ジブクレーンに対するディスクリプタ表現を用いたゲインスケジューリング制御

高見 勲, 石田 将一

Key Words : Jib Crane, Time-Varying Rope Length, Robust Control, Descriptor Form, Polytopic LPV

1 はじめに

ジブクレーンとは,動力によって荷を吊り上げ,これを水平方向に運搬することを目的とする機械装置である.本研究で用いる制御対象を図1に示す.クレーンの制御には,安全性を維持し,高速,正確で過渡時の吊り荷の振動と残留振動を抑制することが必要とされる.本システムは自由度が3(滑車の水平方向の位置,荷を吊るロープの長さ,吊り荷の振れ角)であるのに対し,アクチュエータの数が2つ(横行き用モータ,巻上げ用モータ)の劣駆動システムであるため,一度吊り荷が揺れだすと,荷振れが止まりにくく制御が難しい.また,荷振れの固有角周波数がロープ長に対して非線形に依存していることも制御を難しくさせる要因となっている.これまでに,クレーンに対して分散制御系と集中制御系を設計し,それらのロバスト安定性や制御性能を比較することで,分散制御系の有効性が示されている[1,2].これを発展させた研究として,ロープ長変動が制御系の安定性や制御性能に影響することに着目し,その影響を緩和,抑制するロバスト制御系設計法が報告されている[3,4].また,ロープ長が大きく変動する場合には,固定ゲインのロバストコントローラでは設計結果が保守的になるという問題に,変動パラメータの変動領域の端点でコントローラを補間する手法[5,6]や,LFT(線形分数変換)によるスケジューリング手法[7]をクレーンに適用しGS(ゲインスケジューリング)制御系設計を設計することで,設計結果の保守性を軽減できるという報告がされている[8]~[10].その他にも,制御対象のダイナミクスがLPV(線形パラメータ可変)システムで表現される場合にLMI(線形行列不等式)を解くことによるロープ長の変動を考慮したGS(ゲインスケジューリング)制御系設計法が数多く報告されている[11]~[1].

本研究では、ジブクレーンの運搬のサイクルタイムを短縮し、作業効率を向上させる手段として、滑車の横行きと ロープの巻き上げの2動作を同時に行う際の制御系設計法を提案する.本提案法には2つの特徴がある.1つ目は、 クレーン作業の高速化に伴い、ロープ長を時変パラメータとして扱った際にロープ長変化の速度や加速度を0として 取り扱えなくなることに着目し、それらを状態方程式から省略することなく制御系設計を行うことである.これに対 して、先行研究ではジブクレーンのモデル導出まではロープ長を時変パラメータとして扱っているが、制御系設計時 にはロープ長変化の速度と加速度を0として取り扱っている.これにより、本提案法は従来の分散制御手法と比べて 制御系設計結果の精度が向上する.しかし、安全性を重視し、ロープ長変化の速度と加速度までを考慮した設計を行 うと、ロープ長の変動のみを考慮した場合に比べて設計結果が保守的になる傾向がある.これに対して、GS 制御系 設計によって保守性を軽減することが考えられるがジブクレーンの状態方程式は、制御入力行列にスケジューリン グパラメータを含んでいるため GS 制御系設計が容易ではない.一方、ジブクレーンのディスクリプタ表現は制御入 力行列にスケジューリングパラメータを含まないという特徴を持つ.また、ディスクリプタ変数を導入することで、 設計結果の保守性を軽減できる場合があることが報告されている[18]~[22].本研究の2つ目の特徴として、ジブク レーンのディスクリプタ表現に対して適切なディスクリプタ変数を導入し、変動パラメータを LFT を用いて扱いや すい形で取り出すことでポリトピック LPV システムを構成し、ロープ長変化の速度や加速度を考慮した GS 制御系 設計を行う手法を示す.また、提案法の有効性をシミュレーションを通して検証する.



図 1 ジブクレーン

2 制御対象

本研究では,ロープ長を時変パラメータとして扱った場合の,滑車の横行きとロープの巻き上げによって引き起こ される吊り荷のダイナミクスを,状態空間表現の枠組みとディスクリプタ表現の枠組みで定式化する.モデリングす る際に用いた概略図を図2に示す.



図 2 ジブクレーンの概略図

観測量は,滑車の位置 x_j [m], 吊り荷の振れ角 γ [rad], ロープ長 l [m] であり,制御量は吊り荷の水平方向の位置 y [m] である.ただし, $y = x_j - l \sin \gamma$ と定義する.また,操作量は横行きモータへの入力電流 I_j [A] および巻上げモータへの入力電流 I_l [A] である.ただし,以下の前提のもとでモデリングを行う.

- i) 滑車と荷を繋ぐロープは質量のない剛体棒である.
- ii) 吊り荷は質点である.
- iii) 吊り荷はタワーとブームで構成される2次元空間内のみで運動する.
- iv) 滑車の移動とロープの巻き上げでの摩擦は無視できる.

