## 高速高精度位置決め制御のための加速度変化率の微分値を考慮した 目標軌道設計法

学生員		張	炳	勳	(東京大学)		
ΤĒ	員	堀	洋	—	(東京大学)		

Design Method of Target Trajectory considering Derivative of Jerk for High Speed High Precision Positioning Control

Byung-Hoon Chang, Student Member, Yoichi Hori, Member (The University of Tokyo)

Head-positioning accuracy of hard disk drives has been improved to meet the demand for larger data capacities. The basic structure of head-positioning control system is the mode-switching control with the fast access and the fine positioning servo loops. In the meantime, the two-degree of freedom controller has been used in the fast access servo control. However, in order to realize the two-degree of freedom cotroller for high speed-high precision positioning, it is important how well we design the Target Trajectory considering mechanical vibration suppression. The objective of this paper is to introduce the design method of target trajectory that realizes a quick and accurate head-seek conrol in hard disk drive system.

キーワード:磁気ディスク、目標軌道設計法、2自由度制御、最適制御

## 1. はじめに

コンピュータの外部記憶装置には、半導体記憶、磁気記 憶、光記憶などの技術に基づく幾つかの装置が使われてい る。中でもハードディスク装置(磁気ディスク装置、Hard Disk Drive: HDD)は、1956年にIBMによって開発され て以来、コンピュータと情報家電分野の外部記憶装置とし て大きく発展している。磁気ディスク装置は半導体メモリ と異なり、データの書き込み読み出しにヘッドの駆動という 機械的な動作を伴う。この動作をいかに速く正確に行うか がヘッド位置決め制御技術と呼ばれる要素技術であり、従 来より多くの研究がなされている。

一般的に、ヘッド位置決めサーボ系は、現在のトラック から目標トラックの近傍まで高速に移動させるシーク制御 系と、目標トラックの中心に整定させるセトリング制御系 を径由して精密に目標トラックに位置決めされる。その後 データの記録または再生動作が行われる。このとき、ヘッ ドは目標トラックに正確に位置決めされ続けなければなら ない。回転しているディスクは様々な振動を生じ、またヘッ ドも振動するので、目標トラックに追従させるフォロイン グ制御系が必要である。

このように、位置決め動作は、大きくシーク、セトリン グ、フォロイング制御系の3つのモードからなる。従って、



図1 2 自由度制御システム Fig.1. Two degrees of freedom control system

従来の制御系では上記3種類の制御系を切替えて使用する モード切替え型制御系が一般的であった。すなわち、シー ク時には速度制御、セトリング時には位置制御、フォロイ ング時にはハイゲインの位置制御というように制御系を切 替えて使用される。<sup>(2)(3)</sup>

ただし、急な制御モードの切替えは整定の遅れや残留振動などの問題を生じるため、切替え時の制御器の状態変数の初期値を適切に設定することにより、この過渡応答を抑圧する手法に関する研究などが行われてきた<sup>(4)</sup>。これに対して、近年、図1のようなフィードバックとフィードフォワード制御を併用する2自由度制御が、制御系の切替えをすることなく位置制御のみで高速シークができる手法として注目されている。特に、この制御方式の一つの特長でもあるフィードフォワード制御は長サンプリング時間サーボ

系におけるシーク動作の高速化に関して、フィードバック 制御のみの従来方式より高い能力を有していることが知ら れている。<sup>(1)(5)(6)(7)</sup>この2自由度制御系の場合には切替え に伴う問題は生じない。ところが、高速高精度シーク動作 を実現するためにはどのような目標軌道を設計して制御系 の入力として利用するのが特に重要な問題となる。

今まで提案されて来た目標軌道生成手法としては、 VCM(Voice Coil Motor)の逆起電力を考慮した設計手 法<sup>(7)</sup>、最適制御に基づく加減速対称形の軌道設計手法 (SMART)<sup>(8)(9)</sup>などが挙げられる。特に、上記 SMARTの 設計手法は、急激な加速度の変化を抑えることによって振 動成分をできるだけカットし、結果的にシーク時間を短く することができる手法として注目されてきた。しかし,図2 のように、その目標軌道の結果から見ると、まだ、シーク の始めと終わり部分の加速度変化率が大きいことが分かる。



図 2 スマートコントロール状態値 Fig. 2. SMART control state values

本論文では、2自由度制御系の高速高精度シークを実現す るために特に重要な役割を果たす目標軌道生成モデルの一 つの設計法を提案する。

本手法は、振動の原因となる加速度変化率を最小化しな がらシーク時間を短縮することを目的とする。そのための 接近方法として、加速度変化率を最小化するための新たな 評価関数を作り、最適制御理論に基づいて目標軌道を生成す る方法を考える<sup>(1)</sup>。本目標軌道設計手法により、SMART で問題となった初めと終わり部分の大きい加速度変化率を 抑圧効果を得ることが出来る。また、本手法による目標軌 道を磁気ディスクのシーク制御系に使うと、振動成分を抑 えられ高速高精度なシーク制御系を設計することが出来る と思われる。

