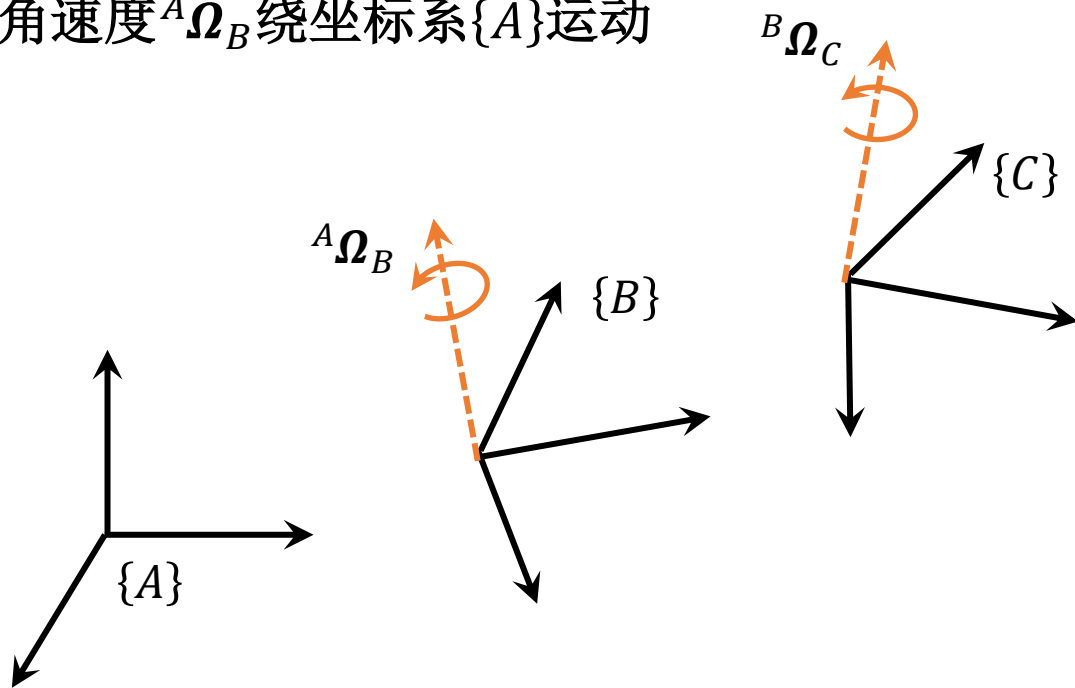
$${}^A\mathbf{V}_Q = {}^A\mathbf{V}_{BORG} + {}^A\mathbf{R}^B {}^B\mathbf{V}_Q + {}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A\mathbf{R}^B {}^B\mathbf{Q}$$

注意：需要用到角速度 ${}^A\boldsymbol{\Omega}_B$

# 7.1 速度和加速度的传递

## 7.1.1 线速度和角速度的传递

- 坐标系 $\{C\}$ 以角速度 ${}^B\boldsymbol{\Omega}_C$ 绕坐标系 $\{B\}$ 运动
- $\{B\}$ 以角速度 ${}^A\boldsymbol{\Omega}_B$ 绕坐标系 $\{A\}$ 运动



- 坐标系 $\{C\}$ 绕坐标系 $\{A\}$ 运动的角速度为：

$${}^A\boldsymbol{\Omega}_C = {}^A\boldsymbol{\Omega}_B + {}^A\mathbf{R}^B\boldsymbol{\Omega}_C$$

# 7.1 速度和加速度的传递

## 7.1.2 线加速度的传递

- 线加速度的传递可通过对线速度传递关系式的**求导**获得
- **特殊情况**：坐标系{A}的原点和坐标系{B}的原点**重合**，有：

$${}^A\mathbf{V}_Q = {}^A\mathbf{R}^B\mathbf{V}_Q + {}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A\mathbf{R}^B\mathbf{Q}$$

求导



$${}^A\dot{\mathbf{V}}_Q = \frac{d}{dt}({}^A\mathbf{R}^B\mathbf{V}_Q) + {}^A\dot{\boldsymbol{\Omega}}_B \times {}^A\mathbf{R}^B\mathbf{Q} + {}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times \frac{d}{dt}({}^A\mathbf{R}^B\mathbf{Q})$$

- 注意到：  ${}^A\mathbf{V}_Q = \frac{d}{dt}({}^A\mathbf{R}^B\mathbf{Q}) = {}^A\mathbf{R}^B\mathbf{V}_Q + {}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A\mathbf{R}^B\mathbf{Q}$

- 同理有：  $\frac{d}{dt}({}^A\mathbf{R}^B\mathbf{V}_Q) = {}^A\mathbf{R}^B\dot{\mathbf{V}}_Q + {}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A\mathbf{R}^B\mathbf{V}_Q$



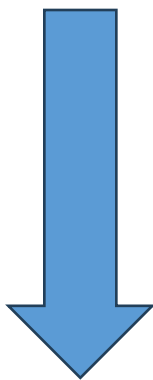
$$\begin{aligned} {}^A\dot{\mathbf{V}}_Q &= {}^A\mathbf{R}^B\dot{\mathbf{V}}_Q + {}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A\mathbf{R}^B\mathbf{V}_Q + {}^A\dot{\boldsymbol{\Omega}}_B \times {}^A\mathbf{R}^B\mathbf{Q} + {}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times ({}^A\mathbf{R}^B\mathbf{V}_Q + {}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A\mathbf{R}^B\mathbf{Q}) \\ &= {}^A\mathbf{R}^B\dot{\mathbf{V}}_Q + 2{}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A\mathbf{R}^B\mathbf{V}_Q + {}^A\dot{\boldsymbol{\Omega}}_B \times {}^A\mathbf{R}^B\mathbf{Q} + {}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times ({}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A\mathbf{R}^B\mathbf{Q}) \end{aligned}$$

# 7.1 速度和加速度的传递

## 7.1.2 线加速度的传递

- 一般情况：如果坐标系{A}的原点和坐标系{B}的原点不重合
- 需加上{B}原点的线加速度

$${}^A\dot{\mathbf{V}}_Q = {}^A\dot{\mathbf{V}}_{BORG} + {}^A_B\mathbf{R}^B\dot{\mathbf{V}}_Q + 2{}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{V}_Q + {}^A\dot{\boldsymbol{\Omega}}_B \times {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{Q} + {}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times ({}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{Q})$$



- 如果矢量 ${}^B\mathbf{Q}$ 保持不动
- 即：  ${}^B\mathbf{V}_Q = \mathbf{0}, {}^B\dot{\mathbf{V}}_Q = \mathbf{0}$

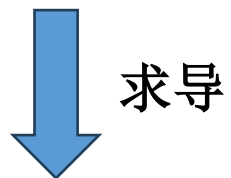
$${}^A\dot{\mathbf{V}}_Q = {}^A\dot{\mathbf{V}}_{BORG} + {}^A\dot{\boldsymbol{\Omega}}_B \times {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{Q} + {}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times ({}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{Q})$$

# 7.1 速度和加速度的传递

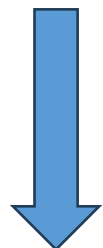
## 7.1.3 角加速度的传递

- 类似的，角加速度的传递关系可以通过对角速度传递关系式求导得到

$${}^A\boldsymbol{\Omega}_C = {}^A\boldsymbol{\Omega}_B + {}^A_B\mathbf{R}^B\boldsymbol{\Omega}_C$$



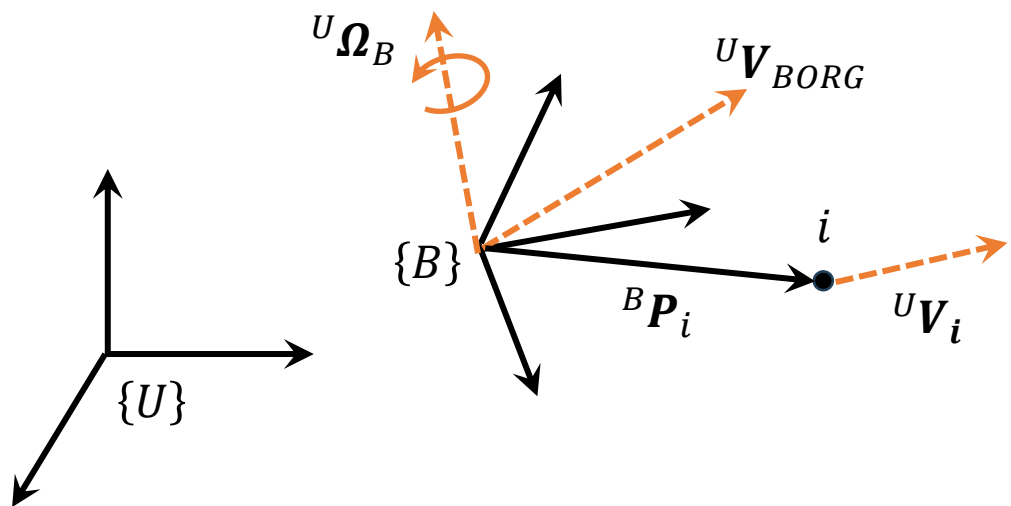
$${}^A\dot{\boldsymbol{\Omega}}_C = {}^A\dot{\boldsymbol{\Omega}}_B + \frac{d}{dt}({}^A_B\mathbf{R}^B\boldsymbol{\Omega}_C)$$



$$\frac{d}{dt}({}^A_B\mathbf{R}^B\boldsymbol{\Omega}_C) = {}^A_B\mathbf{R}^B\dot{\boldsymbol{\Omega}}_C + {}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A_B\mathbf{R}^B\boldsymbol{\Omega}_C$$

$${}^A\dot{\boldsymbol{\Omega}}_C = {}^A\dot{\boldsymbol{\Omega}}_B + {}^A_B\mathbf{R}^B\dot{\boldsymbol{\Omega}}_C + {}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A_B\mathbf{R}^B\boldsymbol{\Omega}_C$$

## 7.2 刚体的惯性张量与欧拉方程



- 考虑多个质点连接形成刚体
- 设质点 $i$ 的质量为 $m_i$ ，则刚体的总质量 $m = \sum_i m_i$
- 考虑该刚体的联体坐标系 $\{B\}$ 。在惯性坐标系 $\{U\}$ 中，有：

$${}^U \mathbf{V}_i = {}^U \mathbf{V}_{BORG} + {}^U \boldsymbol{\Omega}_B \times {}^U_B \mathbf{R}^B \mathbf{P}_i$$

- ${}^U \mathbf{V}_i$ 表示质点 $i$ 在 $\{U\}$ 中的速度

- 对速度 ${}^U \mathbf{V}_i$ 求导获得其加速度：

$${}^U \dot{\mathbf{V}}_i = {}^U \dot{\mathbf{V}}_{BORG} + {}^U \dot{\boldsymbol{\Omega}}_B \times {}^U_B \mathbf{R}^B \mathbf{P}_i + {}^U \boldsymbol{\Omega}_B \times ({}^U \boldsymbol{\Omega}_B \times {}^U_B \mathbf{R}^B \mathbf{P}_i)$$

- 注意：由于是刚体， ${}^B \dot{\mathbf{P}}_i = \mathbf{0}$

- 作用在质点 $i$ 上的力：

$${}^U(\mathbf{f}_i) = m_i {}^U \dot{\mathbf{V}}_i = m_i \left( {}^U \dot{\mathbf{V}}_{BORG} + {}^U \dot{\boldsymbol{\Omega}}_B \times {}^U_B \mathbf{R}^B \mathbf{P}_i + {}^U \boldsymbol{\Omega}_B \times ({}^U \boldsymbol{\Omega}_B \times {}^U_B \mathbf{R}^B \mathbf{P}_i) \right)$$

## 7.2 刚体的惯性张量与欧拉方程

- 作用在质点 $i$ 上的**力矩**:

$${}^U({}^B\mathbf{N}_i) = {}^U_B\mathbf{R}^B\mathbf{P}_i \times {}^U(\mathbf{f}_i) = m_i {}^U_B\mathbf{R}^B\mathbf{P}_i \times \left( {}^U\dot{\mathbf{V}}_{BORG} + {}^U\dot{\boldsymbol{\Omega}}_B \times {}^U_B\mathbf{R}^B\mathbf{P}_i + {}^U\boldsymbol{\Omega}_B \times ({}^U\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^U_B\mathbf{R}^B\mathbf{P}_i) \right)$$

- 作用在整个刚体上的**总力矩**:

$$\begin{aligned} {}^U({}^B\mathbf{N}) &= \sum_i {}^U({}^B\mathbf{N}_i) = \sum_i m_i {}^U_B\mathbf{R}^B\mathbf{P}_i \times \left( {}^U\dot{\mathbf{V}}_{BORG} + {}^U\dot{\boldsymbol{\Omega}}_B \times {}^U_B\mathbf{R}^B\mathbf{P}_i + {}^U\boldsymbol{\Omega}_B \times ({}^U\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^U_B\mathbf{R}^B\mathbf{P}_i) \right) \\ &= \sum_i m_i {}^U_B\mathbf{R}^B\mathbf{P}_i \times {}^U\dot{\mathbf{V}}_{BORG} + \sum_i m_i {}^U_B\mathbf{R}^B\mathbf{P}_i \times ({}^U\dot{\boldsymbol{\Omega}}_B \times {}^U_B\mathbf{R}^B\mathbf{P}_i) \\ &\quad + \sum_i m_i {}^U_B\mathbf{R}^B\mathbf{P}_i \times ({}^U\boldsymbol{\Omega}_B \times ({}^U\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^U_B\mathbf{R}^B\mathbf{P}_i)) \end{aligned}$$