以上の前提のもとで,一般化座標 $\hat{q}(t)$ を

$$\hat{q}(t) = \begin{bmatrix} x_j(t) \\ \gamma(t) \\ l(t) \end{bmatrix}$$
(1)

とすると,ジブクレーンの3自由度モデルはラグランジュの運動方程式を用いて式 (2)-(4) と与えられる.ただし, k_{tj} [N·m/A] および k_{tl} [N·m/A] はトルク定数である.

$$m_j \ddot{x}_j - m_p l\cos\gamma\ddot{\gamma} - m_p \sin\gamma l - 2m_p \cos\gamma l\dot{\gamma} + m_p l\sin\gamma\dot{\gamma}^2 = k_{tj}I_j$$
⁽²⁾

$$-m_p l\cos\gamma \ddot{x}_j + m_p l^2 \ddot{\gamma} + 2m_p l \dot{\gamma} + m_p g l\sin\gamma = 0 \tag{3}$$

$$-m_p \sin\gamma \ddot{x}_j + m_l \dot{l} - m_p l\dot{\gamma}^2 - m_p g \cos\gamma = k_{tl} I_l \tag{4}$$

式 (2)-(4) から, ロープ長 l とその変化速度 i および加速度 \ddot{l} が吊り荷の振れ角 γ の周期に影響を及ぼすことがわかる.ただし, m_p [kg] は吊り荷の質量, m_j [kg] と m_l [kg] は滑車および巻上げシステムの等価質量, g [m/s²] は重力加速度を表している.これ以降は,式 (2),(3) で表される吊り荷振動系と,式 (4) で表される巻上げ系は別々に制御を行うものとする.本研究では,ロープ長は時間の関数として与えられるものとする.クレーンに対する分散制御の有効性については文献 (7) を参照されたい.ここで,吊り荷振動系に対する一般化座標 q(t) を

$$q(t) = \begin{bmatrix} x_j(t) \\ \gamma(t) \end{bmatrix}$$
(5)

とおく. γ は十分小さいとして, $\sin \gamma \simeq \gamma$, $\cos \gamma \simeq 1$, $\dot{\gamma}^2 \simeq 0$ のように線形近似を行うと,吊り荷振動系の数学モデルは式(6)と与えられる.

$$E(l, l^{2})\ddot{q} + F(\dot{l}, l\dot{l})\dot{q} + G(l, \ddot{l})q = HI_{j}$$
(6)

$$E = \begin{bmatrix} m_j & -m_p l \\ -m_p l & m_p l^2 \end{bmatrix}, \quad F = \begin{bmatrix} 0 & -2m_p \dot{l} \\ 0 & 2m_p l \dot{l} \end{bmatrix}, \quad G = \begin{bmatrix} 0 & -m_p \dot{l} \\ 0 & m_p g l \end{bmatrix}, \quad H = \begin{bmatrix} k_{tj} \\ 0 \end{bmatrix}$$
(7)

ここで,状態変数を $x_p = \begin{bmatrix} q^T & \dot{q}^T \end{bmatrix}^T$,操作量を $u_p = I_j$ と定義すると,状態空間表現の枠組みにおける状態方程式は式(8)と与えられる.

$$\dot{x}_p = A_s(l^{-1}, \ \ddot{l}, \ \dot{l}l^{-1}, \ \ddot{l}l^{-1})x_p + B_s(l^{-1})u_p$$
(8)

$$A_{s} = \begin{bmatrix} 0 & I \\ -E^{-1}G & -E^{-1}F \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & \frac{m_{p}(\ddot{l}-g)}{m_{i}-m_{p}} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m_{p}l-m_{j}g}{(m_{i}-m_{p})l} & 0 & -\frac{2i}{l} \end{bmatrix}, \ B_{s} = \begin{bmatrix} 0 \\ E^{-1}H \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \frac{k_{tj}}{m_{j}-m_{p}} \\ \frac{k_{tj}}{(m_{j}-m_{p})l} \end{bmatrix}$$

これに対し , ディスクリプタ表現の枠組みにおける状態方程式は 式 (9) で与えられる . また , 出力方程式は 式 (10) と 与えられる .

$$E_{p}(l, l^{2})\dot{x}_{p} = A_{p}(l, \dot{l}, \ddot{l}, l\dot{l})x_{p} + B_{p}u_{p}$$

$$y = C(l)x_{p}$$
(9)
(10)

$$E_p = \begin{bmatrix} I & 0 \\ 0 & E \end{bmatrix}, \ A_p = \begin{bmatrix} 0 & I \\ -G & -F \end{bmatrix}, \ B_p = \begin{bmatrix} 0 \\ H \end{bmatrix}, \ C = \begin{bmatrix} 1 & -l & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

3 制御系設計

本研究では,ロープ長 *l* の変動に加えて,ロープ長の変化速度 *l* および加速度 *l* の変動を考慮した状態フィードバックコントローラを設計する.これにより,ロープ長が時間と共に変化する場合の閉ループ系の安定性が理論的に保証される.結果として,安全にロープの巻き上げと滑車の横行きを同時に実行できるため,運搬のサイクルタイムが短縮できる.