2. 加速度変化率の微分値を考慮した目標軌道生成法

2・1 目標軌道の定式化のための理論 まず、VCM のモデルを図3のようにして、理論を展開する。 状態方程式は式(1)のようになる。



図3 VCM のモデル

Fig. 3. Model of VCM

ſ	$\dot{x_1}$ $\dot{x_2}$	=	0	$\begin{array}{c} 1 \\ 0 \end{array}$	$0 \\ 1$	0 0	$\begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix}$	$+ \begin{bmatrix} 0\\0\\0\\1 \end{bmatrix}$	0		(1)
	$\dot{x_3}$ $\dot{x_4}$		0 0	0 0	0 0	$\begin{array}{c} 1 \\ 0 \end{array}$	$x_3$ $x_4$		$\begin{array}{c} 0 \\ 1 \end{array}$	v (1)	(1)

ただし、 $x_1$ :位置、 $x_2$ :速度、 $x_3$ :加速度、 $x_4$ :加速度変化率 である。つまり、加速度変化率 $x_4$ を新たな状態変数として 入れた形である。

そして、加速度変化率を最小化するための式 (2) のよう な評価関数を作る。

$$J = \frac{1}{2} \int_0^{t_f} [\boldsymbol{x}^T(t) \boldsymbol{Q} \boldsymbol{x}(t) + \boldsymbol{v}^T(t) \boldsymbol{R} \boldsymbol{v}(t)] dt + \frac{1}{2} \boldsymbol{x}^T(t_f) \boldsymbol{S} \boldsymbol{x}(t_f)$$
(2)

アクセス時間を $t_f$ 、アクセス距離をaとすると、境界条件は式 (3)のようになる。

$$\boldsymbol{x}(0) = \begin{bmatrix} a \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}, \boldsymbol{x}(t_f) = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \dots \dots \dots \dots \dots \dots (3)$$

線形システムの場合のハミルトニアンは式 (4) のようで ある。

$$H = \frac{1}{2} (\boldsymbol{x}^{T}(t)\boldsymbol{Q}\boldsymbol{x}(t) + \boldsymbol{v}^{T}(t)\boldsymbol{R}\boldsymbol{v}(t)) + \boldsymbol{\lambda}^{T} (\boldsymbol{A}\boldsymbol{x}(t) + \boldsymbol{B}\boldsymbol{v}(t))$$
(4)

正準方程式は、

$$\dot{x} = \frac{\partial H}{\partial \lambda} = Ax + Bv$$
 .....(5)

であり、 $x \ge \lambda$ はこの線形微分方程式に従って変化する。また、停留条件から、最適制御入力は

$$\boldsymbol{v} = -\boldsymbol{R}^{-1}\boldsymbol{B}^T\boldsymbol{\lambda} \quad (\frac{\partial H}{\partial v} = \boldsymbol{R}\boldsymbol{v} + \boldsymbol{B}^T\boldsymbol{\lambda} = 0) \cdots (7)$$

となる。

この最適制御入力を式 (5) に代入すると、上記正準方程 式は式 (8) のようにまとめられる。

$$\begin{bmatrix} \dot{x} \\ \dot{\lambda} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} A & -BR^{-1}B^T \\ -Q & -A^T \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x \\ \lambda \end{bmatrix} \dots \dots (8)$$

ここで、まず自由終端値問題を考えると、横断性条件から、

$$\boldsymbol{\lambda}(t_f) = \boldsymbol{S}\boldsymbol{x}(t_f) \quad \dots \quad \dots \quad (9)$$

となる。さてここで、次の仮定、

をして、2点境界値問題を1点境界値問題に直す。式(8)と式(10)より、Ricatti行列微分方程式、

$$\dot{\boldsymbol{P}}(\tau) = \boldsymbol{P}(\tau)\boldsymbol{A} + \boldsymbol{A}^{T}\boldsymbol{P}(\tau) - \boldsymbol{P}(\tau)\boldsymbol{B}\boldsymbol{R}^{-1}\boldsymbol{B}^{T}\boldsymbol{P}(\tau) + \boldsymbol{Q}$$
(11)

が得られる。ただし、 $\tau = t_f - t$ である。境界条件は、  $\lambda(t_f) = Sx(t_f) = P(t_f - t_f)x(t_f) = P(0)x(t_f)$ よ り、P(0) = Sである。さて、HDDのシーク制御のよう に、 $t = t_f$ において、 $x(t_f)$ をはっきり固定したい場合は、  $S = P(0) = \infty$ とすればよいことになる。