注意叉乘不满足乘法结合律，不能将后面的括号去掉



## 7.2 刚体的惯性张量与欧拉方程

- 如果将联体坐标系 $\{B\}$ 的原点选在刚体质心上，则有：

$$\sum_i m_i {}^B \mathbf{P}_i = \mathbf{0}$$

- 为强调联体坐标系原点在刚体质心上这一情况，下面用 $\{C\}$ 替代 $\{B\}$

- $\sum_i m_i {}^B \mathbf{P}_i = \mathbf{0}$ ，则有 $\sum_i m_i {}^U_B \mathbf{R}^B \mathbf{P}_i \times {}^U \dot{\mathbf{V}}_{BORG} = \mathbf{0}$

- 总力矩可简化为：

$${}^U({}^C \mathbf{N}) = \sum_i m_i {}^U_C \mathbf{R}^C \mathbf{P}_i \times ({}^U \dot{\boldsymbol{\Omega}}_C \times {}^U_C \mathbf{R}^C \mathbf{P}_i) + \sum_i m_i {}^U_C \mathbf{R}^C \mathbf{P}_i \times ({}^U \boldsymbol{\Omega}_C \times ({}^U \boldsymbol{\Omega}_C \times {}^U_C \mathbf{R}^C \mathbf{P}_i))$$

- 计算 ${}^U({}^C \mathbf{N})$ 在坐标系 $\{C\}$ 中的表示：

$$\begin{aligned} {}^C({}^C \mathbf{N}) &= {}^C \mathbf{N} = {}^C_U \mathbf{R} {}^U({}^C \mathbf{N}) \\ &= {}^C_U \mathbf{R} \left( \sum_i m_i {}^U_C \mathbf{R}^C \mathbf{P}_i \times ({}^U \dot{\boldsymbol{\Omega}}_C \times {}^U_C \mathbf{R}^C \mathbf{P}_i) + \sum_i m_i {}^U_C \mathbf{R}^C \mathbf{P}_i \times ({}^U \boldsymbol{\Omega}_C \times ({}^U \boldsymbol{\Omega}_C \times {}^U_C \mathbf{R}^C \mathbf{P}_i)) \right) \end{aligned}$$

## 7.2 刚体的惯性张量与欧拉方程

- ${}^C N$  的第一项

$${}^C_U R \left( \sum_i m_i {}^U_C R {}^C P_i \times ({}^U \dot{\Omega}_C \times {}^U_C R {}^C P_i) \right) = \sum_i m_i {}^C_U R {}^U_C R {}^C P_i \times ({}^C_U R ({}^U \dot{\Omega}_C \times {}^U_C R {}^C P_i))$$

$$= \sum_i m_i {}^C P_i \times ({}^C_U R ({}^U \dot{\Omega}_C \times {}^U_C R {}^C P_i)) = \sum_i m_i {}^C P_i \times ({}^C_U R {}^U \dot{\Omega}_C \times {}^C_U R {}^U_C R {}^C P_i)$$

$$= \sum_i m_i {}^C P_i \times ({}^C ({}^U \dot{\Omega}_C) \times {}^C P_i) = \sum_i -m_i {}^C P_i \times ({}^C P_i \times {}^C ({}^U \dot{\Omega}_C))$$

$$= \sum_i -m_i {}^C P_i^\wedge {}^C P_i^\wedge ({}^U \dot{\Omega}_C) = \sum_i -m_i ({}^C P_i^\wedge)^2 {}^C \dot{\omega}_C$$

- 遵循之前符号规则，这里用  $\dot{\omega}_C = {}^U \dot{\Omega}_C$ ，表示该（联体）质心坐标系在惯性坐标系  $\{U\}$  中的角加速度

## 7.2 刚体的惯性张量与欧拉方程

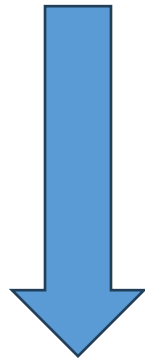
●  ${}^C N$  的第二项

$$\begin{aligned}
 & {}^C_U R \left( \sum_i m_i {}^U_C R {}^C P_i \times \left( {}^U \Omega_C \times \left( {}^U \Omega_C \times {}^U_C R {}^C P_i \right) \right) \right) \\
 &= \sum_i m_i {}^C_U R {}^U_C R {}^C P_i \times \left( {}^C_U R \left( {}^U \Omega_C \times \left( {}^U \Omega_C \times {}^U_C R {}^C P_i \right) \right) \right) \\
 &= \sum_i m_i {}^C P_i \times \left( {}^C_U R {}^U \Omega_C \times {}^C_U R \left( {}^U \Omega_C \times {}^U_C R {}^C P_i \right) \right) \\
 &= \sum_i m_i {}^C P_i \times \left( {}^C \left( {}^U \Omega_C \right) \times \left( {}^C_U R {}^U \Omega_C \times {}^C_U R {}^U_C R {}^C P_i \right) \right) \\
 &= \sum_i m_i {}^C P_i \times \left( {}^C \left( {}^U \Omega_C \right) \times \left( {}^C \left( {}^U \Omega_C \right) \times {}^C P_i \right) \right) \\
 &= \sum_i -m_i {}^C \left( {}^U \Omega_C \right) \times \left( {}^C P_i \times \left( {}^C P_i \times {}^C \left( {}^U \Omega_C \right) \right) \right) \\
 &= \sum_i -m_i {}^C \omega_C^\wedge \left( {}^C P_i^\wedge \right)^2 {}^C \omega_C
 \end{aligned}$$

- 遵循之前符号规则，这里用  $\omega_C = {}^U \Omega_C$ ，表示该（联体）质心坐标系在惯性坐标系  $\{U\}$  中的角速度

## 7.2 刚体的惯性张量与欧拉方程

$${}^C N = \sum_i -m_i ({}^C \mathbf{P}_i^\wedge)^2 {}^C \dot{\boldsymbol{\omega}}_C + \sum_i -m_i {}^C \boldsymbol{\omega}_C^\wedge ({}^C \mathbf{P}_i^\wedge)^2 {}^C \boldsymbol{\omega}_C$$



$$\text{记 } {}^C I = \sum_i -m_i ({}^C \mathbf{P}_i^\wedge)^2$$

$${}^C N = {}^C I {}^C \dot{\boldsymbol{\omega}}_C + {}^C \boldsymbol{\omega}_C \times {}^C I {}^C \boldsymbol{\omega}_C$$

- 该式为旋转刚体的**欧拉方程**
- 欧拉方程描述了作用在刚体上的力矩 ${}^C N$ 与刚体旋转角速度 ${}^C \boldsymbol{\omega}_C$ 和角加速度 ${}^C \dot{\boldsymbol{\omega}}_C$ 之间的关系
- ${}^C I$ 称为刚体的**惯性张量 (inertia tensor)**，或**旋转惯性矩阵 (rotational inertia matrix)**



## 7.2 刚体的惯性张量与欧拉方程

- 可以看出,  ${}^cI$  是一个  $3 \times 3$  矩阵
- 如将  ${}^cP_i$  完整记为  $[x_i, y_i, z_i]^T$ ,  ${}^cI$  矩阵各元素为:

$${}^cI = \begin{bmatrix} \sum m_i (y_i^2 + z_i^2) & -\sum m_i x_i y_i & -\sum m_i x_i z_i \\ -\sum m_i x_i y_i & \sum m_i (x_i^2 + z_i^2) & -\sum m_i y_i z_i \\ -\sum m_i x_i z_i & -\sum m_i y_i z_i & \sum m_i (x_i^2 + y_i^2) \end{bmatrix}$$

- 记为:

$${}^cI =: \begin{bmatrix} I_{xx} & -I_{xy} & -I_{xz} \\ -I_{xy} & I_{yy} & -I_{yz} \\ -I_{xz} & -I_{yz} & I_{zz} \end{bmatrix}$$

## 7.2 刚体的惯性张量与欧拉方程

- 考虑质量连续分布的刚体
- 用密度函数 $\rho(x, y, z)$ 和微分单元体 $dV$ 的乘积替代点质量，用积分运算替代求和运算，可得：

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

$$I_{xx} = \int_B (y^2 + z^2) \rho(x, y, z) dV$$

$$I_{yy} = \int_B (x^2 + z^2) \rho(x, y, z) dV$$

$$I_{zz} = \int_B (x^2 + y^2) \rho(x, y, z) dV$$

$$I_{xy} = \int_B xy \rho(x, y, z) dV$$

$$I_{xz} = \int_B xz \rho(x, y, z) dV$$

$$I_{yz} = \int_B yz \rho(x, y, z) dV$$

- 惯性张量是一个对称矩阵
- 惯性张量中的对角元素 $I_{xx}$ 、 $I_{yy}$ 和 $I_{zz}$ 称为**惯性矩 (mass moments of inertia)**
- 非对角元素 $I_{xy}$ 、 $I_{xz}$ 和 $I_{yz}$ 称为**惯性积 (mass product of inertia)**

## 7.2 刚体的惯性张量与欧拉方程

- 例7-1: 考虑如图中的质量为 $m$ , 长度为 $l$ , 宽度为 $w$ , 高度为 $h$ 的长方体连杆。连杆的质量是均匀分布的。建立如图所示的（原点）位于长方体连杆质心的联体坐标系 $\{C\}$ 。计算该连杆在 $\{C\}$ 下的惯性张量。

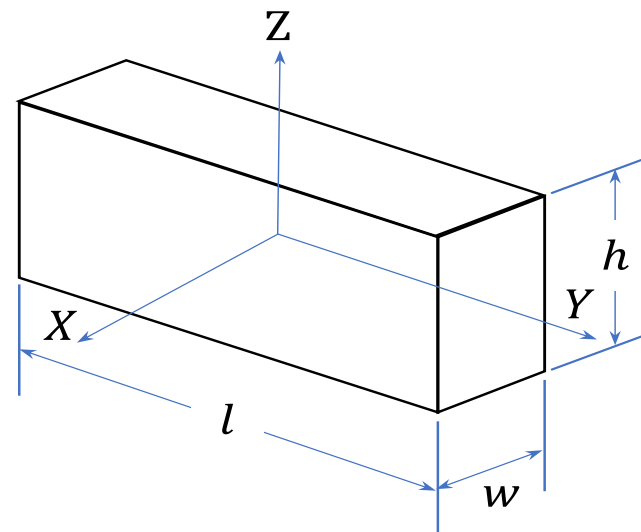
解：该连杆的密度 $\rho = \frac{m}{hlw}$ 。

(1) 惯性矩：

$$\begin{aligned}
 I_{xx} &= \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} \int_{-\frac{l}{2}}^{\frac{l}{2}} \left( \int_{-\frac{w}{2}}^{\frac{w}{2}} (y^2 + z^2) \rho dx \right) dy dz \\
 &= \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} \int_{-\frac{l}{2}}^{\frac{l}{2}} w(y^2 + z^2) \rho dy dz = w\rho \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} \int_{-\frac{l}{2}}^{\frac{l}{2}} d \left( \frac{y^3}{3} + z^2 y \right) dz \\
 &= w\rho \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} \left( \frac{l^3}{12} + z^2 l \right) dz = w\rho \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} d \left( \frac{l^3 z}{12} + \frac{z^3 l}{3} \right) = w\rho \left( \frac{l^3 h}{12} + \frac{h^3 l}{12} \right) \\
 &= \frac{m}{12} (l^2 + h^2)
 \end{aligned}$$

类似的，可计算得：

$$I_{yy} = \frac{m}{12} (h^2 + w^2), I_{zz} = \frac{m}{12} (w^2 + l^2)$$



## 7.2 刚体的惯性张量与欧拉方程

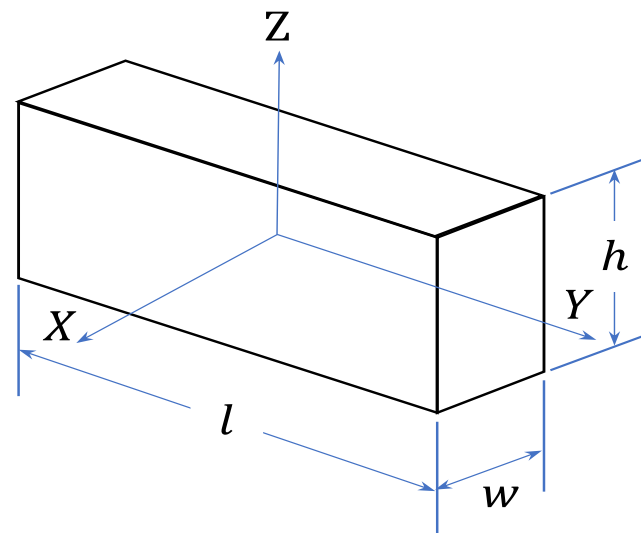
(2) 惯性积:

$$I_{xy} = \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} \int_{-\frac{l}{2}}^{\frac{l}{2}} \left( \int_{-\frac{w}{2}}^{\frac{w}{2}} xy \rho dx \right) dy dz$$

$$= \rho \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} \int_{-\frac{l}{2}}^{\frac{l}{2}} \left( \int_{-\frac{w}{2}}^{\frac{w}{2}} d \frac{x^2 y}{2} \right) dy dz = 0$$

类似的, 可计算得:

$$I_{yz} = 0, I_{yz} = 0$$



(3) 该连杆在{C}下的惯性张量:

$${}^c \mathbf{I} = \begin{bmatrix} \frac{m}{12}(l^2 + h^2) & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m}{12}(h^2 + w^2) & 0 \\ 0 & 0 & \frac{m}{12}(w^2 + l^2) \end{bmatrix}$$



## 7.2 刚体的惯性张量与欧拉方程

- 注意：惯性张量也可以定义在非质心坐标系中
- 例7-2: 考虑如图中的质量为 $m$ ，长度为 $l$ ，宽度为 $w$ ，高度为 $h$ 的长方体连杆。连杆的质量是均匀分布的。建立如图所示的（原点）位于长方体连杆一顶点的联体坐标系 $\{B\}$ 。计算该连杆在 $\{B\}$ 下的惯性张量。