まず,3.1 節 で状態空間表現の枠組みにおけるロバスト制御系設計法を示す.次に,ディスクリプタ表現の枠組み において適切なディスクリプタ変数とLFTを適用することで,パラメータ依存リアプノフ関数に基づく固定ゲイン のロバストコントローラおよびゲインスケジューリングコントローラを設計する手法を示す.ただし,本研究では制 御量 y を目標値 r に追従させるために,状態変数に偏差の積分

$$x_e = \int_0^t e(\tau) \mathrm{d}\tau \tag{11}$$

$$e = r - y \tag{12}$$

を追加し,新たな状態変数 x を

$$x(t) = \begin{bmatrix} q(t) - q(\infty) \\ \dot{q}(t) \\ x_e(t) - x_e(\infty) \end{bmatrix}$$
(13)

とし,操作量 u を

$$u(t) = u_p(t) - u_p(\infty) \tag{14}$$

と定義したうえで拡大系を構成する.ただし, $q(\infty)$, $x_e(\infty)$, $u_p(\infty)$ は定常値である.また,信号の H₂ ノルムはその2 乗面積を表しており,過渡応答のよさを表す尺度に適しているため [23],制御性能の評価指標には H₂ ノルムを採用する.ただし,以下では He{M} = $M + M^{T}$ という記号を用いる.

3.1 状態空間表現の枠組みにおけるロバスト制御系設計

本節では,状態空間表現の枠組みにおけるロープ長変化の速度と加速度を考慮したロバスト制御系設計法を示す. 式 (8) に対する拡大系は式 (15) で与えられる.ここで,先行研究ではi = 0, i = 0 としてモデルを簡単化しているが,本研究では簡単化をすることなく制御系を設計する.

$$\dot{x} = A(\ddot{l}, \ \ddot{l}l^{-1}, \ l^{-1}, \ \dot{l}l^{-1}, \ l)x + B(l^{-1})u$$
(15)

$$A = \begin{bmatrix} A_s & 0\\ -C & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 & 0 & 0\\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0\\ 0 & \frac{m_p(\ddot{l}-g)}{m_i - m_p} & 0 & 0 & 0\\ 0 & \frac{m_pl - m_jg}{(m_j - m_p)l} & 0 & -\frac{2i}{l} & 0\\ -1 & l & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}, \ B = \begin{bmatrix} B_s\\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0\\ 0\\ \frac{k_{tj}}{m_j - m_p}\\ \frac{k_{tj}}{(m_j - m_p)l}\\ 0 \end{bmatrix}$$

式 (15) より, 行列 A は \ddot{l} , \ddot{l}^{-1} , l^{-1} , \dot{l}^{-1} , l を含み, 行列 B は l^{-1} を含んでいることがわかる. そこで本研究では, 設計に用いる変動パラメータ ϕ の上下界を頂点とするパラメータボックス Φ を式 (16) と与える.

$$\Phi = \{ \phi = [\phi_1, \phi_2, \phi_3, \phi_4]^{\mathrm{T}} : \phi_i \in \{ \underline{\phi_i}, \overline{\phi_i} \} \}$$

$$\phi_1 = l^{-1}, \phi_2 = l, \phi_3 = \dot{l}, \phi_4 = \ddot{l}$$
(16)

式 (15) は ϕ を用いて式 (17) と表現できる.

$$\dot{x} = A(\phi)x_T + B(\phi)u \tag{17}$$

	0	0	1	0	0		0
	0	0	0	1	0		0
A =	0	$\frac{m_p(\phi_4-g)}{m_i-m_p}$	0	0	0	, B =	$\frac{k_{tj}}{m_j - m_p}$
	0	$\frac{m_p\phi_1\phi_4 - m_jg\phi_1}{m_j - m_p}$	0	$-2\phi_1\phi_3$	0		$\frac{\vec{k_{tj}}\phi_2}{m_j - m_p}$
	-1	ϕ_2	0	0	0		0

式 (17) に対して, H₂ 制御仕様を考慮した場合の一般化制御対象は式 (18), (19) となる.ただし, w は外乱入力, zは評価出力, Q は拡大系の状態変数 x に対する重み行列, R は制御入力 u に対する重みである.

$$\dot{x} = A(\phi)x + B_w w + B(\phi)u \tag{18}$$

$$z = Cx + Du \tag{19}$$

$$B_w = I, \ C = \begin{bmatrix} Q^{\frac{1}{2}} \\ 0 \end{bmatrix}, \ D = \begin{bmatrix} 0 \\ R^{\frac{1}{2}} \end{bmatrix}$$

ここで, A, B は式 (20) のようにポリトープ形式で表現できる.

