PenduBot の最適制御について

2019SC059 鈴木まゆ 2019SC060 多湖翔矢 指導教員:坂本登

1 はじめに

坂本・中島研究室では、これまで倒立振子を題材にした 研究は盛んに行われており, 倒立振子班では, 南山大学に 設置されている回転型倒立振子実験機およびそれを題材 にした先行研究を参考にして, 鉛直方向に回転するアー ムの先端に, 鉛直方向に回転する振子が取り付けられた Pendulum と Robot を組み合わせた, PenduBot の設計 とその安定化制御をテーマにした研究を行っている [1]. 最近では倒立振子を利用したセグウェイの他に,技術 PR ロボットを村田製作所が開発した.この企業では倒立振子 を応用した電動歩行アシストカーの発明が進められてお り、高齢化社会である現在で、高齢者や足腰が不自由な人 の歩行をサポートする機器としてこれから先、期待されて いる [2]. 私たちは倒立振子の研究として回転型倒立振子 を扱った機器の代表をするセグウェイの安全性を高める可 能性があるのではないかと考え, PenduBot の安定化制御 の研究を行うことにした.本研究では、まず初めに、台車 駆動倒立振子を例として Matlab/Simulink を用いて制御 系設計を行い、倒立振子のシミュレータの理解を深めた. そして、その知識を踏まえ PenduBot の安定化制御を最終 目標とし,研究を行った.

2 PenduBot のモデル

PenduBot のモデルを図 1,物理パラメータを表 1 に示す.



図1 PenduBot のモデル

記号	名称
m_1	リンク1の質量
m_2	リンク2の質量
l_1	リンク1の長さ
l_2	リンク2の長さ
l_{c1}	リンク1の回転中心から重心までの長さ
l_{c2}	リンク2の回転中心から重心までの長さ
$ heta_1$	リンク1の回転角度
θ_2	リンク2の回転角度
J_1	リンク1の慣性モーメント
J_2	リンク2の慣性モーメント
b_1	リンク 2 の粘性摩擦係数
b_2	リンク 2 の粘性摩擦係数
R_a	電気子抵抗
K_e	逆起電力定数
K_t	トルク定数
q	重力加速度

表1 PenduBot の物理パラメータ

3 PenduBot の運動方程式 [1]

このシステムの運動方程式を Lagrange 運動方程式を用 いて導出し,式を以下に示す.実験機に搭載する DC サー ボモーターの伝達特効性について考える電圧入力を *u* と する.

モータ側とリンク1側のギア比

ただし,

n

$$f_{11} = r_1 + r_2 + 2r_3 \cos \theta_2 \tag{2}$$

$$f_{12} = f_{21} = r_2 + r_3 \cos \theta_2 \tag{3}$$

$$f_{22} = r_2 \tag{4}$$

$$M_1 = (r_3\dot{\theta}_2\sin\theta_2 - t_a - b_1)\dot{\theta}_1 + (r_3\dot{\theta}_1\sin\theta_2 + r_3\dot{\theta}_2\sin\theta_2\dot{\theta}_2$$

$$+ r_4 \sin \theta_1 + r_5 \sin \left(\theta_1 + \theta_2\right) + t_b u \tag{5}$$

$$M_2 = r_3 \dot{\theta}_1^2 \sin \theta_2 - b_2 \dot{\theta}_2 + r_5 \sin (\theta_1 + \theta_2) \tag{6}$$

と置いた.

4 PenduBot の状態方程式 [1]

状態方程式を以下に示す.

$$\dot{\boldsymbol{x}} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{0} & \boldsymbol{I} \\ \boldsymbol{N_1} & \boldsymbol{N_2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \\ x_4 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \boldsymbol{0} \\ \boldsymbol{0} \\ D_1^{-1} r_2 t_b \\ -D_1^{-1} (r_2 + r_3) t_b \end{bmatrix} \boldsymbol{u} (7)$$

ここでは,

$$D_{1} = r_{1}r_{2} - r_{3}^{2}$$

$$I = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$N_{1} = D_{1}^{-1} \begin{bmatrix} r_{2}r_{4} - r_{3}r_{5} & -r_{3}r_{5} \\ (r_{1} + r_{3})r_{5} - (r_{2} + r_{3})r_{4} & (r_{1} + r_{3})r_{5} \end{bmatrix}$$

$$N_{2} = D_{1}^{-1} \begin{bmatrix} -r_{2}(t_{a} + b_{1}) & (r_{2} + r_{3})b_{2} \\ (r_{2} + r_{3})(t_{a} + b_{1}) & -(r_{1} + r_{2} + 2r_{3})b_{2} \end{bmatrix}$$

と置いた.

