基于 LQR 的平衡小车

1.LQR 控制器

1.1 概述

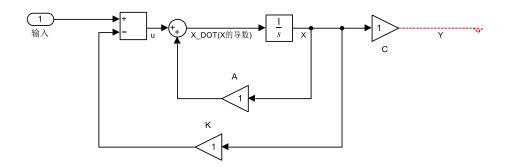
LQR 即线性二次型调节器,其基于贝尔曼最优原则,是一种用于线性系统的最优控制器。

设一个系统完全能控的状态方程为:

$$\dot{x}(t) = Ax(t) + Bu(t)$$

$$y = Cx + Du$$

通常情况下,最基本的控制系统是需要全状态反馈控制的,而目标一般是设计一个状态反馈控制器,即 u=-Kx 来控制系统的表现:



1.2 最优控制

然而 K 并不是唯一的,那么什么情况下 K 才是最优的呢?

在这样的前提下需要引入一个评价标准,对于控制系统,一般使用代价函数(Quadratic Cost Function)来作为其的评价标准,代价函数越小,说明性能指标越好,反之则越差。

代价函数的一般形式如下:

$$J = \int_0^{+\infty} (x^{\mathrm{T}} Q x + u^{\mathrm{T}} R u) \ dt$$

其中Q为n*n的半正定的状态加权矩阵,R为n*n的正定的控制加权矩阵。Q,R在工程中常为兑成对角矩阵,其对角线上的元素 a_i 表示对矩阵中对应分量 x_i 的重视程度, a_i 越大则对 x_i 的重视程度越大,其在代价函数中便会更快趋向更小的值。

LQR 的思路是设计一个反馈控制器 u=-Kx,使得代价函数最小,即min, K 矩阵的最小值的表达形式是这样的

已知有状态方程和代价函数:

$$\dot{x}(t) = Ax(t) + Bu(t)$$

$$J = \int_0^\infty (x^\top(t)Qx(t) + u^\top(t)Ru(t))dt$$

所以对于最优的 K 矩阵可以表示为如下:

$$K = R^{-1}B^TP$$

其中P是如下方程的解

$$A^T P + PA + Q - PBR^{-1}B^T P = 0$$

在实际应用中,出于效率的考量,往往不使用人工的方法计算 K,一般使用计算机软件辅助计算 K,在 matlab 中一般使用 库函数来计算

2.小车的数学模型

两轮小车的结构由车体和双轮组成,可以简化的看作一个移动倒立摆,分别对小车的车轮和车体进行力学分析,可以通过 其建立系统的状态空间表达式。

2.1 小车的状态方程

在对小车进行物理分析后可以建立小车的状态方程,因为在小车的运动全过程中小车的倾角一直很小,所以可以认为 $sin\theta_p=1,cos\theta_p=0,\dot{\theta}_p=0$,所以有如下状态方程:

$$\begin{pmatrix} \dot{x} \\ \dot{x} \\ \dot{\theta}_p \\ \dot{\theta}_p \\ \dot{\delta} \\ \ddot{\delta} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & A_{23} & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & A_{43} & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} x \\ \dot{x} \\ \theta_p \\ \dot{\theta}_p \\ \delta \\ \dot{\delta} \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 0 & 0 \\ B_{21} & B_{22} \\ 0 & 0 \\ B_{41} & B_{42} \\ 0 & 0 \\ B_{61} & B_{62} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} T_L \\ T_R \end{pmatrix}$$

其中状态变量从上至下依次表示 小车的位移,前进速度,车体的倾角,车体的角速度,小车的转向角,转向速度 电机的扭矩和车轮的加速度有线性关系如下,因此可以转化为:

$$v_{LO}^{\cdot}=rT_L/|$$

$$\dot{v_{RO}} = rT_R/|$$

其中

 v_{LO} 左轮无摩擦力时的线速度大小(rad/s)

 v_{RO} 右轮无摩擦力时的线速度大小(rad/s)

故而, 对于系统的状态空间表达式

$$\dot{x}(t) = Ax(t) + Bu(t)$$

$$y = Cx + Du$$

其中各参数的值如下

$$\mathsf{A} = \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & A_{23} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & A_{43} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} \quad \mathsf{B} = (\mathsf{I}/\mathsf{r}) \begin{pmatrix} 0 & 0 \\ B_{21} & B_{22} \\ 0 & 0 \\ B_{41} & B_{42} \\ 0 & 0 \\ B_{61} & B_{62} \end{pmatrix} \quad \mathsf{C} = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} \quad \mathsf{D} = \mathsf{O}$$

$$\mathbf{x} = \begin{pmatrix} \mathbf{x} \\ \dot{\mathbf{x}} \\ \theta_p \\ \dot{\theta_p} \\ \delta \end{pmatrix} \qquad \mathbf{u} = \begin{pmatrix} \mathbf{v}_{LO}^{\boldsymbol{\cdot}} \\ \mathbf{v}_{RO}^{\boldsymbol{\cdot}} \end{pmatrix}$$

$$A_{23} = -M^2 l^2 g/Q_{eq}$$

$$A_{43} = Mlg(M + 2m + 2I/r^2)/Q_{eq}$$

$$B_{21} = (J_P + Ml^2 + Mlr)/Q_{eq}$$

$$B_{22} = (J_P + Ml^2 + Mlr)/Q_{eq}$$

$$B_{41} = ((Ml/r) + M + 2m + (2I/r^2))/Q_{eq}$$

$$B_{42} = ((Ml/r) + M + 2m + (2l/r^2))/Q_{eq}$$

$$B_{61} = 1/(r(md + Id/r^2 + 2J_{\delta}/d))$$

$$B_{62} = 1/(r(md + Id/r^2 + 2J_{\delta}/d))$$

$$Q_{eq} = J_P M + (J_P + M l^2)(2m + 2I/r^2)$$

m 车轮的质量 (kg)

r 车轮的半径(m)

 x_R 车轮的水平位移 (m)