$$\begin{bmatrix} A(\phi) & B(\phi) \end{bmatrix} = \sum_{i=1}^{16} \alpha_i(\phi) \begin{bmatrix} A_i & B_i \end{bmatrix}$$
(20)
 $\alpha_i \ge 0, \quad \sum_{i=1}^{16} \alpha_i = 1, \ (i = 1, \cdots, 16)$

 $\begin{array}{l} A_{1} = A(\underline{\phi_{1}}, \ \underline{\phi_{2}}, \ \underline{\phi_{3}}, \ \underline{\phi_{4}}), \ A_{2} = A(\overline{\phi_{1}}, \ \underline{\phi_{2}}, \ \underline{\phi_{3}}, \ \underline{\phi_{4}}), \ A_{3} = A(\underline{\phi_{1}}, \ \overline{\phi_{2}}, \ \underline{\phi_{3}}, \ \underline{\phi_{4}}) \\ A_{4} = A(\overline{\phi_{1}}, \ \overline{\phi_{2}}, \ \underline{\phi_{3}}, \ \underline{\phi_{4}}), \ A_{5} = A(\underline{\phi_{1}}, \ \underline{\phi_{2}}, \ \overline{\phi_{3}}, \ \underline{\phi_{4}}), \ A_{6} = A(\overline{\phi_{1}}, \ \underline{\phi_{2}}, \ \overline{\phi_{3}}, \ \underline{\phi_{4}}) \\ A_{7} = A(\underline{\phi_{1}}, \ \overline{\phi_{2}}, \ \overline{\phi_{3}}, \ \underline{\phi_{4}}), \ A_{8} = A(\overline{\phi_{1}}, \ \overline{\phi_{2}}, \ \overline{\phi_{3}}, \ \underline{\phi_{4}}), \ A_{9} = A(\underline{\phi_{1}}, \ \underline{\phi_{2}}, \ \underline{\phi_{3}}, \ \overline{\phi_{4}}) \\ A_{10} = A(\overline{\phi_{1}}, \ \underline{\phi_{2}}, \ \underline{\phi_{3}}, \ \overline{\phi_{4}}), \ A_{11} = A(\underline{\phi_{1}}, \ \overline{\phi_{2}}, \ \underline{\phi_{3}}, \ \overline{\phi_{4}}), \ A_{12} = A(\overline{\phi_{1}}, \ \overline{\phi_{2}}, \ \underline{\phi_{3}}, \ \overline{\phi_{4}}) \\ A_{13} = A(\underline{\phi_{1}}, \ \underline{\phi_{2}}, \ \overline{\phi_{3}}, \ \overline{\phi_{4}}), \ A_{14} = A(\overline{\phi_{1}}, \ \underline{\phi_{2}}, \ \overline{\phi_{3}}, \ \overline{\phi_{4}}), \ A_{15} = A(\underline{\phi_{1}}, \ \overline{\phi_{2}}, \ \overline{\phi_{3}}, \ \overline{\phi_{4}}) \\ A_{16} = A(\overline{\phi_{1}}, \ \overline{\phi_{2}}, \ \overline{\phi_{3}}, \ \overline{\phi_{4}}) \end{array}$

$$B_{1} = B(\underline{\phi_{1}}), \ B_{2} = B(\overline{\phi_{1}}), \ B_{3} = B(\underline{\phi_{1}}), \ B_{4} = B(\overline{\phi_{1}}), \ B_{5} = B(\underline{\phi_{1}}), \ B_{6} = B(\overline{\phi_{1}})$$
$$B_{7} = B(\underline{\phi_{1}}), \ B_{8} = B(\overline{\phi_{1}}), \ B_{9} = B(\underline{\phi_{1}}), \ B_{10} = B(\overline{\phi_{1}}), \ B_{11} = B(\underline{\phi_{1}}), \ B_{12} = B(\overline{\phi_{1}})$$
$$B_{13} = B(\phi_{1}), \ B_{14} = B(\overline{\phi_{1}}), \ B_{15} = B(\phi_{1}), \ B_{16} = B(\overline{\phi_{1}})$$

式 (18)-(20) で表されるシステムを、変動パラメータ ϕ の変動範囲内において安定化し、 w から z までの H₂ ノ ルムを最小化する状態フィードバックコントローラを求めるための LMI 条件は式 (21)-(25) で与えられる.ただし、

minimize: γ (21)

subject to: $X_s > 0$ (22)

$$\begin{vmatrix} \operatorname{He}\left\{A_{i}X_{s}+B_{i}Y_{s}\right\} & B_{w} \\ B_{w}^{\mathrm{T}} & -I \end{vmatrix} < 0$$

$$(23)$$

$$\begin{bmatrix} X_s & (CX_s + DY_s)^{\mathrm{T}} \\ CX_s + DY_s & W_s \end{bmatrix} > 0$$
(24)

$$\operatorname{Trace}(W_s) < \gamma^2 \tag{25}$$

$$(i=1,\cdots,16)$$

式 (21)-(25) を満たす X_s , Y_s を得ることで,状態空間表現の枠組みにおける固定ゲインのロバスト H_2 コント ローラ K_s は式 (26) で与えられる.

$$K_s = Y_s X_s^{-1} \tag{26}$$

3.2 ディスクリプタ表現の枠組みにおける GS 制御系設計

本節では,ジブクレーンのディスクリプタ表現の枠組みにおける GS 制御系設計法を示す.