5 最適制御のシミュレーション

Matlab/Simulink で PenduBot 実験機を倒立状態に なるようシミュレーションを行った.全ての状態量 = |0|0 の $|x_1|$ 0 0 x_2 x_3 x_4 時,倒立状態となる最適制御 (LQR) による安定化を施す. PenduBot のリンク 1,2 の角度 θ_1, θ_2 が共に 0 の倒立状態 となるよう Matlab 上で制御器を設計し、非線形モデルに 対してシミュレーションを行った. 最適制御の構成を図2 に示す.



図2 最適制御の構成

図3は最適制御のシュミレーションのモデルを表してい る.制御対象はシステムの状態方程式である.*K*は最適 フィードバックゲインであり、これは線形化した状態方程 式を用いり、評価関数を最小化にする入力を Riccati 方程 式の解を使うことで求める.線形最適状態フィードバック は、評価関数

$$J = \int_0^\infty (x^T Q x + u^T R u) dt, Q \ge 0, R \ge 0 \qquad (8)$$

を最小にする最適制御入力を求める.Riccati 方程式の解 P を用いて,

$$u = -Kx = -R^{-1}B^T Px \tag{9}$$

と最適制御入力が得られる.評価関数の重み行列 *Q*,*R* は 以下のように選んだ.

$$Q = \begin{bmatrix} 50 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 100 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}, R = 1$$
(10)

シミュレーション結果を図3に示す.



図3 最適制御のシミュレーション

図3は最適制御のシュミレーション結果である.リンク1,リンク2の角度は時間経過とともに0に収束していることがわかる.これにより,システムの安定化を施すことが出来た.

6 PenduBot 実験機による安定化実験

実験で扱う PenduBot 実験機は過去に同研究室の磯村 氏らが制作した 実験機 [1] を使用する.全ての状態量 $\frac{d}{dt} \begin{bmatrix} x_1 & x_2 & x_3 & x_4 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$ の 時,倒立状態である.以下に実験時に測定した角度,電圧 のデータを図 4,5に示す.最適制御レギュレータのゲイ ンは以下の値である.

$$K = \begin{bmatrix} 122.35 & 112.05 & 31.51 & 22.23 \end{bmatrix}$$
(11)



図 4 角度 グラフ



図 5 電圧 グラフ

図 4 の測定した角度を見ると 2 つのリンクは振動し ている結果だが倒れることはなかった.この原因として PenduBot の不感帯が考えられる.この結果から θ_1, θ_2 が 0 近辺を振動し,左右でバランスを取っていることがわか れば,倒立状態とする.以上のことから図4の実験結果は 倒立できているといえる.

7 PenduBot 実験機のシミュレーション

図4の測定した角度の結果を見て,リンク1,リンク 2の揺れをさらに小さく抑えたいと思った.最適レギュ レータのゲインのチューニングを行ったが,揺れが劇的 に小さくなることはなかった.PenduBot には動き出す までの摩擦のような不感帯があると考え,MATLAB上 で不感帯の Dead zone を加えてシミュレーションを行い PenduBot の実験機に近い応答が得られるようにした.以 下に PenduBot 実験機の構図を図6に示す.



図 6 PenduBot 実験機の構図

Dead zone が 0.1, 0.2, 0.3 の時, シミュレーションし た角度を図 7, 8, 9 に示す.



図7 Dead zone が 0.1の時のシミュレーションした角度



図 8 Dead zone が 0.2 の時のシミュレーションした角度



図 9 Dead zone が 0.3 の時のシミュレーションした角度

Dead zone が 0.1, 0.3 の時より 0.2 にした方が, θ_1 , θ_2 が図の測定した PenduBot 角度,周期に近しい結果を得ら れた.この結果から外乱オブザーバによる補償を用いて不 感帯を補償することでリンク 1,リンク 2 の揺れをさらに 抑えることが出来るのではないかと考えた.

8 バネマス系の外乱オブザーバ

不感帯を補償する外乱オブザーバを導入したいが,私たちには外乱オブザーバの経験が少なく,PenduBotに導入することが難しく感じた.PenduBotの不感帯を補償し実験時の揺れを抑え可能な限り倒立状態に近い制御を行いたい.そこで,動摩擦力を不感帯として代用したバネマス系の外乱オブザーバのシミュレーションによる補償を行い,外乱オブザーバの学習をすることにした.外乱オブザーバをMatlab/Simulink上で作成し,外乱オブザーバによる補償を行っていない場合より,揺れが小さくなるようにする.バネマス系のモデル,物理パラメータをそれぞれ図10,表2に示す.



図 10 バネマス系のモデル

記号	名称
m	物体の質量
k	ばね定数
F_{input}	物体に与えた力

このシステムの運動方程式を以下のように求めた.

$$F_{-}kx = \ddot{x} \tag{12}$$

状態変数を $\begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x \\ \dot{x} \end{bmatrix}$ とし,状態方程式を求めると以下のようになる.

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -k & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} u$$
(13)

$$y = \begin{bmatrix} 1 & 0\\ 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1\\ x_2 \end{bmatrix}$$
(14)

外乱オブザーバの構成を図 11 に示す.

