# LittleRA

#### 数学模型:

正运动学:

逆运动学:

动力学:

速度与加速度:

力与力矩:



基于自己建立的一个简单五轴机械臂,建立运动学与动力学模型,为后续轨迹规划,运动控制,力控制做好准备。

## 数学模型:

### 正运动学:

依据建立的solidworks三维图,建立合适的坐标系写出D-H参数: (角度单位为度,距离单位为mm)

0	$lpha_{i-1}$	$a_{i-1}$	$ heta_i$	$d_i$
1	0	0	$\theta_1$	0
2	90	20	$ heta_2$	0
3	0	105	$ heta_3$	0
4	-180	95	$\theta_4$ (-90)	0
5	-90	70	$\theta_5$ (90)	10

根据D—H参数,写出4个坐标系的变换矩阵

$$_{1}^{0}T=egin{pmatrix} c heta_{1} & -s heta_{1} & 0 & 0 \ s heta_{1} & c heta_{1} & 0 & 0 \ 0 & 0 & 1 & 0 \ 0 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

$$\frac{1}{2}T = Rot(x, 90)Trans(20, 0, 0)Rot(z, \theta_2)Trans(0, 0, 0) = \begin{pmatrix} c\theta_2 & -s\theta_2 & 0 & 20 \\ 0 & 0 & -1 & 0 \\ s\theta_2 & c\theta_2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

$$\frac{2}{3}T = Rot(x, 0)Trans(150, 0, 0)Rot(z, \theta_3)Trans(0, 0, 0) = \begin{pmatrix} c\theta_3 & -s\theta_3 & 0 & 105 \\ s\theta_3 & c\theta_3 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

$$\frac{3}{4}T = Rot(x, -180)Trans(95, 0, 0)Rot(z, \theta_4(-90))Trans(0, 0, 0) = \begin{pmatrix} s\theta_4 & c\theta_4 & 0 & 95 \\ c\theta_4 & -s\theta_4 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

$$\frac{4}{5}T = Rot(x, -90)Trans(70, 0, 0)Rot(z, \theta_5(90))Trans(10, 0, 0) = \begin{pmatrix} -s\theta_5 & -c\theta_5 & 0 & 70 - 10s\theta_5 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ -c\theta_5 & s\theta_5 & 0 & -10c\theta_5 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

$$_{6}^{5}T=egin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \ 0 & 1 & 0 & 0 \ 0 & 0 & 1 & 60 \ 0 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

写出整体变换矩阵:

通过上述的变换矩阵,在已经知道3轴的关节角度的基础上即可得到工具坐标系的位姿信息和坐标信息。即机器人正运动学。

#### 逆运动学:

为了完成工作,工具坐标系需要确定的位姿和达到确定的坐标,在实际中,往往已知:

$$egin{aligned} {}^0_4T = egin{pmatrix} n_x & o_x & a_x & x \ n_y & o_y & a_y & y \ n_z & o_z & a_z & z \ 0 & 0 & 0 & 1 \ \end{pmatrix}$$

可以看出,机器人正解复杂,对于关节角度和关节角度5可以比较简单的算出解析解。由于设计原因,对于其他关节,算出解析解是比较困难的。同时由于机械臂只有5个关节角度,其无法以特定位姿到达空间中的每一点,因此在实际过程中,通过迭代方法求得关节角度。以后机械设计会考虑逆解解算,尽量使用解析解提高机械臂实时性。

#### 动力学:

#### 速度与加速度:

LittleRA底座固定不可移动, 因此有:

$$^0\Omega_0=egin{pmatrix} 0\ 0\ 0\ 0 \end{pmatrix} \ ^0V_0=egin{pmatrix} 0\ 0\ 0\ 0 \end{pmatrix} \ ^0\Psi_0=egin{pmatrix} 0\ 0\ 0\ 0 \end{pmatrix} \ ^0a_0=egin{pmatrix} 0\ 0\ 0\ 0 \end{pmatrix}$$

根据之前的旋转矩阵,以及各个连杆的位置坐标关系,可以写出速度与加速度的递推公式: 在{1}系观察到的速度和加速度:

$$egin{aligned} {}^{1}\Omega_{1} = & {}^{1}_{0} \, R^{\,0}\Omega_{0} + \omega_{1}^{\,\,1}Z_{1} = \begin{pmatrix} 0 \ 0 \ \omega_{1} \end{pmatrix} \ {}^{1}V_{1} = & {}^{1}_{0} \, R \, (^{0}V_{0} + ^{0}\Omega_{0} imes ^{0} P_{1}) = \begin{pmatrix} 0 \ 0 \ 0 \end{pmatrix} \ {}^{1}\Psi_{1} = & {}^{1}_{0} \, R^{\,0}\dot{\Omega}_{0} + ^{1}_{0} \, R \cdot {}^{0}\dot{\Omega}_{0} imes \omega_{1}^{\,\,1}Z_{1} + \psi_{1}^{\,\,1}Z_{1} = \begin{pmatrix} 0 \ 0 \ \psi_{1} \end{pmatrix} \end{aligned}$$

$${}^1a_1=^1_0R[{}^0\dot{v}_0+{}^0\dot{\Omega}_0 imes{}^0P_1+{}^0\Omega_0 imes({}^0\Omega_0 imes{}^0P_1)]=\left(egin{array}{c} 0 \ 0 \ -g \end{array}
ight)$$