 H_{fR} 车轮收到地面的摩擦力(N)

 H_R 车轮收到车体作用力的水平方向的分力(N)

 T_R 车轮电机输出的转矩 (N*m)

I 车轮的转动惯量(kg*m^2)

 $ω_R$ 车轮的角速度 (rad/s)

- M 车轮的质量 (kg)
- l 质心距离底盘中心的距离 (m)
- J_P 车体绕质心转动时的转动惯量($kg*m^2$)
- θ_P 车体与竖直方向的夹角(rad)
- d 轮距 (m)
- J_δ 车体绕 y 轴转动时的转动惯量(kg* m^2)
- δ 小车的偏航角 (rad)
- v_{LO} 左轮无摩擦力时的线速度大小(rad/s)
- v_{RO} 右轮无摩擦力时的线速度大小(rad/s)

3.matlab 计算 K 矩阵 simulink 仿真以及 keil5 的 C 代码

3.1 Matlab 代码和 Simulink 仿真

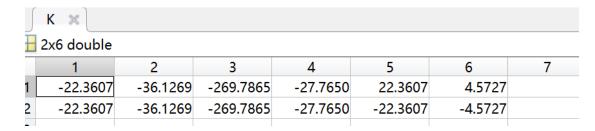
反馈矩阵很难通过手动计算来得出,因此往往利用 matlab 的函数来进行计算,程序如下: Clc m = 0.035;r = 0.0672/2;i = 0.5*m*r^2; M = 0.737 - 2*m;L = 0.5*0.0903; $J_p = (1/12)*M*(0.0903^2+0.0530^2);$ d = 0.1612; $J_{delta} = (1/12)*M*(0.0930^2+0.0530^2);$ g = 9.8; $Q_eq = J_p*M+(J_p+M*L^2)*(2*m+2*i/r^2);$ $A_23 = -(M^2*L^2*g)/Q_eq;$ $A_43 = M*L*g*(M+2*m+2*i/r^2)/Q_eq;$ $B_21 = (J_p + M*L^2 + M*L*r)/(Q_eq*r);$ $B_22 = B_21;$ $B_{-}41 = -(M*L/r+M+2*m+2*i/r^2)/Q_{-}eq;$ $B_42 = B_41;$ $B_61 = 1/(r*(m*d+i*d/r^2+2*J_delta/d));$ $B_62 = -B_61;$

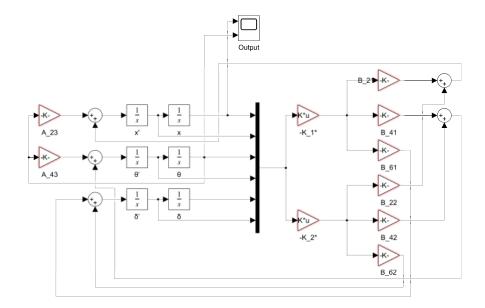
 $A = [0\ 1\ 0\ 0\ 0\ 0; 0\ 0\ A_23\ 0\ 0\ 0; 0\ 0\ 0\ 1\ 0\ 0; 0\ 0\ A_43\ 0\ 0\ 0; 0\ 0\ 0\ 0\ 1; 0\ 0\ 0\ 0\ 0];$

End

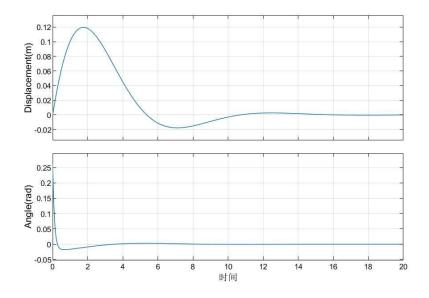
K = Iqr(A,B,Q,R);

最终可以得出与之相对应的 K 矩阵:





仿真结果:



3.2keil5 代码 (c 语言)

 $L_accel = -(K1*x_pose + K2*(x_speed-Target_x_speed) + K3*(angle_x-Target_angle_x) + K4*gyro_x + K5*angle_z + K6*(gyro_z-Target_gyro_z));$

 $R_{accel} = -(K1*x_pose + K2*(x_speed-Target_x_speed) + K3*(angle_x-Target_angle_x) + K4*gyro_x - K5*angle_z - K6*(gyro_z-Target_gyro_z));$

LQR 控制器的效果是使得所有的状态变量都变为 0, LQR 控制器的效果是使得所有的状态变量都变为 0, 那么,可以把 "x_speed-Target_x_speed"作为新的状态变量,使它变为 0 即等价于使得 x_speed=Target_x_speed。)