設計に用いるスケジューリングパラメータ θ の上下界を頂点とするパラメータボックス Θ を式 (27) と与える. ディスクリプタ表現の枠組みにおいてロープ長変動の速度と加速度を考慮した設計を行う場合,考慮すべき変動パラ メータに *l*⁻¹ を含まないという特徴がある.

$$\Theta = \{ \theta = [\theta_1, \ \theta_2, \ \theta_3]^{\mathrm{T}} \colon \theta_i \in \{\underline{\theta}_i, \ \overline{\theta}_i\} \}$$

$$\theta_1 = l, \ \theta_2 = \dot{l}, \ \theta_3 = \ddot{l}, \ (i = 1, 2, 3)$$
(27)

式 (9) から,ディスクリプタ表現の枠組みにおいて,ジブクレーンは行列 E_p に変動パラメータを含むシステムであることがわかる.このような特徴を持つシステムに対して冗長なディスクリプタ変数を導入することで,計算可能な LMI 条件を導出できることが知られている [18].本研究では,ディスクリプタ変数を $x_G = \begin{bmatrix} x^T & \ddot{q}^T \end{bmatrix}^T$ と与えることで,まず,式 (9) を式 (28) のように表現する.

$$E_G \dot{x}_G = A_G(\theta_1, \ \theta_2, \ \theta_3, \ \theta_1 \theta_2, \ \theta_1^2) x_G + B_G u \tag{28}$$

$$E_{G} = \begin{bmatrix} I & 0 & 0 & 0 \\ 0 & I & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ \hline 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}, \ A_{G} = \begin{bmatrix} 0 & I & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & I \\ \hline -J & 0 & 0 & 0 \\ \hline -G & -F & 0 & -E \end{bmatrix}} B_{G} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ H \end{bmatrix}, \ J = \begin{bmatrix} 1 & \theta_{1} \end{bmatrix}$$

式 (28) より,スケジューリングパラメータを行列 A_G に集約できていることがわかる.次に本研究では,行列 A_G を $\theta_1\theta_2$ と θ_1^2 を含まない形式に等価変換する.このような変換を行うためにスケジューリングパラメータを LFT で取り出す方法を適用する [21][22].本研究では,行列 A_G に含まれるスケジューリングパラメータの形に着目し,LFT 形式のスケジューリングパラメータ Δ を式 (29) と与える.

$$\Delta = \sum_{i=1}^{3} \theta_i \Delta_i, \quad (i = 1, 2, 3)$$
(29)

行列 $A_G(\theta)$ を Δ を用いて $A_G(\theta) = A_n + B_\delta \Delta (I - D_\delta \Delta)^{-1} C_\delta$ と表すと,式 (28) と等価なシステムは式 (30)-(32) で 表現できる.

$$E_G \dot{x}_G = A_n x_G + B_\delta w_\delta + B_G u \tag{30}$$

$$z_{\delta} = C_{\delta} x_G + D_{\delta} w_{\delta} \tag{31}$$

$$w_{\delta} = \Delta z_{\delta} \tag{32}$$

$$A_{n} = \begin{bmatrix} A_{n11} & A_{n12} \\ \hline A_{n21} & A_{n22} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \\ \hline -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ \hline 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ \hline 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

最後に,新たなディスクリプタ変数を $x_d = \begin{bmatrix} x_G^T & z_\delta^T \end{bmatrix}^T$ と与えることで, x_d の係数行列 A_d に $(I - D_\delta \Delta)^{-1}$ という項を含まない形式に変換する.以上の変換を行うことで,計算可能なLMI条件を導出することが可能となる. 変換後のシステムは式(33)と与えられる.

$$E_d \dot{x}_d = A_d(\theta) x_d + B_{du} u$$

(33)

$$E_d = \begin{bmatrix} E_G & 0 \\ \hline 0 & 0 \end{bmatrix}, \ B_{du} = \begin{bmatrix} B_G \\ 0 \end{bmatrix}$$

式 (33)の形式で表現されるディスクリプタシステムに対する安定判別条件として次の結果がある [22].ただし本研究では,リアプノフ行列 $X_d(\theta)$ と変数行列 $Y_d(\theta)$ の候補を次の形に制約する.

$$X_{d}(\theta) = \begin{bmatrix} X & 0 & 0 \\ X_{21}(\theta) & X_{22}(\theta) & X_{23}(\theta) \\ X_{31}(\theta) & X_{32}(\theta) & X_{33}(\theta) \end{bmatrix}, X > 0$$
$$Y_{d}(\theta) = \begin{bmatrix} Y(\theta) & 0 & 0 \end{bmatrix}, Y(\theta) = Y_{0} + \theta_{1}Y_{1}$$

