ディスクリプタ表現を用いた磁気浮上装置に対する

ロバスト制御

2009SE138 熊田 健良 2010SE238 谷口巧磨

指導教員 : 陳幹

1 はじめに

磁気浮上系のメリットは、物体を非接触に支持すること により、摩擦から解放されること、騒音が非常に少ないこと である.一方で不安定系であるために安定化が困難である ということが挙げられる.また、磁気浮上系は非線形性が 強いシステムであり、不確かさを含むパラメータが存在し ている.本研究では、不確かさを含むパラメータを適切に 扱うため、ディスクリプタ表現を用いてゲインスケジュー リング制御を行う.

近年,線形ロバスト制御理論の成果に基づいたゲインス ケジューリング制御系設計の研究が盛んに行われている [1]. ゲインスケジューリングとは対象とするシステムの変 動するパラメータの情報を利用して、補償器のゲインを変 える制御手法である.従来の線形制御理論における補償器 設計は,対象とするシステムをある平衡点において線形近 似を施し、その線形化されたモデルに対して補償器を設計 することで対象とするシステムを制御してきた. この方法 で得られる補償器は常に変化しないものである.しかし, 対象とするシステムが環境の変化や何らかの外乱を受けた 場合、対象のシステムが不安定になる恐れがある. このよ うな問題に対しては変動の幅を予め見積もり、パラメータ 変動や外乱の影響を低減するような補償器を設計すること で対処できる.しかし、この見積もった変動の幅が大きな 場合、また、変動の上下界の差が大きいほど、固定の補償 器で対象のすべての動作範囲に対応するには、補償器への 負担が大きくシステムの性能の劣化等を引き起こす可能が ある.

本研究では、磁気浮上装置に対してより大きな変動に対 処することができ、また制御性能の向上にもつながると考 えられるゲインスケジューリング制御を用いて適切な制御 を行い、鋼球の安定した浮上を目的とする.また、本研究の 比較対象としてロバスト LQ 制御用いて設計した固定ゲイ ンとの比較を行うことで提案手法の有効性を検証する.

2 制御対象

図1に磁気浮上系の構成図を示す.本研究で用いる磁 気浮上装置は、ボール台座に埋め込まれているセンサーに よって鋼球の位置が検出される.またコイルに電流を流す ことで、発生した磁界による吸引力で鋼球を浮上させるこ とができる.コイルへの電流を大きくすると吸引力が増大 し、鋼球はコイルに近づき、電流を小さくすると吸引力が 減少し、鋼球は重力に従いコイルから遠ざかるという原理 である.本研究で用いる物理パラメータを表1に示す.



図1 磁気浮上系の構成図

3 モデリング

3.1 運動方程式の導出と線形化

表1 物理パラメータ

$M_b[kg]$	鋼球質量 (=0.045[kg])
$g[m/s^2]$	重力定数 (=9.81[m/s ²])
$I_c[A]$	電流
$K_m[\mathrm{Nm}^2/\mathrm{A}^2]$	電磁力定数
$x_b[m]$	鋼球位置 (コイルと鋼球間の距離)
$F_c[N]$	電磁力引力

図1に示される構成図より,ニュートンの第二法則を用 いて,磁気浮上系の運動方程式を以下のように表すことが できる.

$$M_b \frac{d^2}{dt^2} x_b = M_b g - F_c \tag{1}$$

また,電磁力引力 *F_c* は電流の2乗に比例し,物質間の距離 の2乗に反比例することから,以下のように表す.

$$F_c = K_m \frac{I_c^2}{2x_b^2} \tag{2}$$

式(1),式(2)より式(3)を導出できる.

$$\frac{d^2}{dt^2}x_b = g - \frac{K_m I_c^2}{2M_b x_b^2}$$
(3)

この式は非線形のため、平衡点 (x_{b0}, I_{c0}) の周りで線形化 を行う. x_{b1} [m] と I_{c1} [A] をそれぞれ鋼球位置の微小変位, 電流の微小変化とすると, 実際の変位 *x_b* と電流 *I_c* は以下 のように表わされる.

