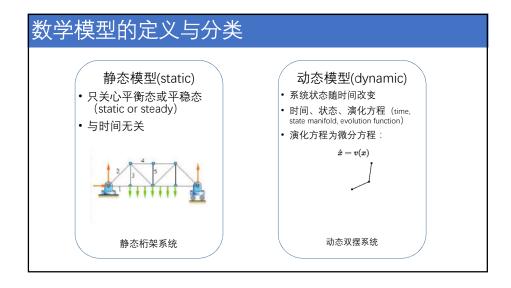
第五讲 动力学方程的建立

潘阳 博士 上海交通大学



机器人学科中的数学模型

3.机器人动力学

三问题:

正问题:力 -> 加速度 $\tau = M(\theta)\ddot{\theta} + h(\theta,\dot{\theta})$ 逆问题:加速度 -> 力 $\ddot{\theta} = M^{-1}(\theta)\left(\tau - h(\theta,\dot{\theta})\right)$

标定问题: 力与加速度 -> 惯量

动力学的特点

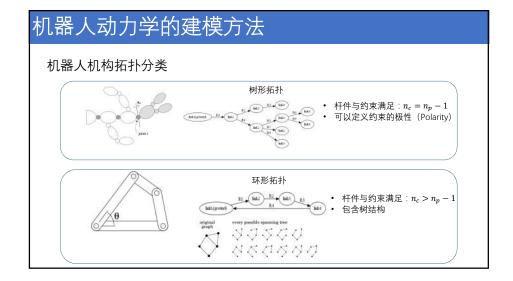
- 动态系统
- 线性系统(仿射变换)
- 微分方程



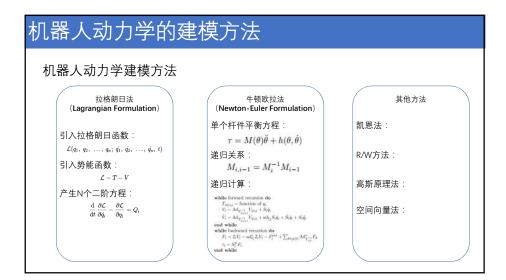
三要素:

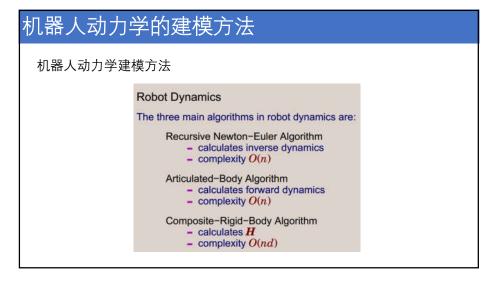
时间:t

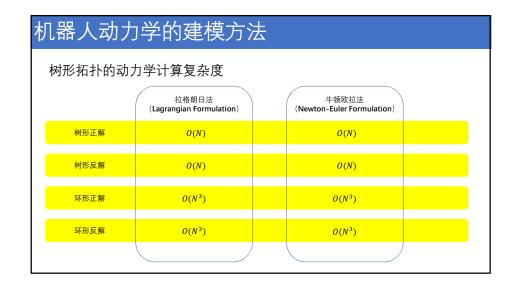
状态 : θ θ



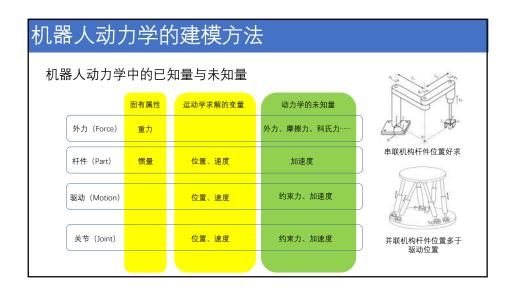
_











力平衡方程:

 $-I \cdot a + C \cdot \eta = f_p$

虚约束不做功:

 $C^T \cdot a = c_a$

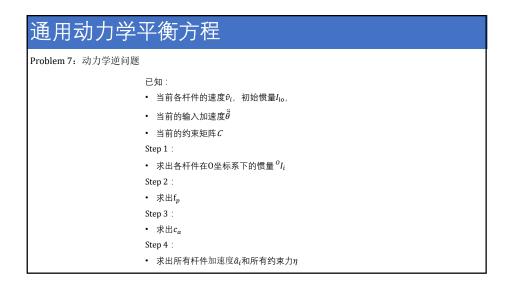
写在一起:

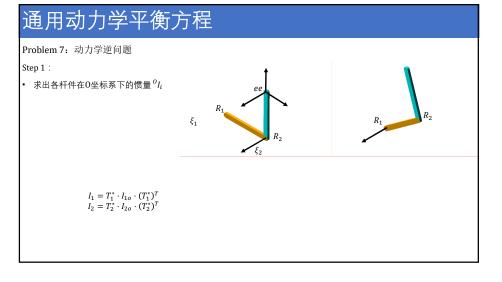
 $\begin{bmatrix} -I & C \\ C^T & \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} a \\ \eta \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} f_p \\ c_a \end{bmatrix}$

普适的动力学方程!

该方程为线性方程,未知数包含:

- 所有杆件的加速度, 6m个未知数
- 所有驱动的约束坐标, k个未知数



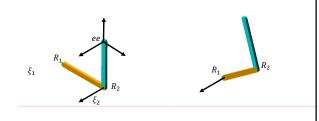


 \sim

Problem 7: 动力学逆问题

Step 2:

求出f_p



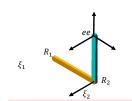
$$\begin{split} f_{p1} &= -\hat{f}_{e1} - I_1 \hat{g} + \hat{v}_1 \times^* I_1 \hat{v}_1 \\ f_{p2} &= -\hat{f}_{e2} - I_2 \hat{g} + \hat{v}_2 \times^* I_2 \hat{v}_2 \end{split}$$

通用动力学平衡方程

Problem 7: 动力学逆问题

Step 3:

• 求出ca





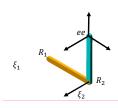
$$c_a = \dot{c}_v - \dot{C}^T \cdot v = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \ddot{\theta}_1 \\ \ddot{\theta}_2 \end{bmatrix} - \dot{C}^T \begin{bmatrix} \hat{v}_0 \\ \hat{v}_1 \\ \hat{v}_2 \end{bmatrix}$$

通用动力学平衡方程

Problem 7: 动力学逆问题

Step 4:

• 求出所有杆件加速度 \hat{a}_i 和所有约束力 η





$$\begin{bmatrix} a \\ \eta \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -I & C \\ C^T \end{bmatrix}^{-1} \cdot \begin{bmatrix} \mathbf{f}_p \\ c_a \end{bmatrix}$$

通用动力学平衡方程

Problem 8: 动力学正问题

已知:

- 当前各杆件的速度 \hat{v}_i ,初始惯量 I_{io} ,
- 当前的输入力fm, 为电机的驱动力, 不是力螺旋
- 当前的约束矩阵C

Step 1:

• 求出各杆件在0坐标系下的惯量 $^{o}I_{i}$

Step 2:

• 求出f_p

Step 3:

求出ca

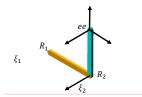
Step 4

• 求出所有杆件加速度 \hat{a}_i 和所有约束力 η

Problem 8: 动力学正问题

Step 1:

• 求出各杆件在0坐标系下的惯量 $^{0}I_{i}$



$$R_1$$
 R_2

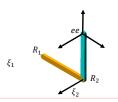
$$\begin{split} I_1 &= T_1^* \cdot I_{1o} \cdot (T_1^*)^T \\ I_2 &= T_2^* \cdot I_{2o} \cdot (T_2^*)^T \end{split}$$

通用动力学平衡方程

Problem 8: 动力学正问题

Step 2:

求出f_p





现在已知电机驱动力,因此在计算杆件受力时需要加上驱动力

$$\begin{split} f_{p1} &= -\hat{f}_{e1} - I_1 \hat{g} - \hat{v}_1 \times^* I_1 \hat{v}_1 + C_{13}^T \cdot f_{m1} - C_{14}^T \cdot f_{m2} \\ f_{p2} &= -\hat{f}_{e2} - I_2 \hat{g} - \hat{v}_2 \times^* I_2 \hat{v}_2 + C_{24}^T \cdot f_{m2} \end{split}$$

此时,约束矩阵要去掉驱动的约束:

$$\begin{bmatrix} C_{00}^T & & & & & \\ -C_{01}^T & C_{11}^T & & & & \\ & & & & & & & \end{bmatrix}$$

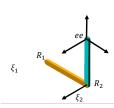
固定地面 R1

通用动力学平衡方程

Problem 8: 动力学正问题

Step 3:

• 求出c_a





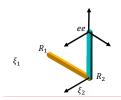
$$c_a = \dot{c}_v - \dot{C}^T \cdot v = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} - \dot{C}^T \begin{bmatrix} \hat{v}_0 \\ \hat{v}_1 \\ \hat{v}_2 \end{bmatrix}$$

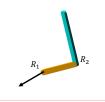
通用动力学平衡方程

Problem 8: 动力学正问题

Step 4:

• 求出所有杆件加速度 \hat{a}_i 和所有约束力 η





 $\begin{bmatrix} a \\ \eta \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -I & C \\ C^T \end{bmatrix}^{-1} \cdot \begin{bmatrix} f_p \\ c_a \end{bmatrix}$

此时,杆件的相对加速度为:

$$\hat{a}_{ji}\ddot{\theta}_i = \hat{a}_i - \hat{a}_{i-1} - \hat{v}_{i-1} \times \hat{v}_i = \begin{bmatrix} \vec{a} \\ \vec{a} \end{bmatrix}$$

那么驱动加速度为: $\ddot{\theta}_i = \|\vec{\alpha}\|$

_

Problem 9: 将方程化为通用形式

动力学方程的通用形式:

 $\tau = M(\theta)\ddot{\theta} + h(\theta,\dot{\theta})$

$$\begin{bmatrix} a \\ \eta \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -I & C \\ C^T & \end{bmatrix}^{-1} \cdot \begin{bmatrix} \mathbf{f}_p \\ c_a \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -I & C \\ C^T & C \end{bmatrix}^{-1} \begin{bmatrix} \dot{c}_p \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} -I & C \\ C^T & C \end{bmatrix}^{-1} \begin{bmatrix} \mathbf{f}_p \\ -\dot{C}^T \cdot c_p \end{bmatrix}$$

而

$$\dot{c}_{v} = \begin{bmatrix} 0 \\ \ddot{\theta} \end{bmatrix}$$

$$\eta = \begin{bmatrix} \vec{\tau}_{j} \\ \vec{\tau} \end{bmatrix}$$

其中 \vec{t}_i 是所有关节的约束力, \vec{t}_m 是驱动的驱动力

去最上面方程的子方程:

$$\vec{\tau}_m = M(\theta)\ddot{\theta} + h(\theta, \dot{\theta})$$







_

动力学方程无解的条件

动力学模型的失效,意味这动力学方程无解!

$$\begin{bmatrix} -I & C \\ C^T & \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} a \\ \eta \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} f_p \\ c_a \end{bmatrix}$$

失效条件1:

$$rank(C^T) < rank([C^T c_a])$$

过约束失效(stuck),俗称"憋劲"



四杆机构在奇异点会导致动力学模型无解

动力学方程无解的条件

动力学模型的失效,意味这动力学方程无解!

