# Control Moment Gyroscope のゲインスケジューリング制御

2013SE048 稲垣 伸 指導教員:高見 勲

(1) となる.

# 1 はじめに

本研究で使用する Control Moment Gyroscope (以 下 CMG) は強い非線形性をもつ. 先行研究では, H<sub>2</sub>制 御手法を用い成果が報告されている [1]. また, gridding approach を用いてゲインスケジューリング (以下 GS) 制 御を行い成果が報告されている [2]. GS を適用することに より、システムの変動に応じ、コントローラを適応させる 制御を行なうことができる. しかし, gridding approach では、変動空間を細分化して、その格子点だけで安定性を 求めている. そこで本研究では、テイラー展開を用いて平 衡点の周りで近似し, ディスクリプタ表現, ポリトープ表 現,線形分数変換(LFT),パラメータ依存リアプノフ関数 に基づき, GS 制御系を設計する.

### 2 モデリング

図1に、CMGの概略図を示す.



図1 CMGの概略図

CMG には, Rotor1 を回転させる Motor1 のトルク  $T_1(t)$ と Gimbal2 を傾ける Motor2 のトルク  $T_2(t)$  が存在する. Rotor1 の角速度を  $\omega_1(t)$ , Gimbal2 の角度と角速度を  $q_2$ ,  $\omega_3$ , Gimbal3の角度と角速度を  $q_3(t)$ ,  $\omega_3(t)$ , Gimbal4の角 度と角速度を  $q_4(t)$ ,  $\omega_4(t)$  と定義する. Rotor1, Gimbal2 によって生成されるジャイロ効果を得るため、導出した 運動方程式から、 $\sin(q_2) \approx q_2$ ,  $\cos(q_2) \approx 1 - q_2^2/2$  と 近似し、 $q_2$ の可動範囲を  $-\pi/6 < q_2 < \pi/6$ とする. Gimbal3 をロックせず,  $q_3 = 0$  まわりで微小変動するも のとして仮定する.また、 $\omega_2$ 、 $\omega_3$ 、 $\omega_4$ の値は十分小さ いものと仮定し、二乗項は無視する. 状態変数を x(t) = $\left[\int (q_3^{ref} - q_3) dt \int (q_4^{ref} - q_4) dt q_3 q_4 \omega_2 \omega_3 \omega_4 
ight]^{\mathrm{T}}$ とおき, 行列  $A_d$  が二乗項を含まない形式に等価変換を行うために  $q_3^{ref} = 0$ とする. $\dot{x}(t) = Ax(t) + Bu(t)$ の形にすると、式 変動パラメータが $\omega_1, q_2$ のスケジューリングパラメータ

$\dot{x}(t) = \begin{bmatrix} 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -F^{-1}G \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -F^{-1}G \end{bmatrix} x(t) + \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 0 \\ 0 & 0 \\ F^{-1}H \end{bmatrix} u(t)$
$F = \begin{bmatrix} a_1 & 0 & 0 \\ 0 & a_2 & a_3 \\ 0 & a_3 & a_4 \end{bmatrix},  G = \begin{bmatrix} 0 & b_1 & b_2 \\ -b_1 & 0 & 0 \\ -b_2 & 0 & 0 \end{bmatrix},$
$H = \left[ \begin{array}{cc} 0 & 1\\ c_1 & 0\\ c_2 & 0 \end{array} \right]$
$a_1 = I_C + I_D, \ a_2 = J_b - J_a q_2^2, \ a_3 = J_a (q_2 - \frac{2q_2^3}{3}),$
$a_4 = J_c + J_d q_2^2, \ b_1 = J_D \omega_1 q_2, \ b_2 = -J_D \omega_1 (1 - \frac{q_2^2}{2})$
$c_1 = -(1 - \frac{q_2^2}{2}), \ c_2 = -q_2$
$J_{a} = J_{C} - K_{C} - K_{D}, \ J_{b} = J_{B} + J_{C},$ $J_{c} = K_{A} + K_{B} + K_{C} + I_{D}, \ J_{d} = J_{C} - K_{C} - I_{D}$
$I_D$ , $J_D$ , $K_D$ : Rotor1 の慣性モーメント [kg · m <sup>2</sup> ] $I_C$ , $J_C$ , $K_C$ : Gimbal 2 の慣性モーメント [kg · m <sup>2</sup> ] $J_B$ , $K_B$ : Gimbal 3 の慣性モーメント [kg · m <sup>2</sup> ]

 $K_A$ : Gimbal 4 の慣性モーメント [kg · m<sup>2</sup>]