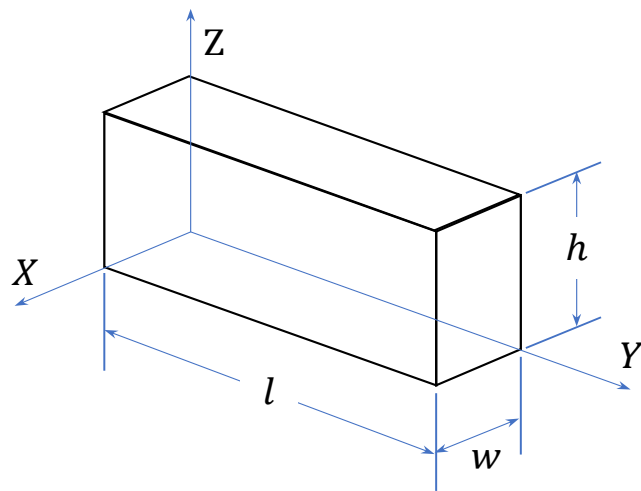
解：该连杆的密度 $\rho = \frac{m}{hlw}$ 。

(1) 惯性矩：

$$\begin{aligned}
 I_{xx} &= \int_0^h \int_0^l \left( \int_0^w (y^2 + z^2) \rho dx \right) dy dz \\
 &= \int_0^h \int_0^l w(y^2 + z^2) \rho dy dz = w\rho \int_0^h \int_0^l d \left( \frac{y^3}{3} + z^2 y \right) dz \\
 &= w\rho \int_0^h \left( \frac{l^3}{3} + z^2 l \right) dz = w\rho \int_0^h d \left( \frac{l^3 z}{3} + \frac{z^3 l}{3} \right) \\
 &= w\rho \left( \frac{l^3 h}{3} + \frac{h^3 l}{3} \right) = \frac{m}{3} (l^2 + h^2)
 \end{aligned}$$

类似的，可计算得：

$$I_{yy} = \frac{m}{3} (h^2 + w^2), I_{zz} = \frac{m}{3} (w^2 + l^2)$$



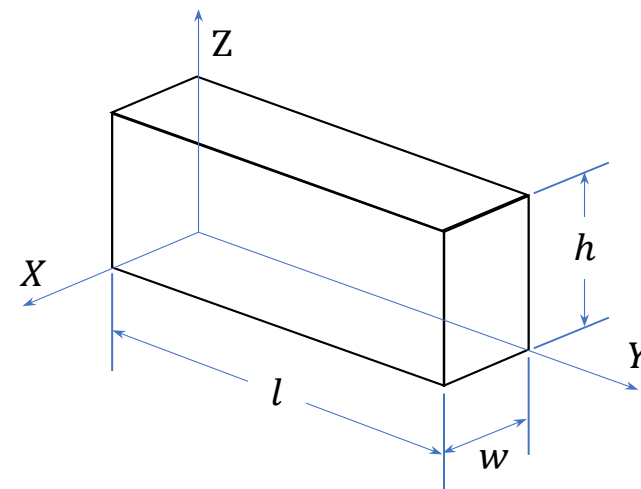
## 7.2 刚体的惯性张量与欧拉方程

(2) 惯性积:

$$\begin{aligned}
 I_{xy} &= \int_0^h \int_0^l \left( \int_0^w xy \rho dx \right) dy dz \\
 &= \rho \int_0^h \int_0^l \left( \int_0^w d \frac{x^2 y}{2} \right) dy dz \\
 &= \rho \int_0^h \int_0^l \frac{w^2 y}{2} dy dz = \rho \int_0^h \int_0^l d \frac{w^2 y^2}{4} dz = \rho \int_0^h \frac{w^2 l^2}{4} dz \\
 &= \rho \frac{w^2 l^2 h}{4} = \frac{m}{4} wl
 \end{aligned}$$

类似的, 可计算得:

$$I_{yz} = \frac{m}{4} lh, I_{xz} = \frac{m}{4} hw$$



(3) 该连杆在{B}下的惯性张量:

$${}^B \mathbf{I} = \begin{bmatrix} \frac{m}{3}(l^2 + h^2) & -\frac{m}{4}wl & -\frac{m}{4}hw \\ -\frac{m}{4}wl & \frac{m}{3}(h^2 + w^2) & -\frac{m}{4}lh \\ -\frac{m}{4}hw & -\frac{m}{4}lh & \frac{m}{3}(w^2 + l^2) \end{bmatrix}$$

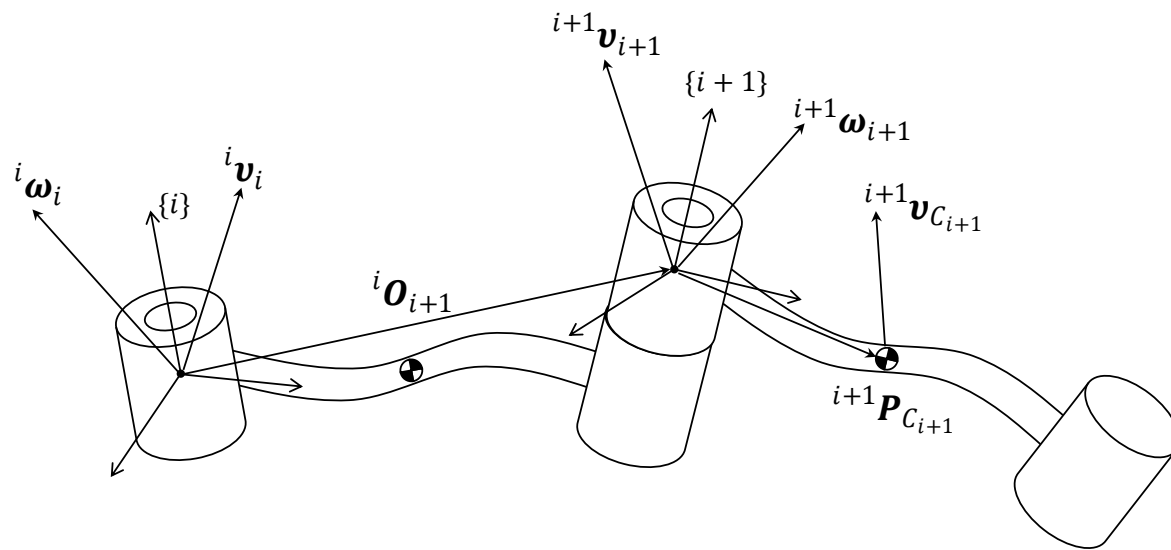
## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

- 利用牛顿-欧拉法求解动力学方程分两个阶段：
  - **向外迭代**：从（虚拟）的连杆0开始，依次计算连杆1到 $N$ 联体坐标系角速度以及加速度（线加速度和角加速度），同时利用连杆 $i$ 联体坐标系的角速度和加速度计算连杆 $i$ 质心的加速度，并利用牛顿方程和欧拉方程求取作用在连杆上的力和力矩
  - **向内迭代**：从连杆 $N$ 开始，根据力平衡方程和力矩平衡方程，依次计算出连杆 $N - 1$ 到连杆1上的力，同时计算出产生这些力和力矩所需的（转动型关节）关节力矩或（平动型关节）关节力
- 注意：下面牛顿-欧拉迭代动力学方程的讨论中**忽略了摩擦**的影响，即假设各关节均无摩擦

## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

### 7.3.1 向外迭代：速度和加速度的计算

#### (1) 连杆的速度传递：



- 考虑一般的连杆坐标系 $\{i\}$ 及其相邻连杆坐标系 $\{i+1\}$ ，已知：

$${}^i\boldsymbol{\omega}_{i+1} = {}^i\boldsymbol{\omega}_i + {}_{i+1}^i\mathbf{R}\dot{\theta}_{i+1}{}^{i+1}\hat{\mathbf{Z}}_{i+1}$$

$${}^i\mathbf{v}_{i+1} = {}^i\mathbf{v}_i + {}^i\boldsymbol{\omega}_i \times {}^i\mathbf{O}_{i+1}$$

- 左乘 ${}^{i+1}_i\mathbf{R}$ ：

$${}^{i+1}\boldsymbol{\omega}_{i+1} = {}^{i+1}_i\mathbf{R}{}^i\boldsymbol{\omega}_i + \dot{\theta}_{i+1}{}^{i+1}\hat{\mathbf{Z}}_{i+1}$$

$${}^{i+1}\mathbf{v}_{i+1} = {}^{i+1}_i\mathbf{R}({}^i\mathbf{v}_i + {}^i\boldsymbol{\omega}_i \times {}^i\mathbf{O}_{i+1})$$

## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

### 7.3.1 向外迭代：速度和加速度的计算

#### (2) 连杆的角加速度传递:

- 角加速度传递公式:

$${}^A\dot{\boldsymbol{\Omega}}_C = {}^A\dot{\boldsymbol{\Omega}}_B + {}^A_B\mathbf{R}^B\dot{\boldsymbol{\Omega}}_C + {}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A_B\mathbf{R}^B\boldsymbol{\Omega}_C$$

- 令  $\{A\} = \{0\}$ ,  $\{B\} = \{i\}$ ,  $\{C\} = \{i+1\}$ :

$$\dot{\boldsymbol{\omega}}_{i+1} = \dot{\boldsymbol{\omega}}_i + {}^0_i\mathbf{R}^i\dot{\boldsymbol{\Omega}}_{i+1} + \boldsymbol{\omega}_i \times {}^0_i\mathbf{R}^i\boldsymbol{\Omega}_{i+1}$$

- ${}^i\boldsymbol{\Omega}_{i+1} = \dot{\theta}_{i+1} {}^i\mathbf{R}^{i+1}\hat{\mathbf{Z}}_{i+1}$

- 注意:  ${}^i\boldsymbol{\Omega}_{i+1}$  和  ${}^i\boldsymbol{\omega}_{i+1}$  具有不同的物理意义

## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

$$\dot{\omega}_{i+1} = \dot{\omega}_i + {}^0_i R^i \dot{\Omega}_{i+1} + \omega_i \times {}^0_i R^i \Omega_{i+1}$$



### 7.3.1 向外迭代：速度和加速度的计算

$${}^i \Omega_{i+1} = \dot{\theta}_{i+1 i+1} {}^i R^{i+1} \hat{Z}_{i+1}$$

- 求导得：

$${}^i \dot{\Omega}_{i+1} = \ddot{\theta}_{i+1 i+1} {}^i R^{i+1} \hat{Z}_{i+1}$$

- 代入 $\dot{\omega}_{i+1}$ 式：

$$\begin{aligned} \dot{\omega}_{i+1} &= \dot{\omega}_i + {}^0_i R \ddot{\theta}_{i+1 i+1} {}^i R^{i+1} \hat{Z}_{i+1} + \omega_i \times {}^0_i R \dot{\theta}_{i+1 i+1} {}^i R^{i+1} \hat{Z}_{i+1} \\ &= \dot{\omega}_i + \ddot{\theta}_{i+1 i+1} {}^0_i R^{i+1} \hat{Z}_{i+1} + \omega_i \times \dot{\theta}_{i+1 i+1} {}^0_i R^{i+1} \hat{Z}_{i+1} \end{aligned}$$

- 两边乘上 ${}^i_0 R$ ：

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

- 为得到 $\{i\}$ 到 $\{i+1\}$ 的递归式

- 两边再乘上 ${}^{i+1}_i R$ ：

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

- 对于平动型关节，因为 $\dot{\theta}_{i+1} = 0$ ， $\ddot{\theta}_{i+1} = 0$ ，上式可简化为：

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

## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

### 7.3.1 向外迭代：速度和加速度的计算

#### (3) 连杆的线加速度传递：

- 线加速度传递公式

$${}^A\dot{V}_Q = {}^A\dot{V}_{BORG} + {}^A_B\mathbf{R}^B\dot{V}_Q + 2{}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{V}_Q + {}^A\dot{\boldsymbol{\Omega}}_B \times {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{Q} + {}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times ({}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{Q})$$

- 令 $\{A\} = \{0\}$ ,  $\{B\} = \{i\}$ ,  $Q$ 为 $\{i+1\}$ 原点：

$$\dot{\mathbf{v}}_{i+1} = \dot{\mathbf{v}}_i + {}^0_i\mathbf{R}^i\dot{\mathbf{V}}_{i+1} + 2\boldsymbol{\omega}_i \times {}^0_i\mathbf{R}^i\mathbf{V}_{i+1} + \dot{\boldsymbol{\omega}}_i \times {}^0_i\mathbf{R}^i\mathbf{O}_{i+1} + \boldsymbol{\omega}_i \times (\boldsymbol{\omega}_i \times {}^0_i\mathbf{R}^i\mathbf{O}_{i+1})$$

- 两边同乘上 ${}^i_0\mathbf{R}$ ：

$${}^i\dot{\mathbf{v}}_{i+1} = {}^i\dot{\mathbf{v}}_i + {}^i\dot{\mathbf{V}}_{i+1} + 2{}^i\boldsymbol{\omega}_i \times {}^i\mathbf{V}_{i+1} + {}^i\dot{\boldsymbol{\omega}}_i \times {}^i\mathbf{O}_{i+1} + {}^i\boldsymbol{\omega}_i \times ({}^i\boldsymbol{\omega}_i \times {}^i\mathbf{O}_{i+1})$$

- 两边再乘上 ${}^{i+1}_i\mathbf{R}$ ，可得到 $\{i\}$ 到 $\{i+1\}$ 的递归式：

$${}^{i+1}\dot{\mathbf{v}}_{i+1} = {}^{i+1}_i\mathbf{R} [{}^i\dot{\mathbf{v}}_i + {}^i\dot{\boldsymbol{\omega}}_i \times {}^i\mathbf{O}_{i+1} + {}^i\boldsymbol{\omega}_i \times ({}^i\boldsymbol{\omega}_i \times {}^i\mathbf{O}_{i+1})] + {}^{i+1}_i\mathbf{R} [{}^i\dot{\mathbf{V}}_{i+1} + 2{}^i\boldsymbol{\omega}_i \times {}^i\mathbf{V}_{i+1}]$$

## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

### 7.3.1 向外迭代：速度和加速度的计算

- 对于平动型关节：

$${}^{i+1}_i \mathbf{R}^i \mathbf{V}_{i+1} = {}^{i+1} \mathbf{V}_{i+1} = \dot{d}_{i+1} {}^{i+1} \hat{\mathbf{Z}}_{i+1}, \quad {}^{i+1}_i \mathbf{R}^i \dot{\mathbf{V}}_{i+1} = {}^{i+1} \dot{\mathbf{V}}_{i+1} = \ddot{d}_{i+1} {}^{i+1} \hat{\mathbf{Z}}_{i+1}, \quad {}^{i+1} \boldsymbol{\omega}_{i+1} = {}^{i+1}_i \mathbf{R}^i \boldsymbol{\omega}_i$$

- ${}^{i+1} \dot{\mathbf{v}}_{i+1}$  式可表示为：

$${}^{i+1} \dot{\mathbf{v}}_{i+1} = {}^{i+1}_i \mathbf{R} [{}^i \dot{\mathbf{v}}_i + {}^i \dot{\boldsymbol{\omega}}_i \times {}^i \mathbf{O}_{i+1} + {}^i \boldsymbol{\omega}_i \times ({}^i \boldsymbol{\omega}_i \times {}^i \mathbf{O}_{i+1})] + \ddot{d}_{i+1} {}^{i+1} \hat{\mathbf{Z}}_{i+1} + 2 {}^{i+1} \boldsymbol{\omega}_{i+1} \times \dot{d}_{i+1} {}^{i+1} \hat{\mathbf{Z}}_{i+1}$$

- 对于转动型关节：

$${}^i \mathbf{V}_{i+1} = \mathbf{0}, \quad {}^i \dot{\mathbf{V}}_{i+1} = \mathbf{0}$$

- ${}^{i+1} \dot{\mathbf{v}}_{i+1}$  式可简化为：

$${}^{i+1} \dot{\mathbf{v}}_{i+1} = {}^{i+1}_i \mathbf{R} [{}^i \dot{\mathbf{v}}_i + {}^i \dot{\boldsymbol{\omega}}_i \times {}^i \mathbf{O}_{i+1} + {}^i \boldsymbol{\omega}_i \times ({}^i \boldsymbol{\omega}_i \times {}^i \mathbf{O}_{i+1})]$$



## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

### 7.3.1 向外迭代：速度和加速度的计算

#### (4) 连杆质心的线加速度传递：

- 为了计算作用在连杆质心上的力，还需要计算连杆质心的加速度
- 线加速度传递公式：

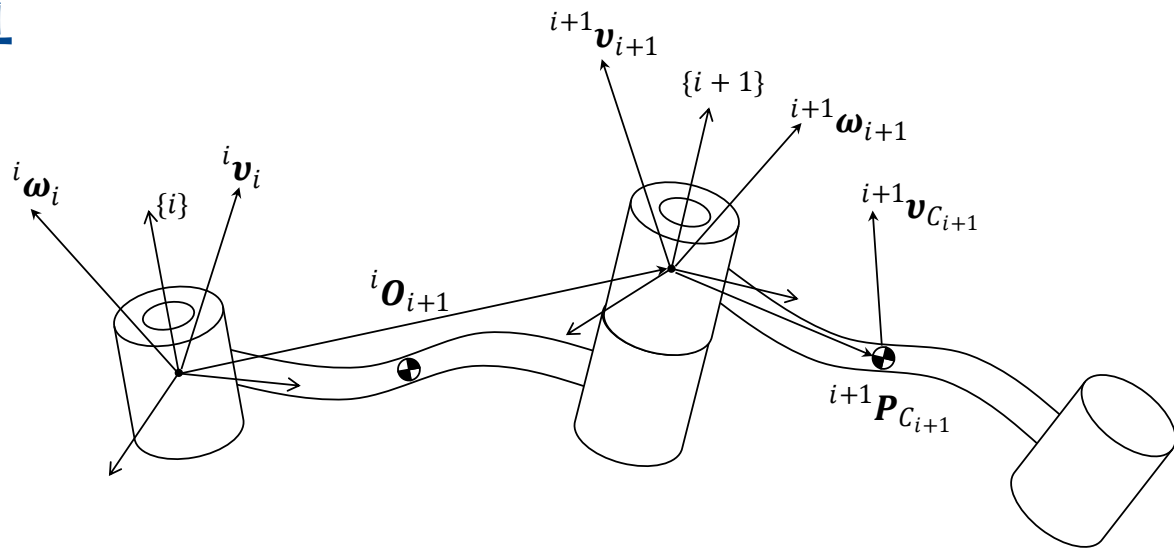
$${}^A\dot{V}_Q = {}^A\dot{V}_{BORG} + {}^A_B\mathbf{R}^B\dot{V}_Q + 2{}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{V}_Q + {}^A\dot{\boldsymbol{\Omega}}_B \times {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{Q} + {}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times ({}^A\boldsymbol{\Omega}_B \times {}^A_B\mathbf{R}^B\mathbf{Q})$$

- 选取 $\{A\} = \{0\}$ ,  $\{B\} = \{i\}$ ,  $Q$ 为连杆 $i$ 质心, 表示为 $C_i$
- 因为 ${}^B\mathbf{V}_Q = {}^i\mathbf{V}_{C_i} = \mathbf{0}$ ,  ${}^B\dot{V}_Q = {}^i\dot{V}_{C_i} = \mathbf{0}$ , 有：

$$\dot{v}_{C_i} = \dot{v}_i + \dot{\omega}_i \times {}^0\mathbf{R}^i\mathbf{P}_{C_i} + \omega_i \times (\omega_i \times {}^0\mathbf{R}^i\mathbf{P}_{C_i})$$

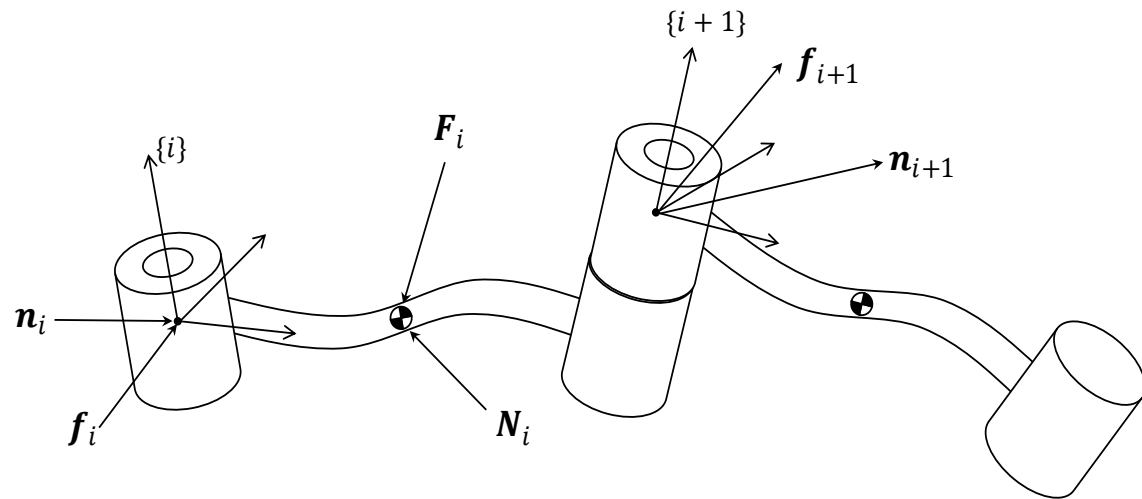
- 两边同乘上 ${}^i_0\mathbf{R}$ :

$${}^i\dot{v}_{C_i} = {}^i\dot{v}_i + {}^i\dot{\omega}_i \times {}^i\mathbf{P}_{C_i} + {}^i\omega_i \times ({}^i\omega_i \times {}^i\mathbf{P}_{C_i})$$



## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

- 由前面的计算，我们可以从连杆0开始，向外迭代计算连杆1至连杆 $n$ 的质心坐标系的线加速度、角速度和角加速度



- 接着利用牛顿-欧拉公式，可计算作用在连杆 $i$ 质心上的惯性力和力矩：

$$F_i = m_i \dot{v}_{C_i}$$

$${}^{C_i}N_i = {}^{C_i}I_i {}^{C_i}\dot{\omega}_i + {}^{C_i}\omega_i \times {}^{C_i}I_i {}^{C_i}\omega_i$$

- 坐标系 $\{C_i\}$ 的原点位于连杆质心，可以选取坐标系 $\{C_i\}$ 的各坐标轴方向与原连杆坐标系 $\{i\}$ 方向相同，则上式中 ${}^{C_i}\dot{\omega}_i = {}^i\dot{\omega}_i$ ， ${}^{C_i}\omega_i = {}^i\omega_i$
- 在连杆坐标系 $\{i\}$ 中表示 $F_i$ 和 ${}^{C_i}N_i$ ，则有

$${}^iF_i = m_i {}^i\dot{v}_{C_i}$$

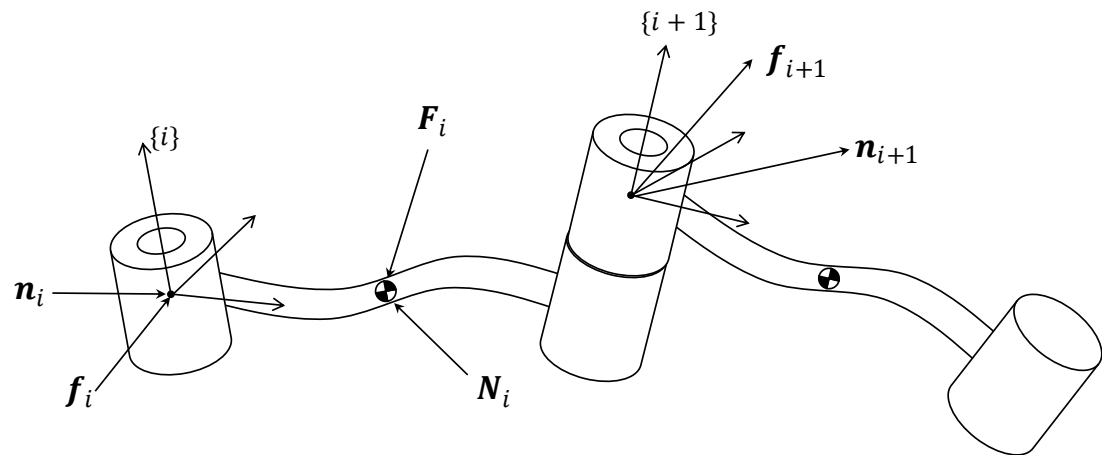
$${}^iN_i = {}^{C_i}I_i {}^i\dot{\omega}_i + {}^i\omega_i \times {}^{C_i}I_i {}^i\omega_i$$

- 这里 ${}^iN_i = {}^i({}^{C_i}N_i)$

## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

### 7.3.2 向内迭代：力和力矩的计算

- 右图为典型连杆在无重力状态下的受力情况
- 考虑连杆 $i$ ，先考虑其**力平衡方程**

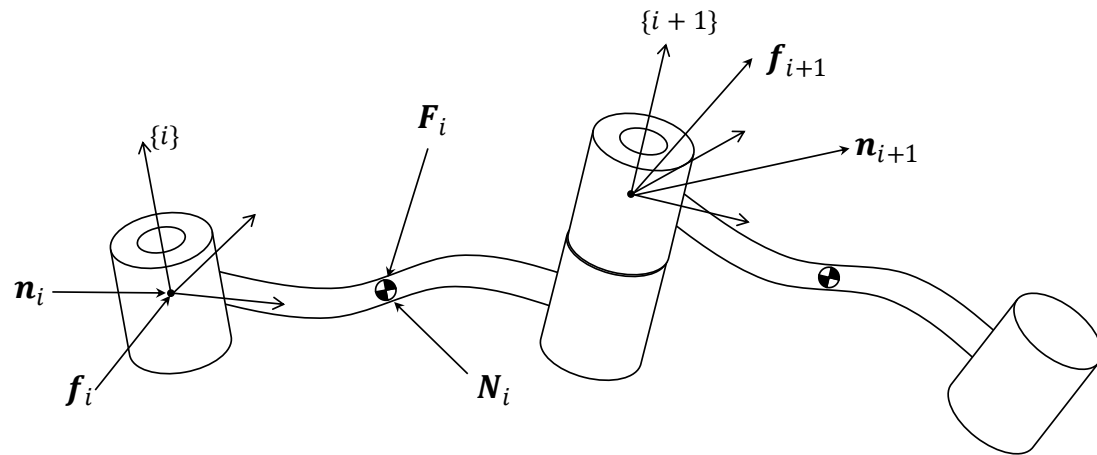


- 作用于 $\{i\}$ 原点的力向量 $f_i$ 表示连杆 $i - 1$ 施加在连杆 $i$ 上的力，力矩向量 $n_i$ 表示连杆 $i - 1$ 施加在连杆 $i$ 上的力矩
- 除了惯性力 ${}^iF_i$ ，连杆 $i$ 还受到连杆 $i - 1$ 施加在连杆 $i$ 上的 ${}^if_i$ ，这里左上标表示这两个力表示在坐标系 $\{i\}$ 下
- 由于连杆 $i$ 对连杆 $i + 1$ 有一作用力 $f_{i+1}$ ，所以连杆 $i + 1$ 对连杆 $i$ 有一反作用力 $-f_{i+1}$ ，同样的，用 ${}^{i+1}f_{i+1}$ 在坐标系 $\{i + 1\}$ 下表示 $f_{i+1}$
- 将所有作用于连杆 $i$ 上的力向量相加，得到**力平衡方程**：

$${}^iF_i = {}^if_i - {}_{i+1}^iR^{i+1}f_{i+1}$$

## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

### 7.3.2 向内迭代：力和力矩的计算



- 下面考虑作用在连杆*i*质心处的力矩平衡方程

- 在坐标系*i*中表示，除了力矩 ${}^iN_i$ ，连杆*i*还受到连杆*i* - 1施加在连杆*i*上的力矩 ${}^in_i$
- 由于连杆*i*对连杆*i* + 1有一作用力矩 ${}^in_{i+1}$ ，所以连杆*i* + 1对连杆*i*有一反作用力矩 $-{}^{i+1}n_{i+1}$ ，  
这里 ${}^in_{i+1} = {}_{i+1}^iR^{i+1}n_{i+1}$
- 存在 ${}^if_i$ 和 $-{}^if_{i+1}$ 在连杆*i*质心处产生的力矩