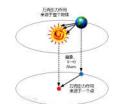
$$\begin{bmatrix} -I & C \\ C^T & \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} a \\ \eta \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} f_p \\ c_a \end{bmatrix}$$

失效条件2:

$$rank(C^T) = rank([C^T \quad c_a])$$

$$\operatorname{rank}\left(\begin{bmatrix} -I & \mathcal{C} \\ \mathcal{C}^T & \end{bmatrix}\right) < \operatorname{rank}\left(\begin{bmatrix} -I & \mathcal{C} & \mathbf{f}_p \\ \mathcal{C}^T & & \mathbf{c}_a \end{bmatrix}\right)$$

对没有质量的刚体施加力,或对没有惯量的质点施加力矩



如果万有引力是个力矩,那 么质点收到力矩,会产生多 大的角加速度?

动力学方程的优化

提高以下方程的求解速度:

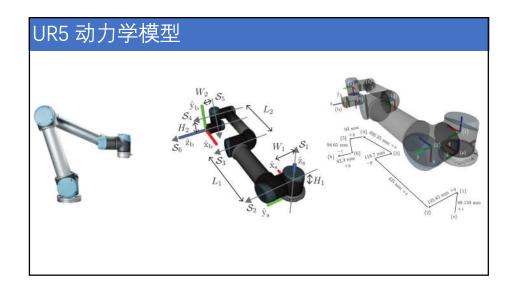
$$\begin{bmatrix} -I & C \\ C^T & \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} a \\ \eta \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} f_p \\ c_a \end{bmatrix}$$

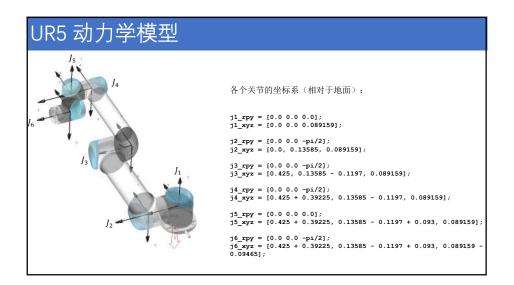
对于串联机构:

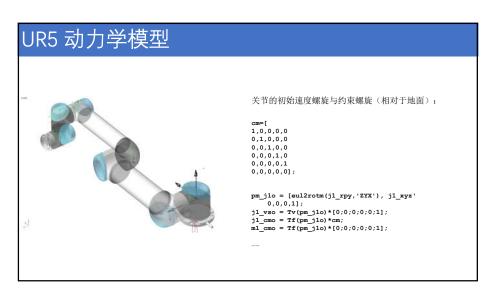
$$C = \begin{bmatrix} C_0 & -C_1 & & & & \\ & C_1 & -C_2 & & & \\ & & C_2 & \ddots & & \\ & & & \ddots & -C_m & \\ & & & & C_m & \end{bmatrix}$$

可以对其行变换, 把C化成对角阵, 求解复杂度为O(n):

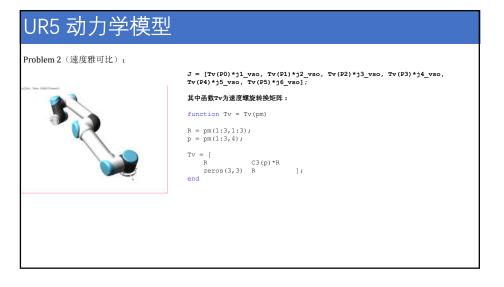
$$PC = \begin{bmatrix} C_0 & & & & \\ & C_1 & & & \\ & & C_2 & & \\ & & & \ddots & \\ & & & & C_{m}. \end{bmatrix}$$