#### 制御設計 3

スケジューリングパラメータを制御器の姿勢よって作用 が大きく変わるパラメータ $\omega_1, q_2$ とする. ディスクリプ タ変数を  $x_d(t) = [x(t)^T \dot{\omega}_2(t) \dot{\omega}_3(t) \dot{\omega}_4(t) T_1(t)]^T$  として 表すと,式(2)となる.

$$E_{d}\dot{x}_{d}(t) = A_{d}x_{d}(t) + B_{d}u_{d}(t)$$
(2)  

$$A_{d} = \begin{bmatrix} O_{2\times2} & M & O_{2\times2} & O_{2\times1} \\ O_{3\times2} & O_{3\times1} & I_{3} & O_{3\times1} \\ O_{3\times2} & -G & -F & L \\ O_{1\times2} & O_{1\times3} & O_{1\times3} & -1 \end{bmatrix}$$

$$M = \begin{bmatrix} -I_{2} & 0 \\ 0 & 0 \end{bmatrix}, \ L = \begin{bmatrix} 0 \\ c_{1} \\ c_{2} \end{bmatrix},$$

$$E_{d} = \begin{bmatrix} I_{7} & O_{7\times4} \\ O_{4\times7} & O_{4\times4} \end{bmatrix}, \ B_{d} = \begin{bmatrix} O_{6\times2} \\ 0 & 1 \\ 0 & 0 \\ 1 & 0 \end{bmatrix}$$

を LFT で取り出す方法を適用する.新たにディスクリプ タ変数  $\tilde{x}_d(t)$  を与えることで,式 (3)-(4) のようになる.

$$A_d(t) = A_n + B_\delta (I - \Delta D_\delta)^{-1} \Delta C_\delta \tag{3}$$

$$\tilde{E}_{d}\dot{\tilde{x}}_{d}(t) = \tilde{A}_{d}\tilde{x}_{d}(t) + \tilde{B}_{d}u(t)$$

$$\tilde{z} \begin{bmatrix} A_{n} & B_{\delta}\Delta \end{bmatrix}$$
(4)

$$A_{d} = \begin{bmatrix} C_{\delta} & D_{\delta}\Delta - I \end{bmatrix}$$
$$\tilde{E}_{d} = \begin{bmatrix} E_{d} & 0 \\ 0 & 0 \end{bmatrix}, \quad \tilde{B}_{d} = \begin{bmatrix} B_{d} \\ 0 \end{bmatrix}$$
$$\Delta = \operatorname{diag}([\omega_{1} \ \omega_{1} \ \omega_{1} \ \omega_{1} \ \omega_{1} \ \omega_{1} \ \omega_{1}))$$

パラメータ依存リアプノフ関数を扱うために、変動パラ メータ $\omega_1$ , $\dot{\omega}_1$ , $q_2$ , $\omega_2$ の上下界を頂点とするパラメータ ボックス  $\Theta$  を式 (5) で与え、パラメータボックスの端点か ら、制御器のロバスト性を保証することを考える.

$$\Theta = \{\theta = [\theta_1, \ \theta_2, \ \theta_3, \ \theta_4]^{\mathrm{T}} : \theta_i \in \{\underline{\theta}_i, \overline{\theta}_i\}\} (i = 1, \dots, 4)$$

$$(5)$$

$$\theta_1 = q_2, \ \theta_2 = \omega_1, \ \theta_3 = \omega_2, \ \theta_4 = \dot{\omega}_1$$

#### 4 LMI 定式化

本研究では,評価関数 J

$$J = \int_0^\infty (x(t)^{\mathrm{T}} Q x(t) + u(t)^{\mathrm{T}} R u(t)) dt$$
 (6)

を最小化する最適レギュレータ理論に基づく GS 制御器 を設計する.行列  $E_d$  の構造を考慮し,リアプノフ行列  $X_d(\theta)$  と変数行列  $Y_d(\theta)$  を以下の式のように与える.

$$\begin{aligned} X_{d}(\theta) &= X_{d0} + \theta_{1} X_{d1} + \theta_{2} X_{d2}, \\ Y_{d}(\theta) &= Y_{d0} + \theta_{1} Y_{d1} + \theta_{2} Y_{d2}, \\ X(\theta) &= X_{0} + \theta_{1} X_{1} + \theta_{2} X_{2}, \quad \tilde{E}_{d} \dot{\tilde{X}}_{d}(\theta) = \theta_{3} X_{1} + \theta_{4} X_{2} \\ X_{di} &= \begin{bmatrix} X_{i} & 0 & 0 \\ X_{i.21} & X_{i.22} & X_{i.23} \\ X_{i.31} & X_{i.32} & X_{i.33} \end{bmatrix}, \quad (7) \end{aligned}$$

$$Y_{di} = [ Y_i \quad 0 \quad 0 ] \quad (i = 0, \ 1, \ 2)$$
(8)