$$x_b = x_{b0} + x_{b1}, I_c = I_{c0} + I_{c1} \tag{4}$$

式(4)を式(3)に代入し,線形近似することにより,以下の ように微分方程式を導出できる.

$$\frac{d^2}{dt^2}x_b = \frac{2gx_{b1}}{x_{b0}} - \frac{2gI_{c1}}{I_{c0}} \tag{5}$$

このとき、 閉ループ伝達関数 $G_{b1}(s)$ は

$$G_{b1}(s) = \frac{x_{b1}(s)}{I_{c1}(s)} = \frac{-\omega_b^2 K_{bc}}{s^2 - \omega_b^2}$$
(6)

となる.

$$\omega_b = \sqrt{\frac{2g}{x_{b0}}}, K_{bc} = \frac{x_{b0}}{I_{c0}}, I_{c0} = \sqrt{\frac{2M_bg}{K_m}} x_{b0}$$

式 (6) において, 極に $s = \omega_b > 0$ が存在するため, 極がす べて負ではないので, このシステムが不安定であることが わかる.本研究において, 平衡点 x_{b0} と電磁力定数 K_m は 変動するので [2], これらのパラメータに対する不確かさを 考慮する.変動範囲は以下のように決定した.また, 平衡点 において線形近似を行った際の鋼球位置は 8mm, 電磁力定 数の値は変動範囲の中点とした.

 x_{b0} [m] の変動範囲: $3.0 \times 10^{-3} \sim 14 \times 10^{-3}$ K_m [Nm²/A²] の変動範囲: $6.82 \times 10^{-5} \sim 8.86 \times 10^{-5}$

3.2 状態方程式及びディスクリプタ方程式の導出

式 (6) より, 状態変数 $x \& x = [x_{b1} \dot{x}_{b1}]^{\mathrm{T}}$, 入力を $u = I_{c1}$ とすると, 状態方程式は以下の式 (7) のように示すこと ができる.

$$\dot{x}(t) = Ax(t) + Bu(t) \tag{7}$$

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1\\ \frac{2g}{x_{b0}} & 0 \end{bmatrix}, B = \begin{bmatrix} 0\\ -\frac{2g}{\sqrt{\frac{2M_bg}{K_m}x_{b0}}} \end{bmatrix}$$

ここで, 行列 *B* 内に不確かなパラメータと変動パラメータ が存在しているためディスクリプタ形式に変形し, 行列 *B* 内から消去するとディスクリプタ方程式を以下のように示 すことができる.

$$E_d \dot{x}(t) = A_d x(t) + B_d u(t) \tag{8}$$

ここで、行列 E_d , A_d , B_d , は以下のように与えられる.

$$E_d = \begin{bmatrix} 1 & 0\\ 0 & \frac{x_{b0}}{\sqrt{Km}} \end{bmatrix}, A_d = \begin{bmatrix} 0 & 1\\ \frac{2g}{\sqrt{Km}} & 0 \end{bmatrix}, B_d = \begin{bmatrix} 0\\ -\frac{2g}{\sqrt{2M_bg}} \end{bmatrix}$$

不確かなパラメータと変動パラメータを 1 つの係数行 列にまとめる. ディスクリプタ変数を \hat{x} として, $\hat{x} = [x_{b1} \ \dot{x}_{b1} \ \ddot{x}_{b1}]^{T}$ とするとディスクリプタ方程式を以下のように示すことができる.

$$\hat{E}_d \dot{\hat{x}}(t) = \hat{A}_d \hat{x}(t) + \hat{B}_d u(t) \tag{9}$$

$$y(t) = \hat{C}\hat{x}(t)$$

$$\hat{E}_{d} = \begin{bmatrix} I & 0 \\ 0 & 0 \end{bmatrix}, \hat{A}_{d} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ \frac{2g}{\sqrt{K_{m}}} & 0 & -\frac{x_{b0}}{\sqrt{K_{m}}} \end{bmatrix}, \hat{B}_{d} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ -\frac{2g}{\sqrt{2M_{bg}}} \end{bmatrix}$$
$$\hat{C} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