- 将所有力矩向量相加，得到力矩平衡方程：

$${}^iN_i = {}^in_i + (-{}^iP_{C_i}) \times {}^if_i + ({}^iO_{i+1} - {}^iP_{C_i}) \times (-{}^if_{i+1}) - {}^in_{i+1}$$

## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

### 7.3.2 向内迭代：力和力矩的计算

- 将力平衡方程与力矩平衡方程整理为连杆 $i + 1$ 到连杆 $i$ 的迭代形式：

- 力平衡方程

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

- 力矩平衡方程

$${}^i\mathbf{n}_i = {}^i\mathbf{N}_i + {}_{i+1}{}^i\mathbf{R}^{i+1}\mathbf{n}_{i+1} + {}^i\mathbf{P}_{C_i} \times {}^i\mathbf{f}_i + ({}^i\mathbf{O}_{i+1} - {}^i\mathbf{P}_{C_i}) \times {}^i\mathbf{f}_{i+1}$$

- 由于 ${}^i\mathbf{f}_i = {}^i\mathbf{f}_{i+1} + {}^i\mathbf{F}_i$ ，有：

$$\begin{aligned} {}^i\mathbf{n}_i &= {}^i\mathbf{N}_i + {}_{i+1}{}^i\mathbf{R}^{i+1}\mathbf{n}_{i+1} + {}^i\mathbf{P}_{C_i} \times ({}^i\mathbf{f}_{i+1} + {}^i\mathbf{F}_i) + ({}^i\mathbf{O}_{i+1} - {}^i\mathbf{P}_{C_i}) \times {}^i\mathbf{f}_{i+1} \\ &= {}^i\mathbf{N}_i + {}_{i+1}{}^i\mathbf{R}^{i+1}\mathbf{n}_{i+1} + {}^i\mathbf{P}_{C_i} \times {}^i\mathbf{F}_i + {}^i\mathbf{O}_{i+1} \times {}^i\mathbf{f}_{i+1} \\ &= {}^i\mathbf{N}_i + {}_{i+1}{}^i\mathbf{R}^{i+1}\mathbf{n}_{i+1} + {}^i\mathbf{P}_{C_i} \times {}^i\mathbf{F}_i + {}^i\mathbf{O}_{i+1} \times {}_{i+1}{}^i\mathbf{R}^{i+1}\mathbf{f}_{i+1} \end{aligned}$$

- 用上述方程对连杆依次求解，从连杆 $N$ 开始向内递推直至机器人基座

## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

### 7.3.2 向内迭代：力和力矩的计算

- 对于转动型关节 $i$ ，为产生力矩 $n_i$ ，所需的关节力矩：

$$\tau_i = {}^i n_i^T \hat{z}_i$$

- 对于平动型关节 $i$ ，为产生力 $f_i$ ，所需的关节力：

$$\tau_i = {}^i f_i^T \hat{z}_i$$

- 注意：上面的讨论并没有谈及重力
- 这是因为我们可以考虑惯性系中连杆坐标系 $\{0\}$ 以加速度 $G$ 运动，即  ${}^0\ddot{\mathbf{v}}_0 = G$ ，这里 $G$ 与重力矢量大小相等，方向相反，其产生的效果就与重力作用的效果是一样的

## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

### 7.3.2 向内迭代：力和力矩的计算

- 例7-3：计算如图所示平面机器人的动力学方程，假设每个连杆的质量都集中在连杆末端。

解：

连杆质心的位置矢量

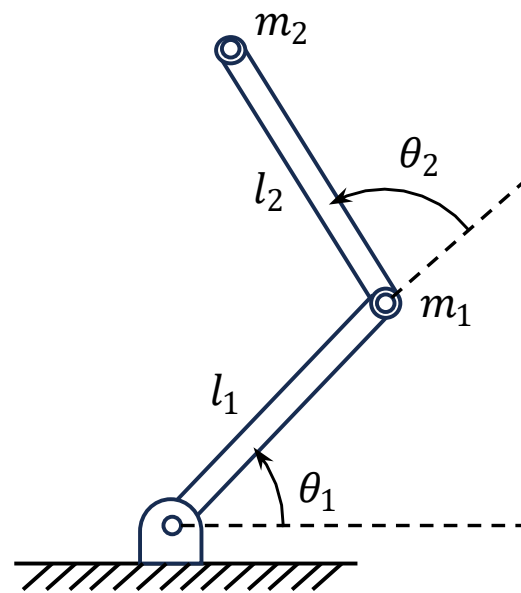
$${}^1\mathbf{P}_{C_1} = l_1 \hat{\mathbf{X}}_1 = \begin{bmatrix} l_1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$${}^2\mathbf{P}_{C_2} = l_2 \hat{\mathbf{X}}_2 = \begin{bmatrix} l_2 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

连杆质心的惯性张量

$${}^{C_1}\mathbf{I}_1 = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$${}^{C_2}\mathbf{I}_2 = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$



## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

### 7.3.2 向内迭代：力和力矩的计算

无力作用于末端执行器上，即：

$${}^3\mathbf{f}_3 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}, {}^3\mathbf{n}_3 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

机器人基座保持不动

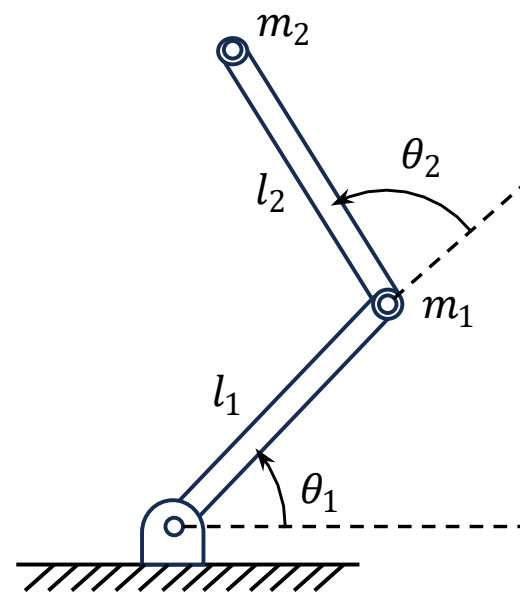
$${}^0\boldsymbol{\omega}_0 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}, {}^0\dot{\boldsymbol{\omega}}_0 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

考虑重力

$${}^0\dot{\mathbf{v}}_0 = g\hat{\mathbf{Y}}_0 = \begin{bmatrix} 0 \\ g \\ 0 \end{bmatrix}$$

连杆间的相对转动

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





## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

### 7.3.2 向内迭代：力和力矩的计算

➤ 向外迭代：连杆0到连杆1 ( $i = 0$ ) :

$${}^1\omega_1 = {}^0R^0\omega_0 + \dot{\theta}_1 {}^1\hat{Z}_1 = {}^0R \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} + \dot{\theta}_1 \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\theta}_1 \end{bmatrix}$$

$$\begin{aligned} {}^1\dot{\omega}_1 &= {}^0R^0\dot{\omega}_0 + {}^0R^0\omega_0 \times \dot{\theta}_1 {}^1\hat{Z}_1 + \ddot{\theta}_1 {}^1\hat{Z}_1 \\ &= {}^0R \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} + {}^0R \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \times \dot{\theta}_1 {}^1\hat{Z}_1 + \ddot{\theta}_1 \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \ddot{\theta}_1 \end{bmatrix} \end{aligned}$$

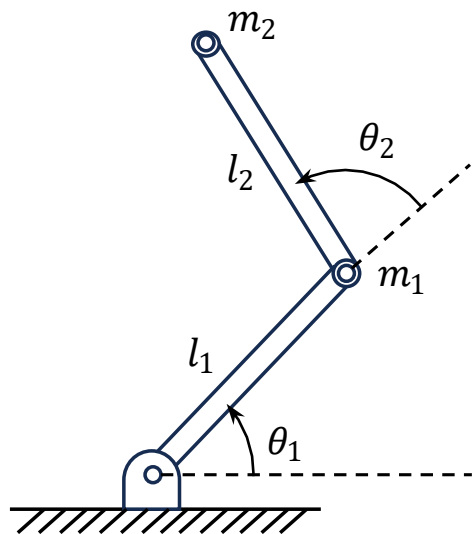
$${}^1\dot{v}_1 = {}^0R({}^0\dot{\omega}_0 \times {}^0O_1 + {}^0\omega_0 \times ({}^0\omega_0 \times {}^0O_1) + {}^0\dot{v}_0) = \begin{bmatrix} gs_1 \\ gc_1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$${}^1\dot{v}_{c_1} = {}^1\dot{\omega}_1 \times {}^1P_{c_1} + {}^1\omega_1 \times ({}^1\omega_1 \times {}^1P_{c_1}) + {}^1\dot{v}_1 = \begin{bmatrix} -l_1\dot{\theta}_1^2 + gs_1 \\ l_1\ddot{\theta}_1 + gc_1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$${}^1F_1 = m_1 {}^1\dot{v}_{c_1} = \begin{bmatrix} -m_1 l_1 \dot{\theta}_1^2 + m_1 g s_1 \\ m_1 l_1 \ddot{\theta}_1 + m_1 g c_1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$${}^1N_1 = {}^{c_1}I_1 {}^1\dot{\omega}_1 + {}^1\omega_1 \times {}^{c_1}I_1 {}^1\omega_1 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

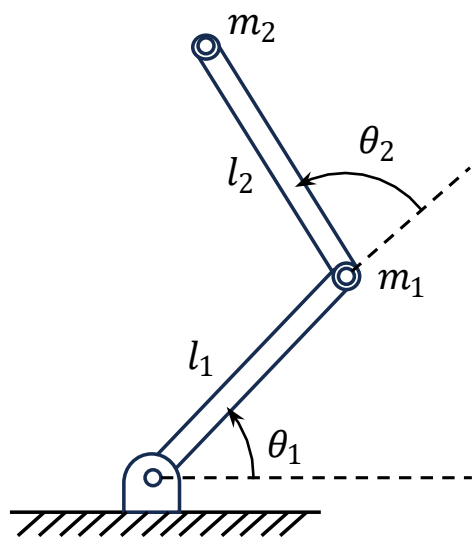
$$\text{式中, } {}^{c_1}I_1 = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$



## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

### 7.3.2 向内迭代：力和力矩的计算

➤ 向外迭代：连杆1到连杆2 ( $i = 1$ ) :



$${}^2\boldsymbol{\omega}_2 = {}^2_1\mathbf{R}^1\boldsymbol{\omega}_1 + \dot{\theta}_2 {}^2\hat{\mathbf{Z}}_2 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\theta}_{12} \end{bmatrix} \quad \text{为简化表达式, 这里用 } \dot{\theta}_{12} = \dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2$$

$${}^2\dot{\boldsymbol{\omega}}_2 = {}^2_1\mathbf{R}^1\dot{\boldsymbol{\omega}}_1 + {}^2_1\mathbf{R}^1\boldsymbol{\omega}_1 \times \dot{\theta}_2 {}^2\hat{\mathbf{Z}}_2 + \ddot{\theta}_2 {}^2\hat{\mathbf{Z}}_2 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \ddot{\theta}_{12} \end{bmatrix}$$

$${}^2\dot{\mathbf{v}}_2 = {}^2_1\mathbf{R}({}^1\dot{\boldsymbol{\omega}}_1 \times {}^1\mathbf{O}_2 + {}^1\boldsymbol{\omega}_1 \times ({}^1\boldsymbol{\omega}_1 \times {}^1\mathbf{O}_2) + {}^1\dot{\mathbf{v}}_1) = \begin{bmatrix} l_1\ddot{\theta}_1 s_2 - l_1\dot{\theta}_1^2 c_2 + g s_{12} \\ l_1\ddot{\theta}_1 c_2 + l_1\dot{\theta}_1^2 s_2 + g c_{12} \\ 0 \end{bmatrix}$$

$${}^2\dot{\mathbf{v}}_{C_2} = {}^2\dot{\boldsymbol{\omega}}_2 \times {}^2\mathbf{P}_{C_2} + {}^2\boldsymbol{\omega}_2 \times ({}^2\boldsymbol{\omega}_2 \times {}^2\mathbf{P}_{C_2}) + {}^2\dot{\mathbf{v}}_2 = \begin{bmatrix} -l_2\dot{\theta}_{12}^2 \\ l_2\ddot{\theta}_{12} \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} l_1\ddot{\theta}_1 s_2 - l_1\dot{\theta}_1^2 c_2 + g s_{12} \\ l_1\ddot{\theta}_1 c_2 + l_1\dot{\theta}_1^2 s_2 + g c_{12} \\ 0 \end{bmatrix}$$

$${}^2\mathbf{F}_2 = m_2 {}^2\dot{\mathbf{v}}_{C_2}$$

$$= \begin{bmatrix} m_2 l_1 \ddot{\theta}_1 s_2 - m_2 l_1 \dot{\theta}_1^2 c_2 - m_2 l_2 \dot{\theta}_{12}^2 + m_2 g s_{12} \\ m_2 l_1 \ddot{\theta}_1 c_2 + m_2 l_1 \dot{\theta}_1^2 s_2 + m_2 l_2 \ddot{\theta}_{12} + m_2 g c_{12} \\ 0 \end{bmatrix}$$

$${}^2\mathbf{N}_2 = {}^c_2\mathbf{I}_2 {}^2\dot{\boldsymbol{\omega}}_2 + {}^2\boldsymbol{\omega}_2 \times {}^c_2\mathbf{I}_2 {}^2\boldsymbol{\omega}_2 = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \quad \text{式中, } {}^c_2\mathbf{I}_2 = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