在{1}系中, 质心速度与加速度:

$$egin{align} {}^1\Omega_{C1} = ^1\Omega_1 = \left(egin{align} 0 \ 0 \ \dot{ heta_1} 
ight) \ {}^1V_{C1} = ^1V_1 + ^1\Omega_1 imes ^1P_{C1} = \left(egin{align} 0 \ 10\omega_1 \ 0 
ight) \end{array} 
ight) \end{array}$$

$${}^1a_{pc1} = {}^1\dot{v}_1 + {}^1\dot{\Omega}_1 imes {}^1P_{pc1} + {}^1\Omega_1 imes ({}^1\Omega_1 imes {}^1P_{pc1}) = \left(egin{array}{c} -10\omega_1^2 \ 10\psi_1 \ -q \end{array}
ight)$$

在{2}系观察到的速度与加速度:

在{2}系中, 质心速度与加速度:

$$egin{align*} ^{2}\Omega_{C2} = ^{2}\Omega_{2} &= egin{pmatrix} s heta_{2}\cdot\omega_{1} \ c heta_{2}\cdot\omega_{1} \end{pmatrix} \ ^{2}V_{C2} = ^{2}V_{2} + ^{2}\Omega_{2} imes^{2}P_{C2} &= egin{pmatrix} 0 \ 75\omega_{2} \ -5(-4+15C_{2})\cdot\omega_{1} \end{pmatrix} \ ^{2}a_{pc2} = \dot{v}_{2} + \dot{2}\dot{\Omega}_{2} imes^{2}P_{pc2} + ^{2}\Omega_{2} imes(^{2}\Omega_{2} imes^{2}P_{pc2}) &= egin{pmatrix} -gS_{2} - 5C_{2}(4+15C_{2})\cdot\omega_{1}^{2} - 75\omega_{2}^{2} \ -gC_{2} + 75\psi_{2} + 5(2S_{2} + 15C_{2}S_{2})\cdot\omega_{1}^{2} \ -5(4+15C_{2})\cdot\psi_{1} + 75S_{2}(\psi_{1}+\psi_{2})\cdot\omega_{2} \end{pmatrix} \end{aligned}$$

在{3}系观察到的速度与加速度:

$$^3\Omega_3=_2^3R^2\Omega_2+\omega_3\,^3Z_3=egin{pmatrix} S_{23}\cdot\omega_1 \ C_{23}\cdot\omega_1 \ \omega_2+\omega_3 \end{pmatrix}$$
  $U_3=_2^3R(^2V_2+^2\Omega_2\times^2P_3)=egin{pmatrix} 150S_3\cdot\omega_2 \ 150C_3\cdot\omega_2 \ \omega_1 \end{pmatrix}$   $U_3=_2^3R^2\Omega_2+_2^3R\cdot^2\Omega_2\times\omega_3\,^3Z_3+\psi_3\,^3Z_3=egin{pmatrix} \psi_1(S_{23}+C_{23}\cdot\omega_3+\omega_2\cdot(C_{23}-S_{23}\cdot\omega_3)) \ -\psi_1(-C_{23}+S_{23}\cdot\omega_3+\omega_2\cdot(S_{23}-S_{23}\cdot\omega_3)) \ \psi_2+\psi_3 \ U_3=_2^3R^2(\dot{v}_2+\dot{v}_3) & U_2+\dot{v}_3 \end{bmatrix}$   $U_3=_2^3R^2(\dot{v}_2+\dot{v}_3)$   $U_3=_2^3R^2(\dot{v}_2+\dot{v}_3)$   $U_3=_2^3R^2(\dot{v}_2+\dot{v}_3)$   $U_3=_2^3R^2(\dot{v}_2+\dot{v}_3)$   $U_3=_2^3R^2(\dot{v}_3+\dot{v}_3)$   $U_3=_2^3R^2(\dot{v}$ 

在{3}系中, 质心速度与加速度:

$$^3\Omega_{C3}=^3\Omega_3=egin{pmatrix} S_{23}\cdot\omega_1\ C_{23}\cdot\omega_1\ \omega_2+\omega_3 \end{pmatrix}$$

$$^3V_{C3} = ^3V_3 + ^3\Omega_3 imes ^3P_{C3} = \left(egin{array}{c} 150S_3 \cdot \omega_2 \ 50((3C_3+1) \cdot \omega_2 + \omega_3) \ -10(2+15C_2+5C_{23}) \cdot \omega_1 \end{array}
ight)$$