3.3 拡大系の導出

本研究では出力 y を目標値に追従させるために拡大系の 導出を行う.式 (9) に対して,出力 y,目標 r と目標の誤差 の積分値を z として定義する.状態変数 \tilde{x} を $\tilde{x} = [z \ \hat{x}^{\mathrm{T}}]$ と定義すると,式 (9) から式 (10) を得る.

$$\tilde{E}_d \dot{\tilde{x}}(t) = \tilde{A}_d \tilde{x}(t) + \tilde{B}_d u(t) \tag{10}$$

ここで, \tilde{E}_d , \tilde{A}_d , \tilde{B}_d , は以下のように与えられる.

$$\tilde{E}_d = \begin{bmatrix} 1 & 0\\ 0 & \hat{E}_d \end{bmatrix}, \tilde{A}_d = \begin{bmatrix} 0 & -\hat{C}\\ 0 & \hat{A}_d \end{bmatrix}, \tilde{B}_d = \begin{bmatrix} 0\\ \hat{B}_d \end{bmatrix}$$

4 制御系設計

4.1 ロバスト LQ 制御

本研究の比較対象としてロバスト LQ 制御を用いて,固定ゲインを設計することを考える.まず,鋼球位置と電磁力定数の変動を考慮したロバスト制御則の設計を行う.制御則の導出にあたり,複数の変動に対して安定性を理論的に保証する. $\theta_1 = x_{b0}, \theta_2 = \frac{1}{\sqrt{K_m}}$ とし,変動範囲の端点行列を以下のように定める.

$$\hat{A}_{d} = \hat{A}_{di}(\theta_{1}, \theta_{2}), (i = 1, \cdots, 4)$$
$$\hat{A}_{d1} = \hat{A}_{d}(\underline{\theta}_{1}, \underline{\theta}_{2}), \qquad \hat{A}_{d2} = \hat{A}_{d}(\underline{\theta}_{1}, \overline{\theta}_{2})$$
$$\hat{A}_{d3} = \hat{A}_{d}(\overline{\theta}_{1}, \underline{\theta}_{2}), \qquad \hat{A}_{d4} = \hat{A}_{d}(\overline{\theta}_{1}, \overline{\theta}_{2})$$

システムを安定化させる状態フィードバックコントロー ラを得るために, Jを最小化する以下の評価関数を考える. ただし, $x_p = [z \ x^T]$ である.

$$J = \int_0^\infty (x_p^T Q x_p + u^T R u) dt \tag{11}$$

ここで $Q \in \Re^{3\times 3} \ge 0$ と $R \in \Re > 0$ とする. このポリトー プ型の拡大システムに対して,以下の補題を用いる.

補題 1: 式 (12) を満たす X > 0, Y が存在するならば, 閉ループシステムは, $u = -Kx_p := YX^{-1}x_p$ で安定化される.

maximaze : trace(X)

$$\frac{\text{He}[\tilde{A}_{di}X - \tilde{B}_{d}Y]}{X} - Q^{-1} 0 \\ Y 0 - R \end{bmatrix} < 0 \quad (12)$$

 $(i=1,\cdots,4)$

式 (12) の各端点を解くことで状態フィードバックゲイン は K は $K = YX^{-1}$ で与えられる. $(J < \text{trace}[X^{-1}])$.

4.2 シミュレーション及び実験結果

図2にコイルと鋼球間の距離を4mmから14mmへ変 化させたとき、図3に14mmから4mmへ変化させたとき のシミュレーションと実験結果の比較を示す.実験結果よ



図 2 コイルと鋼球間の距離 (4mm~14mm)



図 3 コイルと鋼球間の距離 (14mm~4mm)

り, 安定して収束しているのがわかる.また, 変動パラメー タに対してロバスト性が保証されていることがわかる.