[定理] (参考文献 [22])

式(33)のシステムが安定であるための十分条件は,式(35)を満足する

$$X > 0, \ X_{21}(\theta), \ X_{22}(\theta), \ X_{23}(\theta), \ X_{31}(\theta), \ X_{32}(\theta), \ X_{33}(\theta), \ Y(\theta)$$
(34)

が存在することである.

$$\operatorname{He}\left\{ \begin{bmatrix} A_{n11} & A_{n12} & B_{\delta 1}\Delta \\ A_{n21} & A_{n22} & B_{\delta 2}\Delta \\ C_{\delta 1} & C_{\delta 2} & -I + D_{\delta}\Delta \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X & 0 & 0 \\ X_{21}(\theta) & X_{22}(\theta) & X_{23}(\theta) \\ X_{31}(\theta) & X_{32}(\theta) & X_{33}(\theta) \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ H \\ 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} Y(\theta) & 0 & 0 \end{bmatrix} \right\} < 0$$
(35)

式 (35) の左右からそれぞれ, $\begin{bmatrix} I & B_\delta \Delta (I - D_\delta \Delta)^{-1} \end{bmatrix}$ とその転置をかけると式 (36) を得る.

$$\operatorname{He}\left\{A_G(\theta)X + B_GY(\theta)\right\} < 0 \tag{36}$$

従って,式(35)における X は,元のディスクリプタ表現におけるリアプノフ行列ということがわかる.また本研究では, $\Delta > X_{31}(\theta), X_{32}(\theta), X_{33}(\theta) > CO積が存在するが, X_d(\theta) を式(38)の形で与え, X_{31i}, X_{32i}, X_{33i} に対して式(39)の制約を与えることで,式(35)を <math>\theta$ に対してマルチアファインとなるようにした.これはスケジューリングパラメータ θ の端点でLMI条件を解くことにより,安定性を保証できることを意味する.

$$X_{d}(\theta) = \hat{X}_{d0} + \sum_{i=1}^{3} \theta_{i} \hat{X}_{di}$$
(37)

$$\hat{X}_{d0} = \begin{bmatrix} X & 0 & 0 \\ X_{210} & X_{220} & X_{230} \\ X_{310} & X_{320} & X_{330} \end{bmatrix}, \quad \hat{X}_{di} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ X_{21i} & X_{22i} & X_{23i} \\ X_{31i} & X_{32i} & X_{33i} \end{bmatrix}$$
(38)

$$\Delta_i [X_{31i} \ X_{32i} \ X_{33i}] = 0 \tag{39}$$

以上より,式(33)に対して,H₂制御仕様を考慮した場合の一般化制御対象を式(40),(41)と与える.

$$E_d \dot{x}_d = A_d(\theta) x_d + B_{dw} w + B_{du} u \tag{40}$$

$$z = C_d x_d + D u \tag{41}$$

$$B_{dw} = \begin{bmatrix} B_w \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}, \quad C_d = \begin{bmatrix} C & 0 & 0 \end{bmatrix}, \quad C = \begin{bmatrix} Q^{\frac{1}{2}} \\ 0 \end{bmatrix}, \quad D = \begin{bmatrix} 0 \\ R^{\frac{1}{2}} \end{bmatrix}$$

ただし,w は外乱入力,z は評価出力,Q は拡大系の状態変数 x に対する重み行列,R は制御入力 u に対する 重みである.ここで,行列 A_d , X_d , Y_d は式 (42) のようにポリトープで表現できる.

$$\begin{bmatrix} A_d(\theta) & X_d(\theta) \end{bmatrix} = \sum_{i=1}^8 \beta_i(\theta) \begin{bmatrix} A_{di} & X_{di} \end{bmatrix}$$
(42)

$$\beta_i \ge 0, \ \sum_{i=1}^8 \beta_i = 1, \ (i = 1, ..., 8)$$

 $\begin{array}{ll} A_{d1} = A_d(\underline{\theta_1}, \ \underline{\theta_2}, \ \underline{\theta_3}), & A_{d2} = A_d(\overline{\theta_1}, \ \underline{\theta_2}, \ \underline{\theta_3}), & A_{d3} = A_d(\underline{\theta_1}, \ \overline{\theta_2}, \ \underline{\theta_3}), & A_{d4} = A_d(\overline{\theta_1}, \ \overline{\theta_2}, \ \underline{\theta_3}), \\ A_{d5} = A_d(\underline{\theta_1}, \ \underline{\theta_2}, \ \overline{\theta_3}), & A_{d6} = A_d(\overline{\theta_1}, \ \underline{\theta_2}, \ \overline{\theta_3}), & A_{d7} = A_d(\underline{\theta_1}, \ \overline{\theta_2}, \ \overline{\theta_3}), & A_{d8} = A_d(\overline{\theta_1}, \ \overline{\theta_2}, \ \overline{\theta_3}) \end{array}$