其中 $\mathbf{a}_{nc3}$ 表达式如下,由于各个量均已知,展开式比较长,

$${}^3a_{pc3}={}^3\dot{v}_3+{}^3\dot{\Omega}_3 imes{}^3P_{pc3}+{}^3\Omega_3 imes({}^3\Omega_3 imes{}^3P_{pc3})$$

在{4}系中观察的速度与加速度

$$^{4}\Omega_{4} = ^{4}_{3} R^{3}\Omega_{3} + \omega_{4}^{4} Z_{4}$$
 $^{4}V_{4} = ^{4}_{3} R^{3}\dot{\Omega}_{3} + ^{3}_{4}\Omega_{3} \times ^{3}P_{4})$ 
 $^{4}\Psi_{4} = ^{4}_{3} R^{3}\dot{\Omega}_{3} + ^{4}_{3} R \cdot ^{3}\dot{\Omega}_{3} \times \omega_{4}^{4} Z_{4} + \psi_{4}^{4} Z_{4}$ 
 $^{4}a_{4} = ^{4}_{3} R^{[3}\dot{v}_{4} + ^{3}\dot{\Omega}_{3} \times ^{3}P_{4} + ^{3}_{4}\Omega_{3} \times (^{3}\Omega_{3} \times ^{3}P_{4})]$ 

在{3}系中, 质心速度与加速度:

$$egin{aligned} ^4\Omega_{C4} &= ^4\Omega_4 \ ^4V_{C4} &= ^4V_4 + ^4\Omega_4 imes ^4P_{C4} \ ^4a_{pc4} &= ^4v_4 + ^4\dot{\Omega}_4 imes ^4P_{pc4} + ^4\Omega_4 imes (^4\Omega_4 imes ^4P_{pc4}) \end{aligned}$$

在{5}系中观察的速度与加速度

$$^{5}\Omega_{5} = ^{5}_{4}R^{4}\Omega_{4} + \omega_{5}^{5}Z_{5}$$
 $^{5}V_{5} = ^{5}_{4}R(^{4}V_{4} + ^{4}\Omega_{4} \times ^{4}P_{5})$ 
 $^{5}\Psi_{5} = ^{5}_{4}R^{4}\dot{\Omega}_{4} + ^{5}_{4}R \cdot ^{4}\dot{\Omega}_{4} \times \omega_{5}^{5}Z_{5} + \psi_{5}^{5}Z_{5}$ 
 $^{5}a_{5} = ^{5}_{4}R[^{4}\dot{v}_{5} + ^{4}\dot{\Omega}_{4} \times ^{4}P_{5} + ^{4}\Omega_{4} \times (^{4}\Omega_{4} \times ^{4}P_{5})]$ 

在{3}系中, 质心速度与加速度:

$$egin{array}{l} {}^5\Omega_{C5} = ^5\Omega_5 \ {}^5V_{C5} = ^5V_5 + ^5\Omega_5 imes ^5P_{C5} \ {}^5a_{pc5} = {}^5\dot{v}_5 + {}^5\dot{\Omega}_5 imes ^5P_{pc5} + ^5\Omega_5 imes (^5\Omega_5 imes ^5P_{pc5}) \end{array}$$

上述式子展开很麻烦,大部分计算使用软件wolfram engine 完成。

#### 力与力矩:

经过上述,已经获得了在各个坐标系下连杆的速度与加速度,利用外推法,可得力与力矩递推方程:

$^{1}F_{1}=m_{1}{}^{1}\overset{\cdot }{v_{pc1}}$	$^{1}N_{1}=^{c1}I_{1}\cdot ^{1}\stackrel{\cdot }{\Omega _{pc1}}$
$^{2}F_{2}=m_{2}{}^{2}\overset{\cdot }{v_{pc2}}$	$^{2}N_{2}=^{c2}I_{2}\cdot ^{2}\dot{\Omega_{pc2}}$
$^3F_3=m_3{}^3v_{pc3}$	$^3N_3=^{c3}I_3^3\Omega_{pc3}$
$^4F_4=m_4{}^4v_{pc4}^{oldsymbol{\cdot}}$	$^4N_4=^{c4}I_4\cdot ^4\Omega_{pc4}$
$^{5}F_{5}=m_{5}{}^{5}v_{pc5}^{\cdot}$	$^5N_5=^{c5}I_5\cdot ^5\Omega_{pc5}$

上述等式中右边均为已知量,大部分工作由计算机完成。上述的公式推导可以使用mathematica完成。