4.3 GS(ゲインスケジューリング)制御

本研究では, 磁気浮上装置に対し, GS(ゲインスケジュー リング) 制御を用いて適切な制御を行い, 鋼球の安定した 浮上を行う手法を示す.設計に用いるスケジューリングパ ラメータ $\tilde{\theta}_1 \in \tilde{\theta}_1 = x_{b0}$ とし, $\tilde{\theta}_1$ の上下界を頂点とする変 動の両端点を式 (13) で与える.

$$\tilde{\theta}_1 = x_{b0} : \tilde{\theta}_1 \in \{\underline{\tilde{\theta}}_1, \underline{\tilde{\theta}}_1\}$$
(13)

ここで, 行列 \tilde{E}_d の構造を考慮してリアプノフ行列 X_d と 変数行列 $Y_d(\tilde{ heta}_1)$ の候補を下式として与える.

$$X_d = \begin{bmatrix} X & 0\\ X_{21} & X_{22} \end{bmatrix} \tag{14}$$

$$Y_d(\tilde{\theta}_1) = [Y(\tilde{\theta}_1) \ 0] \tag{15}$$

$$Y(\tilde{\theta}_1) = Y_0 + \tilde{\theta}_1 Y_1 \tag{16}$$

また, 本研究では LMI 条件を導出するにあたり, 参考文献 [3] の補題を用いる.

補題 2: 式 (17) を満たす $X_{11} > 0, X_d, Y_d$ が存在する なら,

maximaze : $trace(X_{11})$

$$\begin{bmatrix} \operatorname{He}[\tilde{A}_{d}X_{d} - \tilde{B}_{d}Y_{d}] & X_{d}(Q^{\frac{1}{2}})^{\mathrm{T}} & Y_{d}(R^{\frac{1}{2}})^{\mathrm{T}} \\ Q^{\frac{1}{2}}X_{d} & -I & 0 \\ R^{\frac{1}{2}}Y_{d} & 0 & -I \end{bmatrix} < 0 \quad (17)$$

$$X_d = \begin{bmatrix} X_{11} & 0\\ X_{21} & X_{22} \end{bmatrix} \tag{18}$$

$$Y_d = \begin{bmatrix} Y & 0 \end{bmatrix} \tag{19}$$

式 (10) の閉ループシステムは $u(t) = -YX_{11}^{-1}x_p$ で安定化 される.

ここで、式 (17) に存在する変数行列 Y_d のみをスケジ ューリングパラメータに依存させることを考える.また、 行列 \hat{A}_d , $Y(\tilde{\theta}_1)$ はスケジューリングパラメータに対してア ファインであるので端点行列として表現できる.

次に, 電磁力定数 K_m の不確かさをポリトープ表現を用 いて保証する. $\tilde{\theta}_2 = \frac{1}{\sqrt{Km}}$ とし, K_m の最小, 最大のとき, また, スケジューリングパラメータの変動を考慮して \tilde{A}_{dj} を式 (20) として定める.

$$\tilde{\theta}_2 = \frac{1}{\sqrt{K_m}} : \tilde{\theta}_2 \in \{\underline{\tilde{\theta}}_2, \overline{\tilde{\theta}}_2\}$$
$$\tilde{A}_d = \tilde{A}_{dj}(\tilde{\theta}_1, \tilde{\theta}_2), (j = 1, \cdots, 4)$$
(20)

$$\begin{split} \tilde{A}_{d1} &= \tilde{A}(\underline{\tilde{\theta}}_1, \underline{\tilde{\theta}}_2), \qquad \tilde{A}_{d2} &= \tilde{A}(\underline{\tilde{\theta}}_1, \overline{\tilde{\theta}}_2) \\ \tilde{A}_{d3} &= \tilde{A}(\overline{\tilde{\theta}}_1, \underline{\tilde{\theta}}_2), \qquad \tilde{A}_{d4} &= \tilde{A}(\overline{\tilde{\theta}}_1, \overline{\tilde{\theta}}_2) \end{split}$$

ここでシステムを安定化させる状態フィードバック GS ゲインを得るための J を最小化させる評価関数は, ロバスト LQ と同様のものを用いる.以上の作業をもとに, LMI 条 件は次式となる.