 $\begin{aligned} X_{d1} &= X_d(\underline{\theta_1}, \ \underline{\theta_2}, \ \underline{\theta_3}), \quad X_{d2} &= X_d(\overline{\theta_1}, \ \underline{\theta_2}, \ \underline{\theta_3}), \quad X_{d3} &= X_d(\underline{\theta_1}, \ \overline{\theta_2}, \ \underline{\theta_3}), \quad X_{d4} &= X_d(\overline{\theta_1}, \ \overline{\theta_2}, \ \underline{\theta_3}) \\ X_{d5} &= X_d(\underline{\theta_1}, \ \underline{\theta_2}, \ \overline{\theta_3}), \quad X_{d6} &= X_d(\overline{\theta_1}, \ \underline{\theta_2}, \ \overline{\theta_3}), \quad X_{d7} &= X_d(\underline{\theta_1}, \ \overline{\theta_2}, \ \overline{\theta_3}), \quad X_{d8} &= X_d(\overline{\theta_1}, \ \overline{\theta_2}, \ \overline{\theta_3}) \end{aligned}$

$$\begin{aligned} Y_{d1} &= Y_d(\underline{\theta_1}), \ Y_{d2} &= Y_d(\overline{\theta_1}), \ Y_{d3} &= Y_d(\underline{\theta_1}), \ Y_{d4} &= Y_d(\overline{\theta_1}) \\ Y_{d5} &= Y_d(\theta_1), \ Y_{d6} &= Y_d(\overline{\theta_1}), \ Y_{d7} &= Y_d(\theta_1), \ Y_{d8} &= Y_d(\overline{\theta_1}) \end{aligned}$$

式 (40)-(42) で表されるポリトピック LPV システムを,スケジューリングパラメータ θ の変動範囲内において安定化し, w から z までの H₂ ノルムを最小化する状態フィードバック GS コントローラを求めるための LMI 条件は式 (43)-(48) で与えられる.

minimize :
$$\gamma$$
 (43)

subject to :
$$X > 0$$
 (44)

$$\begin{bmatrix} \operatorname{He}\left\{A_{di}X_{di} + B_{du}Y_{di}\right\} & B_{dw}\\ B_{dw}^{\mathrm{T}} & -I \end{bmatrix} < 0 \tag{45}$$

$$\begin{bmatrix} X & (CX + DY_i)^{\mathrm{T}} \\ CX + DY_i & W_i \end{bmatrix} > 0$$
(46)

$$\operatorname{Trace}(W_i) < \gamma^2 \tag{47}$$

$$(i = 1, ..., 8)$$

ただし,変数行列 $W(\theta)$ を次のように定義する.

$$W(\theta) = W_0 + \theta_1 W_1 = \sum_{i=1}^8 \beta_i(\theta) W_i, \ \beta_i \ge 0, \ \sum_{i=1}^8 \beta_i = 1, \ (i = 1, ..., 8)$$
(48)

$$W_1 = W(\underline{\theta_1}), \ W_2 = W(\overline{\theta_1}), \ W_3 = W(\underline{\theta_1}), \ W_4 = W(\overline{\theta_1})$$
$$W_5 = W(\theta_1), \ W_6 = W(\overline{\theta_1}), \ W_7 = W(\theta_1), \ W_8 = W(\overline{\theta_1})$$

式 (43)-(47) を満たす X, Y_i から , ディスクリプタ表現の枠組みにおける GS コントローラ K_d は式 (49) のよう に与えられる .

$$K_d = \sum_{i=1}^{2} \lambda_i(\theta_1) K_{di}, \ K_{di} = Y_i X^{-1}, \ \lambda_i \ge 0, \ \sum_{i=1}^{2} \lambda_i = 1, \ (i = 1, \ 2)$$
(49)

4 設計結果

設計結果を以下に示す.ただし,ロープの巻き上げに関するパラメータの上下界は $l \in [0.1, 0.7]$, $\dot{l} \in [-0.25, 0.25]$, $\ddot{l} \in [-0.25, 0.25]$ とする.3.1節で設計したロバストコントローラによる閉ループ系のH₂ ノルムの上界が5.32であ るのに対して,3.2節で設計したGSコントローラによる閉ループ系のH₂ ノルムの上界は5.26であった.このこと から,ジブクレーンに対してディスクリプタ表現を用いたGS制御系設計を行うことによって,設計結果の保守性が 軽減できていることがわかる.

本研究で設計したコントローラの有効性を検証するためにシミュレーションを行った.目標値は吊り荷の位置 y に対して 0.5 [m] と与えた.またロープ長の時間変化に対してロバスト安定性を保証できていることを示すために, ロープ長を時間と共に図3,図5,図7のように変化させた.それぞれの場合において,吊り荷の水平方向の位置決 めを行った結果を図4,図6,図8に示す.