ただし,  $\tilde{A}_d(\theta)X_d(\theta)$ によって変動パラメータの二乗項が 存在するため, アフィンの形になるように制約を与えた.  $C_d = [W_x \ 0 \ 0], \ W_x = [Q^{\frac{1}{2}} \ 0]^{\mathrm{T}}, \ D_d = [0 \ R^{\frac{1}{2}}]$ とおくと, スケジューリングパラメータ $\theta$ の変動範囲内において安定 化する GS コントローラを求めるための LMI 条件は以下 のようになる.

$$\begin{array}{ll} minimize: \gamma & (9) \\ subject to: X(\Theta_{i}) > 0 & (10) \end{array}$$

subject to: 
$$X(\Theta_j) \succ 0$$
 (10)  

$$\begin{bmatrix} \operatorname{He}[A_d(\Theta_j)X_d(\Theta_j) + B_dY_d(\Theta_j)] - \tilde{E}_d\dot{\tilde{X}}_d(\Theta_j) \\ C_dX_d(\Theta_j) + D_dY_d(\Theta_j) \end{bmatrix}$$

$$X_d(\Theta_j)^{\mathrm{T}}C_d^{\mathrm{T}} + Y_d(\Theta_j)^{\mathrm{T}}D_d^{\mathrm{T}} \\ -I \end{bmatrix} \prec 0$$
(11)

$$\begin{bmatrix} W & I \\ I & X(\Theta_j) \end{bmatrix} \succ 0 \tag{12}$$

$$\operatorname{trace}(W) < \gamma \quad (j = 1, \dots, 16) \tag{13}$$
$$\Theta_1 = (\underline{\theta}_1, \ \underline{\theta}_2, \ \underline{\theta}_3, \ \underline{\theta}_4), \ \Theta_2 = (\overline{\theta}_1, \ \underline{\theta}_2, \ \underline{\theta}_3, \ \underline{\theta}_4)$$
$$\ldots \Theta_{16} = (\overline{\theta}_1, \ \overline{\theta}_2, \ \overline{\theta}_2, \ \overline{\theta}_4)$$

式 (9)-(13) を満たす  $X_d(\theta)$ ,  $Y_d(\theta)$  が存在すれば,システムは安定であり,ディスクリプタ表現の枠組みにおける GS コントローラ  $K_d(\theta)$  は以下の式で与えられる.

$$K_d(\theta) = \begin{bmatrix} Y(\theta)X(\theta)^{-1} & 0 & 0 \end{bmatrix}$$
(14)

# 5 実験結果

設計した制御系と固定ゲインのロバスト LQ 制御で実験を行い,GS 制御の有用性を検証する.初期値  $x_0 = [0 0 0 0 0]^T$ と変動パラメータ  $q_2$ ,  $\omega_2$ ,  $\omega_1$ ,  $\dot{\omega}_1$  の上下界の設定をし、シミュレーションと実験を行った.上界値を表 1,Gimbal4の角度  $q_4$  のシミュレーションと実験結果を図 2,ゲイン  $K_d$  における変化を図 3-4 に示す.図 3-4 よ



 $\boxtimes 3$  Change of  $K_{14}$   $\boxtimes 4$  Change of  $K_{24}$ 

り, GS 制御のスケジューリングパラメータの変化が確認 でき, ゲイン K<sub>d</sub> が調整されていることがわかる. 図 2 よ り, GS 制御の実験結果とシミュレーション結果がほぼ一 致した. また, ロバスト LQ 制御に対して, GS 手法の方 が追従性能の向上が見られた.

## 6 おわりに

実験結果から GS 制御の有用性が確かめられた. 今後の 課題として, Gimbal3 の角度 q<sub>3</sub> も制御対象にすることが 挙げられる.

# 参考文献

- Toru Inaba, Chinatsu Murai, Gan Chen and Isao Takami: Robust Control of Control Moment Gyroscope with Friction Disturbance -Using Polytopic Representation-, 2015 7th International Conference on Information Technology and Electrical Engineering, pp.559-564, 2015.
- [2] Hossam S. Abbas, Ahsan Ali, Seyed M. Hashemi and Herbert Werner: LPV Gain-Scheduled Control of a Control Moment Gyroscope, 2013 American Control Conference(ACC), pp.6857-6862, 2013.