maximaze : $trace(X_{11})$

$$\begin{bmatrix} \operatorname{He}[\tilde{A}_{dj}X_d - \tilde{B}_dY_d(\tilde{\theta}_1)] & X_d(Q^{\frac{1}{2}})^{\mathrm{T}} & Y_d(\tilde{\theta}_1)(R^{\frac{1}{2}})^{\mathrm{T}} \\ Q^{\frac{1}{2}}X_d & -I & 0 \\ R^{\frac{1}{2}}Y_d(\tilde{\theta}_1) & 0 & -I \end{bmatrix} < 0$$
(21)

$$X_{11} > 0, \ X_d = \begin{bmatrix} X_{11} & 0\\ X_{21} & X_{22} \end{bmatrix}$$
$$Y_d(\tilde{\theta}_1) = [Y(\tilde{\theta}_1) \ 0]$$
(22)

 $(j=1,\cdots,4)$

上式の LMI 条件を満たす X_d , $Y_d(\tilde{\theta}_1)$ より, 状態フィード バック GS ゲインは式 (23) で与えられる.また, 実装の際 には式 (23) を用いてゲインを導出する. $(J < \operatorname{trace}[X_{11}^{-1}])$

$$K_d(\tilde{\theta}_1) = Y(\tilde{\theta}_1) X_{11}^{-1} \tag{23}$$

4.4 シミュレーション及び実験結果

設計した制御器の有効性を検証するためにシミュレー ション,及び実験を行った.図4にコイルと鋼球間の距離 を4mmから14mmへ変化させたとき,図5に14mmから4mmへ変化させたときのシミュレーションと実験結果 の比較を示す.また,鋼球位置の変動の上界から下界まで



図 6 コイルと鋼球間の距離 (14mm~3mm)

移動させる実験を行う. 図 6 に 14mm から 3mm へ変化さ せたときのシミュレーションと実験結果の比較を示す.

シミュレーションと実験結果の比較より,単一のリアプノフ関数に基づく GS 制御器は安定して収束していることがわかる.

4.5 ロバスト LQ 制御と GS 制御の比較

以下にロバスト LQ 制御と単一のリアプノフ関数に基づ く GS 制御の実験結果の比較を示す. 図 7 にコイルと鋼 球間の距離を 4mm から 14mm へ変化させたとき,図 8 に 14mm から 4mm へ変化させたときの実験結果の比較を示 す.図 8 より,コイルからの距離を近づけた場合は両者と も同じような応答をみせたが,図 7 より,コイルからの距 離を遠ざけた状況においては GS 制御の方が良い応答を見 せた.

また,図9にロバスト LQ 制御で鋼球位置の変動の上界 から下界まで移動させた実験結果を示す.ロバスト LQ 制 御での実験は、シミュレーションでは安定して目標値へ収 束していたが、コイルと鋼球間の距離を 14mm から 3mm へ変化させる実験を行った結果、14mm から 3mm へ追従 する間、次第に振動的になり安定して浮上しなかった.



図7 コイルと鋼球間の距離 (4mm~14mm)



図 8 コイルと鋼球間の距離 (4mm~14mm)



図 9 コイルと鋼球間の距離 (14mm~3mm)

5 おわりに

本研究では、ディスクリプタ表現の枠組みにおける、単 ーリアプノフ関数に基づく GS 制御の設計を行い、シミュ レーション、及び実験において理論の検証を行った.また、 ロバスト LQ 制御と GS 制御の比較を行うことにより、よ り大きな変動に対して対処できる GS 制御の有効性をシ ミュレーション及び実験において確認した.鋼球位置の変 動の上下界を移動させる実験からも、より大きな変動に対 して GS 制御が有効であることが確認できた.

6 参考文献

[1] 増淵, 示村:ゲインスケジューリング系の設計におけるディスクリプタ形式の利用について,システム制御情報 学会論文誌, Vol. 12, No. 7, pp. 390-394, 1999.

[2] 山田: H_∞ 制御による磁気浮上装置のロバスト安定 化, 南山大学数理情報学部情報システム数理学科, 2012.

[3]Tomoya Kanada, Yusuke Watanabe and Gan Chen : Robust H_2 Control for Two-wheeled inverted Pendulum Using LEGO Mindstorms, 2011 Australian Control Conference, pp. 136-141, 2011.