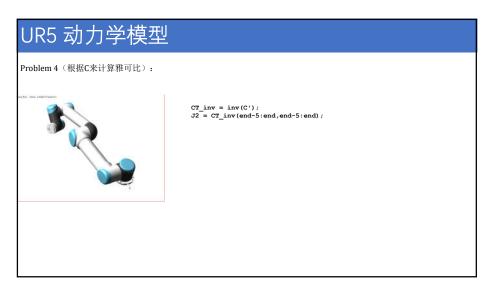






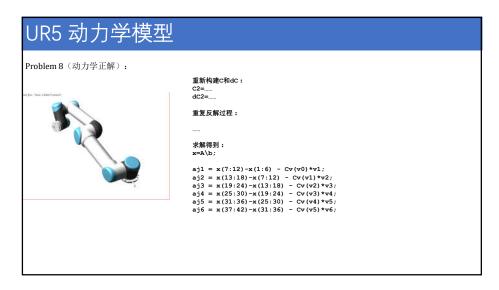












UR5 动力学模型 Problem 9 (动力学通用形式): A = [-1, c c', zeros(42,42)]; B = inv(A); M = B(end-5:end,end-5:end); h = B(end-5:end,:)*[fp;- dC'*v]; actuation_force2 = M*ddq+h;

小结

- 刚体无穷大, 力可以施加到任何位置, 运动可表达在任何位置
- 速度螺旋和力螺旋是空间中的六维旋量
- 旋量是客观存在的实体,包括轴线、螺距等,但是可以在不同坐标系之间 迁移
- 速度螺旋和力螺旋各自是6维的不含内积的线性空间, 且彼此为对偶空间
- 任何运动副,可以用一组运动螺旋表示运动,力螺旋表示约束力,且它们 互为零化子空间
- 可以通过选择坐标系,用Plücker基较为简化的表示运动副,这坐标系位于 关节所连接的杆件

小结

• 四个伴随矩阵:

$$T = \begin{bmatrix} R & \vec{p} \times R \\ & R \end{bmatrix}$$

$$T^* = \begin{bmatrix} R & \\ \vec{p} \times R & R \end{bmatrix}$$

$$\hat{v} \times = \begin{bmatrix} \vec{\omega} \times & \vec{v} \times \\ & \vec{\omega} \times \end{bmatrix}$$

$$\hat{v} \times^* = \begin{bmatrix} \vec{\omega} \times \\ \vec{v} \times \vec{\omega} \times \end{bmatrix}$$

小结

• 位姿矩阵的微分:

$$\dot{P} = \begin{bmatrix} \dot{R} & \dot{\vec{p}} \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \vec{\omega} \times R & \vec{\omega} \times \vec{p} + \vec{v} \\ 0 & 0 \end{bmatrix} T$$

$$\dot{T} = \hat{v} \times T = \begin{bmatrix} \vec{\omega} \times & \vec{v} \times \\ \vec{\omega} \times \end{bmatrix} T$$

$$\dot{T}^* = \hat{v} \times^* T^* = \begin{bmatrix} \vec{\omega} \times \\ \vec{v} \times & \vec{\omega} \times \end{bmatrix} T^*$$

• 速度螺旋到位姿矩阵的指数映射:

$$P(\hat{v}\theta) = \begin{bmatrix} E + \sin\theta \, \vec{\omega} \times + (1 - \cos\theta) \vec{\omega} \times \vec{\omega} \times & (E - R) \vec{\omega} \times \vec{v} + \theta (\vec{\omega} \cdot \vec{v}) \vec{\omega} \\ & 1 \end{bmatrix}$$

小结

• 空间加速度是速度旋量的导数:

$$\hat{a} = \dot{\hat{v}}$$

 $\ddot{\vec{r}} = \vec{a} + \vec{\alpha} \times \vec{r} + \vec{\omega} \times \vec{v} + \vec{\omega} \times \vec{\omega} \times \vec{r}$

• 约束矩阵与惯量矩阵的坐标系转换:

$$C = T^*C$$

$$I = T^*I(T^*)^T$$

• 微分:

$$\dot{C} = \hat{v} \times^* C$$

$$\dot{I} = \hat{v} \times^* I + I \hat{v} \times$$

小结

• 动力学方程的通用形式:

$$\begin{bmatrix} -I & C \\ C^T & \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} a \\ \eta \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} f_p \\ c_a \end{bmatrix}$$