図7 巻き上げ後巻き下げた時のロープ長

図8巻き上げ後巻き下げた時のシミュレーション結果

シミュレーション結果から,本研究で設計した GS コントローラを用いることでロープ長が時変の場合でも系を安定化できていることがわかる.また,定常偏差なく目標値に追従していることがわかる.

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いて、ジブクレーンに対するロープ長の時間変化を考慮した GS 制 御系設計を行った.その結果、状態空間表現の枠組みにおいてロバストコントローラを設計した場合に比べて保守性 が軽減できることを、H₂ノルムの比較を行うことにより示した.最後に、提案法の有効性をシミュレーションを通 して検証した.今後の課題として、実験を通して提案法の有効性を検証することが挙げられる.

謝辞

本研究は 2011 年度南山大学パッへ研究奨励金 I-A-2 の助成を受けた.

参考文献

- [1] 高木,西村:タワークレーンの起伏・旋回の分散制御,日本機械学会論文集(C編),65-640,4692/4699(1999)
- [2] 高木,西村:タワークレーンの制御:分散制御系と集中制御系の比較,振動と運動の制御」シンポジウム講演 論文集,7/10(2001)
- [3] 高木,内山:旋回クレーンの簡易ロバスト制御,日本機械学会論文集(C編),70-690,483/491(2004)
- [4] S. Sano, H. Ouyang, H. Yamashita and N. Uchiyama: LMI Approach to Robust Control of Rotary Cranes under Load Sway Frequency Variance, Journal of System Design and Dynamics, 5-7, 1402/1417 (2011)

- [5] P. Apkarian and J. M. Biannic and P. Gahinet : Self-Scheduled H_{∞} Control of Missile via Linear Matrix Inequalities, Journal of Guidance, Control, and Dynamics, 18-3, 532/538 (1995)
- [6] P. Apkarian, P. Gahinet and G. Becker : Self-scheduled H_{∞} control of linear parameter-varying systems: a design example , Automatica , **31**-9 , 1251/1261 (1995)
- [7] A. Packard : Gain scheduling via linear fractional transformations, Systems Control Letters, 22-2, 79/92 (1994)
- [8] 西村,種村,野波:走行クレーンのロープ長変動に対するゲインスケジュール位置決め制御,日本機械学会論文集(C編),62-599,176/182 (1996)
- [9] 高木,西村:タワークレーンの吊り荷ロープ長変動を考慮したゲインスケジュールド制御,日本機械学会論文集 (C編),64-626,3805/3812(1998)
- [10] 高木,西村:タワークレーンの吊り荷ロープ長変動に対する起伏・旋回方向のゲインスケジュールド分散制御, 日本機械学会論文集(C編),69-680,914/922(2003)
- [11] D.J.Leith, W.E.Leithead:Survey of gain-scheduling analysis and design, International Journal of Control, 73-11, 1001/1025 (2000)
- [12] W. J. Rugh, J. S. Shamma: Research on gain scheduling, Automatica, 36-10, 1401/1425 (2000)
- [13] P. Apkarian and R.J. Adams: Advanced Gain-Scheduling Techniques for Uncertain Systems, IEEE transactions on control systems technology, 6-1, 21/32 (1998)
- [14] P. Gahinet, P. Apkarian and M. Chilali: Affine parameter-dependent Lyapunov functions and real parametric uncertainty, IEEE Trans. Automatic Control, 46-12, 1941/1946 (2001)
- [15] R. Watanabe, K. Uchida and M. Fujita : A new LMI approach to analysis of linear systems with scheduling parameter based on finite number of LMI conditions, Proceedings of the 35th IEEE Conference on Decision and Control, 1663-1665 (1996)
- [16] 青木,高見,大石:2 乗和多項式に基づくクレーンのゲインスケジュールド制御,計測自動制御学会論文集,45-4, 208/214(2009)
- [17] 安江,高見:摩擦と特性変動を補償したクレーンの制御,日本機械学会東海支部第59期総会講演論文集,103-1, 13/14(2010)
- [18] 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 学会誌,12-7,390/394(1999)
- [19] E. Fridman, U. Shaked : A descriptor system approach to H control of linear time-delay systems, IEEE Trans. AC, 47-2, 253/270 (2002)
- [20] 陳,杉江:パラメータ依存リアプノフ関数に基づくディスクリプタシステムのゲインスケジューリング,計測自動制御学会論文集,34-9,1159-1163(1998)
- [21] G. Chen, T. Sugie, T. Fujinaka and H. Shibata : Mixed- μ analysis for dynamical systems using descriptor form, 1999 American Control Conference, 1314/1318 (1999)
- [22] 陳,柴田:ディスクリプタ表現の冗長性を利用したシステム解析,システム/制御/情報:システム制御情報学 会誌,47-5,211-216(2003)
- [23] 劉:線形ロバスト制御,コロナ社,134/154(2002)