### 7.3.2 向内迭代：力和力矩的计算

➤ 向内迭代：连杆3到连杆2 ( $i = 2$ ) :

$${}^2\mathbf{f}_2 = {}^2_3\mathbf{R}^3\mathbf{f}_3 + {}^2\mathbf{F}_2 = \begin{bmatrix} m_2 l_1 \ddot{\theta}_1 s_2 - m_2 l_1 \dot{\theta}_1^2 c_2 - m_2 l_2 \ddot{\theta}_{12} + m_2 g s_{12} \\ m_2 l_1 \ddot{\theta}_1 c_2 + m_2 l_1 \dot{\theta}_1^2 s_2 + m_2 l_2 \ddot{\theta}_{12} + m_2 g c_{12} \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{aligned} {}^2\mathbf{n}_2 &= {}^2\mathbf{N}_2 + {}^2_3\mathbf{R}^3\mathbf{n}_3 + {}^2\mathbf{P}_{C_2} \times {}^2\mathbf{F}_2 + {}^2\mathbf{O}_3 \times {}^2_3\mathbf{R}^3\mathbf{f}_3 \\ &= \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ m_2 l_1 l_2 \ddot{\theta}_1 c_2 + m_2 l_1 l_2 \dot{\theta}_1^2 s_2 + m_2 l_2^2 \ddot{\theta}_{12} + m_2 l_2 g c_{12} \end{bmatrix} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \tau_2 &= {}^2\mathbf{n}_2^T {}^2\hat{\mathbf{Z}}_2 \\ &= \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ m_2 l_1 l_2 \ddot{\theta}_1 c_2 + m_2 l_1 l_2 \dot{\theta}_1^2 s_2 + m_2 l_2^2 \ddot{\theta}_{12} + m_2 l_2 g c_{12} \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} \\ &= m_2 l_1 l_2 \ddot{\theta}_1 c_2 + m_2 l_1 l_2 \dot{\theta}_1^2 s_2 + m_2 l_2^2 \ddot{\theta}_{12} + m_2 l_2 g c_{12} \end{aligned}$$

## 7.3 牛顿-欧拉迭代动力学方程

### 7.3.2 向内迭代：力和力矩的计算

➤ 向内迭代：连杆2到连杆1 ( $i = 1$ ) :

$${}^1\mathbf{f}_1 = {}^1_2\mathbf{R}^2\mathbf{f}_2 + {}^1\mathbf{F}_1 = \begin{bmatrix} -m_{12}l_1\dot{\theta}_1^2 - m_2l_2c_2\dot{\theta}_{12}^2 - m_2l_2s_2\ddot{\theta}_{12} + m_{12}gs_1 \\ m_{12}l_1\ddot{\theta}_1 - m_2l_2s_2\dot{\theta}_{12}^2 + m_2l_2c_2\ddot{\theta}_{12} + m_{12}gc_1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

为简化表示  $m_{12} = m_1 + m_2$

$$\begin{aligned} {}^1\mathbf{n}_1 &= {}^1\mathbf{N}_1 + {}^1_2\mathbf{R}^2\mathbf{n}_2 + {}^1\mathbf{P}_{C_1} \times {}^1\mathbf{F}_1 + {}^1\mathbf{O}_2 \times {}^1_2\mathbf{R}^2\mathbf{f}_2 \\ &= \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ m_2l_1l_2(\ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_{12})c_2 + m_2l_1l_2(\dot{\theta}_1^2 - \dot{\theta}_{12}^2)s_2 + m_2l_2^2\ddot{\theta}_{12} + m_2l_2gc_{12} + m_{12}l_1^2\ddot{\theta}_1 + m_{12}l_1gc_1 \end{bmatrix} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \tau_1 &= {}^1\mathbf{n}_1^T {}^1\hat{\mathbf{Z}}_1 \\ &= m_2l_1l_2(\ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_{12})c_2 + m_2l_1l_2(\dot{\theta}_1^2 - \dot{\theta}_{12}^2)s_2 + m_2l_2^2\ddot{\theta}_{12} + m_2l_2gc_{12} + m_{12}l_1^2\ddot{\theta}_1 + m_{12}l_1gc_1 \end{aligned}$$

## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

- 牛顿-欧拉方法是基于动力学方程以及作用在连杆之间约束力和力矩的分析之上的
- 拉格朗日力学是基于能量项对系统变量及时间微分的动力学方法
- 对于一个机器人来说，这两种方法得到的运动方程是相同的

## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

- 一个机械结构系统的动能和势能的差值称为**拉格朗日函数**，表示为：

$$\mathcal{L}(\Phi, \dot{\Phi}) = k(\Phi, \dot{\Phi}) - u(\Phi)$$

- 关节向量 $\Phi$ 为广义坐标
- $k(\Phi, \dot{\Phi})$ ：系统动能
- $u(\Phi)$ ：系统势能

- 机器人的动力学方程可表示为：

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\Phi}} - \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \Phi} = \xi$$

- $\xi$ 是非保守力/力矩向量
- 它包括关节力/力矩向量 $\tau = [\tau_1 \dots \tau_N]^T$ 、摩擦力/力矩向量 $B\dot{\Phi}$ 、末端执行器与环境接触而引起的关节负荷力/力矩向量 $J^T(\Phi)F$

## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

- 假设机器人末端执行器与环境不接触，末端执行器与环境的接触力/力矩向量  $F = 0$
- 机器人的动力学方程可进一步表示为：

$$\mathcal{L}(\Phi, \dot{\Phi}) = k(\Phi, \dot{\Phi}) - u(\Phi) \quad + \quad \frac{d}{dt} \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \dot{\Phi}} - \frac{\partial \mathcal{L}}{\partial \Phi} = \xi \quad + \quad \xi = \tau - B\dot{\Phi}$$



$$\frac{d}{dt} \frac{\partial k}{\partial \dot{\Phi}} - \frac{\partial k}{\partial \Phi} + \frac{\partial u}{\partial \Phi} = \tau - B\dot{\Phi}$$

式中， $B = \text{diag}(b_1, \dots, b_N)$ ， $b_i$ 为折算到关节 $i$ 的粘滞摩擦参数

## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

### 7.4.1 动能的计算

- 考虑 $N$ 连杆机器人，其中 $k_i$ 表示连杆 $i$ 的动能
- 连杆 $i$ 的动能：

$$k_i = \frac{1}{2} m_i \mathbf{v}_{C_i}^T \mathbf{v}_{C_i} + \frac{1}{2} {}^i \boldsymbol{\omega}_i^T {}^{C_i} I_i {}^i \boldsymbol{\omega}_i$$

$$= \frac{1}{2} m_i \mathbf{v}_{C_i}^T \mathbf{v}_{C_i} + \frac{1}{2} \boldsymbol{\omega}_i^T {}^0 {}_i^T \mathbf{R}^{C_i} I_i {}^0 {}_i^T \mathbf{R}^T \boldsymbol{\omega}_i$$

- ${}^i \boldsymbol{\omega}_i = {}^i {}_0 \mathbf{R} \boldsymbol{\omega}_i = {}^0 {}_i \mathbf{R}^T \boldsymbol{\omega}_i$
- 整个机器人的动能是各个连杆动能之和：

$$k = \sum_{i=1}^n k_i$$



## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

$$k_i = \frac{1}{2} m_i \mathbf{v}_{C_i}^T \mathbf{v}_{C_i} + \frac{1}{2} \boldsymbol{\omega}_i^T {}^0_i \mathbf{R}^{C_i} \mathbf{I}_i {}^0_i \mathbf{R}^T \boldsymbol{\omega}_i$$



- 运用前面微分运动学部分引入的雅可比矩阵，可由关节变量计算 $\mathbf{v}_{C_i}$ 以及 $\boldsymbol{\omega}_i$ ：

$$\mathbf{v}_{C_i} = \mathbf{J}_P^{(i)} \dot{\boldsymbol{\Phi}}, \quad \boldsymbol{\omega}_i = \mathbf{J}_O^{(i)} \dot{\boldsymbol{\Phi}}$$

- 将各连杆的动能相加，并注意 $\mathbf{J}_P^{(i)}$ 、 $\mathbf{J}_O^{(i)}$ 和 ${}^0_i \mathbf{R}$ 都依赖于 $\boldsymbol{\Phi}$ ，就得到机器人的总动能：

$$k(\boldsymbol{\Phi}, \dot{\boldsymbol{\Phi}}) = \sum_{i=1}^N k_i(\boldsymbol{\Phi}, \dot{\boldsymbol{\Phi}}) = \frac{1}{2} \dot{\boldsymbol{\Phi}}^T \mathbf{M}(\boldsymbol{\Phi}) \dot{\boldsymbol{\Phi}}$$

- 对称矩阵 $\mathbf{M}(\boldsymbol{\Phi})$ 称为惯性矩阵：

$$\mathbf{M}(\boldsymbol{\Phi}) = \sum_{i=1}^N \left( m_i \left( \mathbf{J}_P^{(i)} \right)^T \mathbf{J}_P^{(i)} + \left( \mathbf{J}_O^{(i)} \right)^T {}^0_i \mathbf{R}^{C_i} \mathbf{I}_i {}^0_i \mathbf{R}^T \mathbf{J}_O^{(i)} \right)$$

- 因为机器人的总动能非负，且仅在 $\dot{\boldsymbol{\Phi}} = \mathbf{0}$ 时总动能为零，所以惯性矩阵是一个正定矩阵

## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

### 7.4.2 势能的计算

- ${}^0\mathbf{g}$ 表示世界坐标系中的重力加速度向量
- 例如，如果以 $y$ 轴为竖直向上方向，则 ${}^0\mathbf{g} = [0, -g, 0]^T$
- $\mathbf{P}_{C_i}$ 是连杆质心的位置矢量
- 连杆 $i$ 的势能:

$$u_i = -m_i {}^0\mathbf{g}^T {}^0\mathbf{P}_{C_i}$$

- 操作臂的总势能:

$$u = \sum_{i=1}^n u_i$$

- 将各连杆势能相加，并注意  ${}^0\mathbf{P}_{C_i}$  依赖于  $\boldsymbol{\Phi}$ ，就得到机器人的总势能:

$$u(\boldsymbol{\Phi}) = \sum_{i=1}^N u_i(\boldsymbol{\Phi}) = - \sum_{i=1}^N m_i {}^0\mathbf{g}^T {}^0\mathbf{P}_{C_i}$$

## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial k}{\partial \dot{\Phi}} - \frac{\partial k}{\partial \Phi} + \frac{\partial u}{\partial \Phi} = \tau - B\dot{\Phi}$$



### 7.4.3 完整的拉格朗日动力学方程

- 由前述推得的机器人的总动能方程和总势能方程可得到完整的机器人动力学方程

$$k = \frac{1}{2} \dot{\Phi}^T M(\Phi) \dot{\Phi} = \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \dot{\phi}_1 \\ \dot{\phi}_2 \\ \vdots \\ \dot{\phi}_i \\ \vdots \\ \dot{\phi}_N \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} m_{11} & m_{12} & \cdots & m_{1j} & \cdots & m_{1N} \\ m_{21} & m_{22} & \cdots & m_{2j} & \cdots & m_{2N} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \ddots & \vdots \\ m_{i1} & m_{i2} & \cdots & m_{ij} & \cdots & m_{iN} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \ddots & \vdots \\ m_{N1} & m_{N2} & \cdots & m_{Nj} & \cdots & m_{NN} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\phi}_1 \\ \dot{\phi}_2 \\ \vdots \\ \dot{\phi}_j \\ \vdots \\ \dot{\phi}_N \end{bmatrix}$$

- $m_{ij} = m_{ij}(\Phi)$  是矩阵  $M(\Phi)$  第  $i$  行第  $j$  列元素
- 利用展开后的总动能表达式，可计算得到：

$$\textcircled{1} \quad \frac{d}{dt} \frac{\partial k}{\partial \dot{\phi}_i} = \frac{d}{dt} \left\{ \frac{1}{2} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \vdots \\ \mathbf{1} \\ \vdots \\ 0 \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} m_{11} & m_{12} & \cdots & m_{1j} & \cdots & m_{1N} \\ m_{21} & m_{22} & \cdots & m_{2j} & \cdots & m_{2N} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \ddots & \vdots \\ m_{i1} & m_{i2} & \cdots & m_{ij} & \cdots & m_{iN} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \ddots & \vdots \\ m_{N1} & m_{N2} & \cdots & m_{Nj} & \cdots & m_{NN} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\phi}_1 \\ \dot{\phi}_2 \\ \vdots \\ \dot{\phi}_j \\ \vdots \\ \dot{\phi}_N \end{bmatrix} + \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \dot{\phi}_1 \\ \dot{\phi}_2 \\ \vdots \\ \dot{\phi}_j \\ \vdots \\ \dot{\phi}_N \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} m_{11} & m_{12} & \cdots & m_{1i} & \cdots & m_{1N} \\ m_{21} & m_{22} & \cdots & m_{2i} & \cdots & m_{2N} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \ddots & \vdots \\ m_{j1} & m_{j2} & \cdots & m_{ji} & \cdots & m_{jN} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \ddots & \vdots \\ m_{N1} & m_{N2} & \cdots & m_{Ni} & \cdots & m_{NN} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \vdots \\ \mathbf{1} \\ \vdots \\ 0 \end{bmatrix} \right\}$$

## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial k}{\partial \dot{\Phi}} - \frac{\partial k}{\partial \Phi} + \frac{\partial u}{\partial \Phi} = \tau - B\dot{\Phi}$$