制御対象には求めた状態方程式が含まれる.外乱オブザ ーバ内にある外乱オブザーバゲイン*G*は以下のように求 めた.ただし*F*_{dz}は不感帯を指す.



図 11 外乱オブザーバの構成

状態変数を $x_o = \begin{bmatrix} x_{o1} & x_{o2} & x_{o3} \end{bmatrix}^T = \begin{bmatrix} x & \dot{x} & F_{dz} \end{bmatrix}^T$ とし、状態方程式を求めると以下のようになる.

$$\dot{\boldsymbol{x}}_o = \boldsymbol{A}\boldsymbol{x}_o + \boldsymbol{B}\boldsymbol{u} \tag{15}$$
$$\boldsymbol{y} = \boldsymbol{C}\boldsymbol{x}_o \tag{16}$$

$$\boldsymbol{y} = \boldsymbol{C}\boldsymbol{x}_o \tag{10}$$

外乱オブザーバは以下のようになる.

$$\hat{\boldsymbol{x}}_{o} = \boldsymbol{A}\hat{\boldsymbol{x}}_{o} + \boldsymbol{G}(\boldsymbol{y} - \boldsymbol{C}\hat{\boldsymbol{x}}_{o}) + \boldsymbol{B}\boldsymbol{u} \\
= (\boldsymbol{A} - \boldsymbol{G}\boldsymbol{C})\hat{\boldsymbol{x}}_{o} + \boldsymbol{G}\boldsymbol{C}\boldsymbol{x}_{o} + \boldsymbol{B}\boldsymbol{u}$$
(17)

ただし,

$$\boldsymbol{A} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -K & 0 & -1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}, \boldsymbol{B} = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$
(18)

$$\boldsymbol{C} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix}, \boldsymbol{G} = \begin{bmatrix} 31 & 0 \\ g_2 & 0 \\ 0 & g_3 \end{bmatrix}$$
(19)

である.

$$A - GC = \begin{bmatrix} -g_1 & 1 & 0 \\ -k - g_2 & 0 & -1 \\ 0 & -g_3 & 0 \end{bmatrix} = A' \quad (20)$$
$$[A' - I\lambda] = 0$$
$$= \begin{bmatrix} -g_1 - \lambda & 1 & 0 \\ -k - g_2 & -\lambda & -1 \\ 0 & -g_3 & -\lambda \end{bmatrix}$$
$$= -\lambda^3 - g_1\lambda^2 + (-g_2 + g_3 - k)\lambda + g_1g_3$$
$$= (\lambda + a)^3 \qquad (a \ \ \& E \boxtimes) \qquad (21)$$

よって, g_1, g_2, g_3 が求まり, オブザーバの極は以下のようになる.

 $\begin{bmatrix} -49.99 & -49.99 & -50 \end{bmatrix}^T$ (22)

外乱オブザーバによる補償を行っていない場合の変位の シミュレーションと外乱オブザーバによる補償を行った 変位のシミュレーション結果を比較したグラフを図 12 に 示す.

図 12 の state は外乱オブザーバによる補償を行ってい ないときの変位であり, stateDOBC は外乱オブザーバに



図 12 外乱オブザーバによる補償を行っていない場合と 行った場合の比較結果

よる補償を行ったときの変位である.この結果を見ると stateDOBCは stateよりも時間経過と共に振動が小さく なっていることがわかる.以上のことから外乱オブザーバ により不感帯を補償し,振動を小さくできたことがわかる.

9 まとめ

PenduBot のシステムの状態方程式から最適制御のシ ミュレーションを行い,安定化する最適制御のゲインを 求め,実験機の安定化実験を行った.実験結果からリンク 1,2の揺れをさらに抑えたいと考え不感帯を取り除くこと で可能ではないかと考えた.実験機のシミュレーションを 作成し不感帯を Dead zone とし,不感帯にあたる値を探し た.求めた不感帯を取り除くには外乱オブザーバによる補 償を用いることで可能であると考え,摩擦を不感帯として 代用したバネマス系を用いて外乱オブザーバができた.本 研究目標である PenduBot の最安定化適制御は最適制御の レギュレータによる安定化は達成することはできた.

10 今後の課題

今後の課題として不感帯を考慮した安定化制御を行うこ とが挙げられる.バネマス系で行った外乱オブザーバのよ うに PenduBot での外乱オブザーバによる補償のシミュ レーションを行い,リンク 1,2 の揺れが抑えられるのか確 認を行い,実験機に取り入れ,試してみるべきだと考える.

参考文献

- [1] 磯村真也・野澤武:『PenduBot の製作と安定化制御』. 南山大学, 2020
- [2] 村田製作所:『倒立振子制御」技術を応用した電動歩行 アシストカーの開発』. 技術広報誌, metamorphosis17 号.
- [3] 吉川恒夫・井村順一:『現代制御論』. コロナ社,東京, 2014