- $M(\Phi)$ 是对称矩阵，有：

$$\begin{aligned} \frac{d}{dt} \frac{\partial k}{\partial \dot{\phi}_i} &= \frac{d}{dt} \left\{ \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \vdots \\ 1 \\ \vdots \\ 0 \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} m_{11} & m_{12} & \cdots & m_{1j} & \cdots & m_{1N} \\ m_{21} & m_{22} & \cdots & m_{2j} & \cdots & m_{2N} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \ddots & \vdots \\ m_{i1} & m_{i2} & \cdots & m_{ij} & \cdots & m_{iN} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \ddots & \vdots \\ m_{N1} & m_{N2} & \cdots & m_{Nj} & \cdots & m_{NN} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\phi}_1 \\ \dot{\phi}_2 \\ \vdots \\ \dot{\phi}_j \\ \vdots \\ \dot{\phi}_N \end{bmatrix} \right\} = \frac{d}{dt} \left\{ \begin{bmatrix} m_{i1} \\ m_{i2} \\ \vdots \\ m_{ij} \\ \vdots \\ m_{iN} \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} \dot{\phi}_1 \\ \dot{\phi}_2 \\ \vdots \\ \dot{\phi}_j \\ \vdots \\ \dot{\phi}_N \end{bmatrix} \right\} \\ &= \begin{bmatrix} \frac{d}{dt} m_{i1} \\ \frac{d}{dt} m_{i2} \\ \vdots \\ \frac{d}{dt} m_{ij} \\ \vdots \\ \frac{d}{dt} m_{iN} \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} \dot{\phi}_1 \\ \dot{\phi}_2 \\ \vdots \\ \dot{\phi}_j \\ \vdots \\ \dot{\phi}_N \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} m_{i1} \\ m_{i2} \\ \vdots \\ m_{ij} \\ \vdots \\ m_{iN} \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} \ddot{\phi}_1 \\ \ddot{\phi}_2 \\ \vdots \\ \ddot{\phi}_j \\ \vdots \\ \ddot{\phi}_N \end{bmatrix} = \sum_{j=1}^N \sum_{k=1}^N \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} \dot{\phi}_k \dot{\phi}_j + \sum_{j=1}^N m_{ij} \ddot{\phi}_j \\ &\quad \xrightarrow{\quad} \frac{d}{dt} m_{ij} = \sum_{k=1}^N \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} \dot{\phi}_k \end{aligned}$$

## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial k}{\partial \dot{\Phi}} - \frac{\partial k}{\partial \Phi} + \frac{\partial u}{\partial \Phi} = \tau - B\dot{\Phi}$$



$$\textcircled{2} \quad \frac{\partial k}{\partial \phi_i} = \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \dot{\phi}_1 \\ \dot{\phi}_2 \\ \vdots \\ \dot{\phi}_j \\ \vdots \\ \dot{\phi}_N \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} \frac{\partial m_{11}}{\partial \phi_i} & \frac{\partial m_{12}}{\partial \phi_i} & \dots & \frac{\partial m_{1k}}{\partial \phi_i} & \dots & \frac{\partial m_{1N}}{\partial \phi_i} \\ \frac{\partial m_{21}}{\partial \phi_i} & \frac{\partial m_{22}}{\partial \phi_i} & \dots & \frac{\partial m_{2k}}{\partial \phi_i} & \dots & \frac{\partial m_{2N}}{\partial \phi_i} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \ddots & \vdots \\ \frac{\partial m_{j1}}{\partial \phi_i} & \frac{\partial m_{j2}}{\partial \phi_i} & \dots & \frac{\partial m_{jk}}{\partial \phi_i} & \dots & \frac{\partial m_{jN}}{\partial \phi_i} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \ddots & \vdots \\ \frac{\partial m_{N1}}{\partial \phi_i} & \frac{\partial m_{N2}}{\partial \phi_i} & \dots & \frac{\partial m_{Nk}}{\partial \phi_i} & \dots & \frac{\partial m_{NN}}{\partial \phi_i} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\phi}_1 \\ \dot{\phi}_2 \\ \vdots \\ \dot{\phi}_k \\ \vdots \\ \dot{\phi}_N \end{bmatrix} = \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \dot{\phi}_1 \\ \dot{\phi}_2 \\ \vdots \\ \dot{\phi}_j \\ \vdots \\ \dot{\phi}_N \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} \sum_{k=1}^N \frac{\partial m_{1k}}{\partial \phi_i} \dot{\phi}_k \\ \sum_{k=1}^N \frac{\partial m_{2k}}{\partial \phi_i} \dot{\phi}_k \\ \vdots \\ \sum_{k=1}^N \frac{\partial m_{jk}}{\partial \phi_i} \dot{\phi}_k \\ \vdots \\ \sum_{k=1}^N \frac{\partial m_{Nk}}{\partial \phi_i} \dot{\phi}_k \end{bmatrix}$$

$$= \frac{1}{2} \sum_{j=1}^N \sum_{k=1}^N \frac{\partial m_{jk}}{\partial \phi_i} \dot{\phi}_k \dot{\phi}_j$$

$$\textcircled{3} \quad \frac{\partial u}{\partial \phi_i} = - \sum_{j=1}^N m_j^0 \mathbf{g}^T \frac{\partial {}^0 \mathbf{P}_{Cj}}{\partial \phi_i} = g_i(\Phi)$$

## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial k}{\partial \dot{\Phi}} - \frac{\partial k}{\partial \Phi} + \frac{\partial u}{\partial \Phi} = \tau - B\dot{\Phi}$$



$$\frac{d}{dt} \frac{\partial k}{\partial \dot{\phi}_i} = \sum_{j=1}^N \sum_{k=1}^N \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} \dot{\phi}_k \dot{\phi}_j + \sum_{j=1}^N m_{ij} \ddot{\phi}_j - \frac{\partial k}{\partial \phi_i} = \frac{1}{2} \sum_{j=1}^N \sum_{k=1}^N \frac{\partial m_{jk}}{\partial \phi_i} \dot{\phi}_k \dot{\phi}_j + \frac{\partial u}{\partial \phi_i} = - \sum_{j=1}^N m_j^0 \mathbf{g}^T \frac{\partial {}^0 \mathbf{P}_{Cj}}{\partial \phi_i} = g_i(\Phi)$$



$$\sum_{j=1}^N m_{ij} \ddot{\phi}_j + \sum_{j=1}^N \sum_{k=1}^N \left( \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} - \frac{1}{2} \frac{\partial m_{jk}}{\partial \phi_i} \right) \dot{\phi}_k \dot{\phi}_j + g_i(\Phi) = \tau_i - b_i \dot{\phi}_i, i = 1, 2, \dots, N$$

● 可证: 
$$\sum_{j=1}^N \sum_{k=1}^N \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} \dot{\phi}_k \dot{\phi}_j = \frac{1}{2} \sum_{j=1}^N \sum_{k=1}^N \left( \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} + \frac{\partial m_{ik}}{\partial \phi_j} \right) \dot{\phi}_k \dot{\phi}_j$$

● 则有: 
$$\sum_{j=1}^N \sum_{k=1}^N \left( \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} - \frac{1}{2} \frac{\partial m_{jk}}{\partial \phi_i} \right) \dot{\phi}_k \dot{\phi}_j = \sum_{j=1}^N \sum_{k=1}^N \frac{1}{2} \left( \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} + \frac{\partial m_{ik}}{\partial \phi_j} - \frac{\partial m_{jk}}{\partial \phi_i} \right) \dot{\phi}_k \dot{\phi}_j = \sum_{j=1}^N \sum_{k=1}^N c_{kji} \dot{\phi}_k \dot{\phi}_j$$

$$c_{kji} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} + \frac{\partial m_{ik}}{\partial \phi_j} - \frac{\partial m_{jk}}{\partial \phi_i} \right) \quad \text{称为 (第一类) Christoffel 符号}$$

## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

$$c_{kji} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} + \frac{\partial m_{ik}}{\partial \phi_j} - \frac{\partial m_{jk}}{\partial \phi_i} \right) \longrightarrow c_{jki} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial m_{ik}}{\partial \phi_j} + \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} - \frac{\partial m_{kj}}{\partial \phi_i} \right)$$

- 因为  $M(\Phi)$  是对称矩阵, 有:

$$m_{jk} = m_{kj}$$

- 可以发现:

$$c_{jki} = c_{kji}$$

- 利用 (第一类) Christoffel 符号, 拉格朗日动力学方程可写成更简洁的形式:

$$\sum_{j=1}^N m_{ij} \ddot{\phi}_j + \sum_{j=1}^N \sum_{k=1}^N \left( \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} - \frac{1}{2} \frac{\partial m_{jk}}{\partial \phi_i} \right) \dot{\phi}_k \dot{\phi}_j + g_i(\Phi) = \tau_i - b_i \dot{\phi}_i, i = 1, 2, \dots, N$$



$$\sum_{j=1}^N m_{ij} \ddot{\phi}_j + \sum_{j=1}^N \sum_{k=1}^N c_{kji} \dot{\phi}_k \dot{\phi}_j + g_i(\Phi) = \tau_i - b_i \dot{\phi}_i, i = 1, 2, \dots, N$$

## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

$$\sum_{j=1}^N m_{ij} \ddot{\phi}_j + \sum_{j=1}^N \sum_{k=1}^N c_{kji} \dot{\phi}_k \dot{\phi}_j + g_i(\Phi) = \tau_i - b_i \dot{\phi}_i, i = 1, 2, \dots, N$$

- 将  $i = 1, 2, \dots, N$  所有等式写成如下的矩阵形式:

$$\begin{bmatrix} m_{11} & m_{12} & \cdots & m_{1j} & \cdots & m_{1N} \\ m_{21} & m_{22} & \cdots & m_{2j} & \cdots & m_{2N} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \ddots & \vdots \\ m_{i1} & m_{i2} & \cdots & m_{ij} & \cdots & m_{iN} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \ddots & \vdots \\ m_{N1} & m_{N2} & \cdots & m_{Nj} & \cdots & m_{NN} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{\phi}_1 \\ \ddot{\phi}_2 \\ \vdots \\ \ddot{\phi}_j \\ \vdots \\ \ddot{\phi}_N \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} b_1 & 0 & \cdots & 0 & \cdots & 0 \\ 0 & b_2 & \cdots & 0 & \cdots & 0 \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \ddots & \vdots \\ 0 & 0 & \cdots & b_i & \cdots & 0 \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \ddots & \vdots \\ 0 & 0 & \cdots & 0 & \cdots & b_N \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\phi}_1 \\ \dot{\phi}_2 \\ \vdots \\ \dot{\phi}_i \\ \vdots \\ \dot{\phi}_N \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \sum_k c_{k11} \dot{\phi}_k & \sum_k c_{k21} \dot{\phi}_k & \cdots & \sum_k c_{kj1} \dot{\phi}_k & \cdots & \sum_k c_{kN1} \dot{\phi}_k \\ \sum_k c_{k12} \dot{\phi}_k & \sum_k c_{k22} \dot{\phi}_k & \cdots & \sum_k c_{kj2} \dot{\phi}_k & \cdots & \sum_k c_{kN2} \dot{\phi}_k \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \ddots & \vdots \\ \sum_k c_{k1i} \dot{\phi}_k & \sum_k c_{k2i} \dot{\phi}_k & \cdots & \sum_k c_{kji} \dot{\phi}_k & \cdots & \sum_k c_{kNi} \dot{\phi}_k \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \ddots & \vdots \\ \sum_k c_{k1N} \dot{\phi}_k & \sum_k c_{k2N} \dot{\phi}_k & \cdots & \sum_k c_{kjN} \dot{\phi}_k & \cdots & \sum_k c_{kNN} \dot{\phi}_k \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\phi}_1 \\ \dot{\phi}_2 \\ \vdots \\ \dot{\phi}_j \\ \vdots \\ \dot{\phi}_N \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} g_1 \\ g_2 \\ \vdots \\ g_i \\ \vdots \\ g_N \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \tau_1 \\ \tau_2 \\ \vdots \\ \tau_i \\ \vdots \\ \tau_N \end{bmatrix}$$



$$\mathbf{M}(\Phi) \ddot{\Phi} + \mathbf{C}(\Phi, \dot{\Phi}) \dot{\Phi} + \mathbf{B} \dot{\Phi} + \mathbf{G}(\Phi) = \boldsymbol{\tau}$$

- 矩阵  $\mathbf{C}$  的第  $(i, j)$  项元素被定义为:

$$c_{ij} = \sum_{k=1}^N c_{kji} \dot{\phi}_k$$



## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

### 7.4.4 动力学方程的性质

- 将 $M(\Phi)$ 的第 $(i, j)$ 项元素对时间求导, 有:

$$\dot{m}_{ij} = \sum_{k=1}^N \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} \dot{\phi}_k$$

- 则矩阵 $\dot{M}(\Phi) - 2C(\Phi, \dot{\Phi})$ 的第 $(i, j)$ 项元素是:

$$\begin{aligned} \dot{m}_{ij} - 2c_{ij} &= \sum_{k=1}^N \left( \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} - 2c_{kji} \right) \dot{\phi}_k = \sum_{k=1}^N \left( \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} - \left( \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} + \frac{\partial m_{ik}}{\partial \phi_j} - \frac{\partial m_{jk}}{\partial \phi_i} \right) \right) \dot{\phi}_k \\ &= \sum_{k=1}^N \left( \frac{\partial m_{jk}}{\partial \phi_i} - \frac{\partial m_{ik}}{\partial \phi_j} \right) \dot{\phi}_k \end{aligned}$$

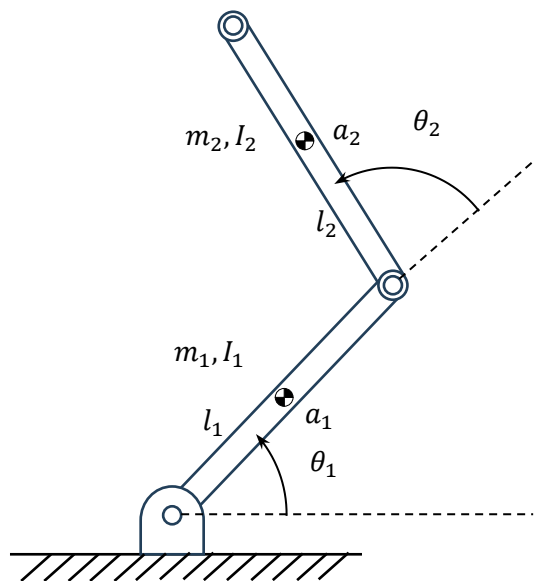
- 类似的, 矩阵 $\dot{M}(\Phi) - 2C(\Phi, \dot{\Phi})$ 的第 $(j, i)$ 项元素是:

$$\dot{m}_{ji} - 2c_{ji} = \sum_{k=1}^N \left( \frac{\partial m_{ik}}{\partial \phi_j} - \frac{\partial m_{jk}}{\partial \phi_i} \right) \dot{\phi}_k$$

- 可以看出 $\dot{m}_{ij} - 2c_{ij} = -(\dot{m}_{ji} - 2c_{ji})$ , 矩阵 $\dot{M}(\Phi) - 2C(\Phi, \dot{\Phi})$ 是反对称的
- 我们会在后面机器人控制部分用到这一性质

## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

- 例: 计算如图所示的两连杆平面机器人的动力学方程 (忽略摩擦)
- 其中:
  - $a_1$  和  $a_2$  分别表示连杆1和连杆2的长度
  - $l_1$  和  $l_2$  分别表示连杆1和连杆2质心到各自关节轴的距离
  - $m_1$  和  $m_2$  分别表示连杆1和连杆2的质量
  - $I_1$  和  $I_2$  分别表示连杆1和连杆2对穿过各自质心并指向纸外的轴线的转动惯量
  - $\tau_1$  和  $\tau_2$  分别表示作用在关节1和关节2上的关节力矩



拉格朗日方法

$$M(\Phi)\ddot{\Phi} + C(\Phi, \dot{\Phi})\dot{\Phi} + B\dot{\Phi} + G(\Phi) = \tau$$

## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

$$M(\Phi)\ddot{\Phi} + C(\Phi, \dot{\Phi})\dot{\Phi} + B\dot{\Phi} + G(\Phi) = \tau$$

解：① 惯性矩阵 $M(\Phi)$ 的计算：
$$M(\Phi) = \sum_{i=1}^2 \left( m_i (J_P^{(i)})^T J_P^{(i)} + (J_O^{(i)})^T {}^0R^i c_i I_i {}^0R^T J_O^{(i)} \right)$$

连杆1和2雅可比矩阵、旋转矩阵和惯性张量：

$$J_P^{(1)} = \begin{bmatrix} -l_1 s_1 & 0 \\ l_1 c_1 & 0 \\ 0 & 0 \end{bmatrix}, J_O^{(1)} = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 0 \\ 1 & 0 \end{bmatrix}, {}^0R_1 = \begin{bmatrix} c_1 & -s_1 & 0 \\ s_1 & c_1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}, c_1 I_1 = \begin{bmatrix} * & 0 & 0 \\ 0 & * & 0 \\ 0 & 0 & I_1 \end{bmatrix}$$

$$J_P^{(2)} = \begin{bmatrix} -a_1 s_1 - l_2 s_{12} & -l_2 s_{12} \\ a_1 c_1 + l_2 c_{12} & l_2 c_{12} \\ 0 & 0 \end{bmatrix}, J_O^{(2)} = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 0 \\ 1 & 1 \end{bmatrix}, {}^0R_2 = \begin{bmatrix} c_{12} & -s_{12} & 0 \\ s_{12} & c_{12} & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}, c_2 I_2 = \begin{bmatrix} * & 0 & 0 \\ 0 & * & 0 \\ 0 & 0 & I_2 \end{bmatrix}$$

目标式中：

$$m_1 (J_P^{(1)})^T J_P^{(1)} = m_1 \begin{bmatrix} l_1^2 & 0 \\ 0 & 0 \end{bmatrix}$$

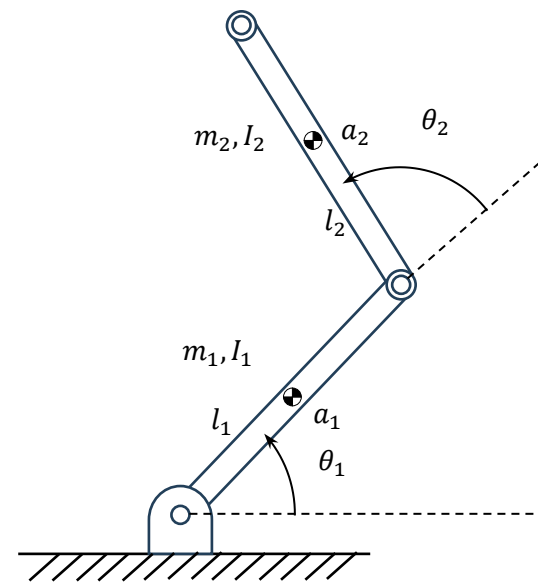
$$(J_O^{(1)})^T {}^0R^1 c_1 I_1 {}^0R^T J_O^{(1)} = \begin{bmatrix} I_1 & 0 \\ 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$m_2 (J_P^{(2)})^T J_P^{(2)} = m_2 \begin{bmatrix} a_1^2 + l_2^2 + 2a_1 l_2 c_2 & l_2^2 + a_1 l_2 c_2 \\ l_2^2 + a_1 l_2 c_2 & l_2^2 \end{bmatrix}$$

$$(J_O^{(2)})^T {}^0R^2 c_2 I_2 {}^0R^T J_O^{(2)} = \begin{bmatrix} I_2 & I_2 \\ I_2 & I_2 \end{bmatrix}$$

$$M(\Phi) = \begin{bmatrix} m_{11}(\theta_2) & m_{12}(\theta_2) \\ m_{21}(\theta_2) & m_{22} \end{bmatrix}$$

$$\begin{cases} m_{11} = I_1 + m_1 l_1^2 + I_2 + m_2 (a_1^2 + l_2^2 + 2a_1 l_2 c_2) \\ m_{12} = m_{21} = I_2 + m_2 (l_2^2 + a_1 l_2 c_2) \\ m_{22} = I_2 + m_2 l_2^2 \end{cases}$$



## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

$$M(\Phi)\ddot{\Phi} + C(\Phi, \dot{\Phi})\dot{\Phi} + B\dot{\Phi} + G(\Phi) = \tau$$



② 矩阵 $C(\Phi, \dot{\Phi})$ 的计算:

计算 Christoffel 符号:  $c_{kji} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial m_{ij}}{\partial \phi_k} + \frac{\partial m_{ik}}{\partial \phi_j} - \frac{\partial m_{jk}}{\partial \phi_i} \right)$

$$c_{111} = \frac{1}{2} \frac{\partial m_{11}}{\partial \theta_1} = 0$$

$$c_{121} = c_{211} = \frac{1}{2} \frac{\partial m_{11}}{\partial \theta_2} = -m_2 a_1 l_2 s_2 = h$$

$$c_{221} = \frac{\partial m_{12}}{\partial \theta_2} - \frac{1}{2} \frac{\partial m_{22}}{\partial \theta_1} = h$$

$$c_{112} = \frac{\partial m_{21}}{\partial \theta_1} - \frac{1}{2} \frac{\partial m_{11}}{\partial \theta_2} = -h$$

$$c_{122} = c_{212} = \frac{1}{2} \frac{\partial m_{22}}{\partial \theta_1} = 0$$

$$c_{222} = \frac{1}{2} \frac{\partial m_{22}}{\partial \theta_2} = 0$$

$$C(\Phi, \dot{\Phi}) = \begin{bmatrix} h\dot{\theta}_2 & h(\dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2) \\ -h\dot{\theta}_1 & 0 \end{bmatrix}$$

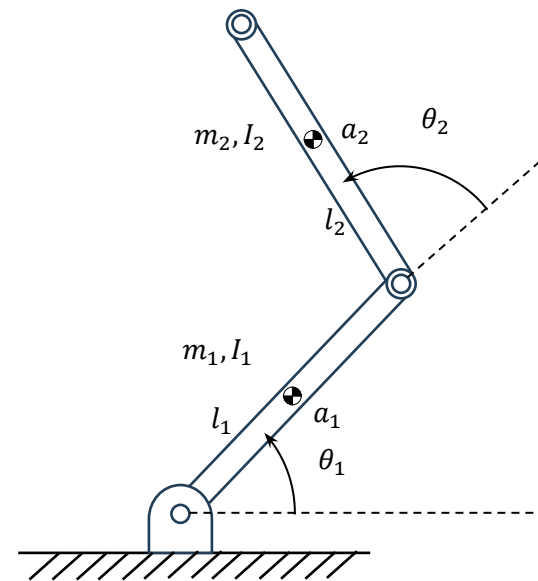
③ 重力矢量 $G(\Phi)$ 的计算:

$$g_i(\Phi) = \frac{\partial u}{\partial \theta_i} = - \sum_{j=1}^2 m_j {}^0\mathbf{g}^T \frac{\partial {}^0\mathbf{P}_{Cj}}{\partial \theta_i}$$

式中,  ${}^0\mathbf{g} = [0 \quad -g \quad 0]^T$

$$\frac{\partial {}^0\mathbf{P}_{C1}}{\partial \theta_1} = \begin{bmatrix} -l_1 s_1 \\ l_1 c_1 \\ 0 \end{bmatrix}, \frac{\partial {}^0\mathbf{P}_{C2}}{\partial \theta_1} = \begin{bmatrix} -a_1 s_1 - l_2 s_{12} \\ a_1 c_1 + l_2 c_{12} \\ 0 \end{bmatrix}, \frac{\partial {}^0\mathbf{P}_{C1}}{\partial \theta_2} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}, \frac{\partial {}^0\mathbf{P}_{C2}}{\partial \theta_2} = \begin{bmatrix} -l_2 s_{12} \\ l_2 c_{12} \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$G(\Phi) = \begin{bmatrix} g_1(\Phi) \\ g_2(\Phi) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} m_1 g l_1 c_1 + m_2 g (a_1 c_1 + l_2 c_{12}) \\ m_2 g l_2 c_{12} \end{bmatrix}$$



## 7.4 机器人动力学方程的拉格朗日方法

$$M(\Phi)\ddot{\Phi} + C(\Phi, \dot{\Phi})\dot{\Phi} + B\dot{\Phi} + G(\Phi) = \tau$$

$$M(\Phi) = \begin{bmatrix} m_{11}(\theta_2) & m_{12}(\theta_2) \\ m_{21}(\theta_2) & m_{22} \end{bmatrix}$$

$$\begin{cases} m_{11} = I_1 + m_1 l_1^2 + I_2 + m_2 (a_1^2 + l_2^2 + 2a_1 l_2 c_2) \\ m_{12} = m_{21} = I_2 + m_2 (l_2^2 + a_1 l_2 c_2) \\ m_{22} = I_2 + m_2 l_2^2 \end{cases}$$

$$C(\Phi, \dot{\Phi}) = \begin{bmatrix} h\dot{\theta}_2 & h(\dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2) \\ -h\dot{\theta}_1 & 0 \end{bmatrix}$$

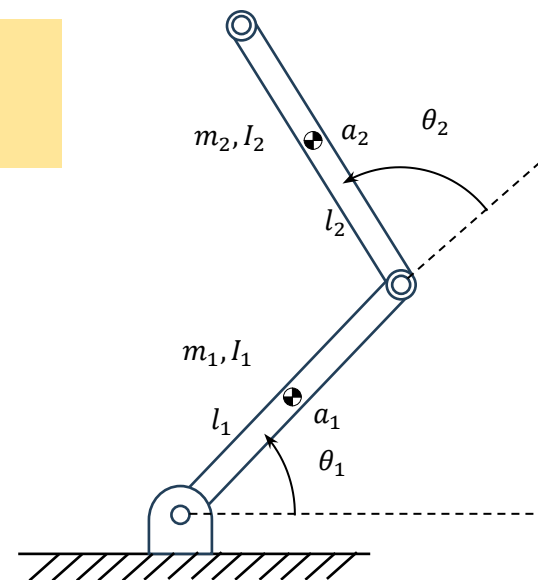
$$G(\Phi) = \begin{bmatrix} g_1(\Phi) \\ g_2(\Phi) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} m_1 g l_1 c_1 + m_2 g (a_1 c_1 + l_2 c_{12}) \\ m_2 g l_2 c_{12} \end{bmatrix}$$

将 $M(\Phi)$ ,  $C(\Phi, \dot{\Phi})$ 和 $G(\Phi)$ 代入

$$M(\Phi)\ddot{\Phi} + C(\Phi, \dot{\Phi})\dot{\Phi} + B\dot{\Phi} + G(\Phi) = \tau$$

$$\begin{aligned} & (I_1 + m_1 l_1^2 + I_2 + m_2 (a_1^2 + l_2^2 + 2a_1 l_2 c_2)) \ddot{\theta}_1 + (I_2 + m_2 (l_2^2 + a_1 l_2 c_2)) \ddot{\theta}_2 - 2m_2 a_1 l_2 s_2 \dot{\theta}_1 \dot{\theta}_2 \\ & - m_2 a_1 l_2 s_2 \dot{\theta}_2^2 + (m_1 g l_1 c_1 + m_2 g (a_1 c_1 + l_2 c_{12})) = \tau_1 \end{aligned}$$

$$(I_2 + m_2 (l_2^2 + a_1 l_2 c_2)) \ddot{\theta}_1 + (I_2 + m_2 l_2^2) \ddot{\theta}_2 + m_2 a_1 l_2 s_2 \dot{\theta}_1^2 + m_2 g l_2 c_{12} = \tau_2$$



Thanks!