ここで、 $PP^{-1} = I$ を用いれば、

$$\dot{\boldsymbol{P}}^{-1}(\tau) = -\boldsymbol{A}\boldsymbol{P}^{-1}(\tau) - \boldsymbol{P}^{-1}(\tau)\boldsymbol{A}^{T} +\boldsymbol{B}\boldsymbol{R}^{-1}\boldsymbol{B}^{T} - \boldsymbol{P}^{-1}(\tau)\boldsymbol{Q}\boldsymbol{P}^{-1}(\tau) \cdots (12)$$

のように  $P^{-1}$  に関する Ricatti 行列微分方程式が得られる。 すなわち、 $P^{-1}(0) = 0$  という初期値から出発して  $P^{-1}$  に 関する Ricatti 行列微分方程式を解くことができる。最終的 にその解を利用して式 (8)(10) から、

$$\dot{\boldsymbol{x}}(t) = (\boldsymbol{A} - \boldsymbol{B}\boldsymbol{R}^{-1}\boldsymbol{B}^T\boldsymbol{P}(\tau))\boldsymbol{x}(t) \cdots \cdots \cdots \cdots (13)$$

と言う微分方程式を得る。この微分方程式を解いて、x(t)、 すなわち、目標軌道を生成する。

2・2 数値計算 2-1章の Ricatti 行列微分方程式 (式 11,12) とその解に基づいて目標軌道である *x*(*t*) を求める (式 13) ために数値計算を行う。

重みは、

$$\boldsymbol{Q} = \begin{bmatrix} q_1 & 0 & 0 & 0\\ 0 & q_2 & 0 & 0\\ 0 & 0 & q_3 & 0\\ 0 & 0 & 0 & q_4 \end{bmatrix}, \boldsymbol{R} = 1 \dots \dots \dots \dots \dots (14)$$

として、上記 Ricatti 行列微分方程式を MATLAB を利用 して解いた。 そして、その解 ( $P(\tau)$ )に基づいて目標軌道 を作るために、式 (13)の連立微分方程式を MATLAB で設 計して解を求めた。

この数値計算の結果から、求められる軌道は重み $q_1, q_2, q_3$ の値にはほとんど依存せず、加速度変化率の重み $q_4$ だけによって変化することが確認できる。 $q_4$ に依って変化する各状態の軌道を図4、図5、図6、図7に示した。

これらの図から、加速度変化率の絶対値の最大値は  $q_4 = 2 * 10^6$ のとき、最小であることが確認できる。また、始め と終わり部分の加速度変化率は  $q_4 = 0$ のときに最小である ことも確認できる。



## 図4 q4の変化による $x_1(t)$ の軌道

Fig. 4.  $x_1(t)$  trajectory depending on the change of q4



図 5 q4 の変化による x<sub>2</sub>(t) の軌道

Fig. 5.  $x_2(t)$  trajectory depending on the change of q4



図 6 q4 の変化による x<sub>3</sub>(t) の軌道

Fig. 6.  $x_3(t)$  trajectory depending on the change of q4



図 7 q4 の変化による x<sub>4</sub>(t) の軌道

Fig. 7.  $x_4(t)$  trajectory depending on the change of q4

3 本手法の数値計算に基づいた SMART 理論の補完

2.2 章の数値計算の結果により、ある特別なケース、すな わち、評価関数 (式 2) において状態に対する重み Q = 0 の ときは加速度変化率の微分値の自乗積分だけが評価関数に 含まれるから加速度変化率が抑えられると期待される。

このことは加速度変化率と言う新たな状態変数を設け最 適制御理論を適用することによって、機械振動の原因とな る加速度変化率を抑えることもできるし、特に、各状態に 対する重み Q = 0 のときは SMART 理論と同じように目 標軌道の数式化も出来るという利点が生じる。

各状態に対する重み Q = 0 のときの最適制御理論の解は 数式を用いて式 (15、16、17、18)のように表現される。

$$\begin{aligned} x_1(t) &= -20a(\frac{t}{T_0})^7 + 70a(\frac{t}{T_0})^6 - 84a(\frac{t}{T_0})^5 + 35a(\frac{t}{T_0})^4 \\ (15) \\ x_2(t) &= \frac{a}{T_0} [-140(\frac{t}{T_0})^6 + 420(\frac{t}{T_0})^5 - 420(\frac{t}{T_0})^4 + 140(\frac{t}{T_0})^3 \\ (16) \\ x_3(t) &= \frac{a}{(T_0)^2} [-840(\frac{t}{T_0})^5 + 2100(\frac{t}{T_0})^4 - 1680(\frac{t}{T_0})^3 + 420(\frac{t}{T_0})^4 \\ (17) \\ x_4(t) &= \frac{a}{(T_0)^3} [-4200(\frac{t}{T_0})^4 + 8400(\frac{t}{T_0})^3 - 5040(\frac{t}{T_0})^2 + 840\frac{t}{T_0} \\ (18) \end{aligned}$$

また、図8は式(15、16、17、18)を定規化した各状態値 の軌道を表している。図8より、初めと終わり部分の加速 度が滑らかに変化していることが確認できる。

4 おわりに

本論文では、2 自由度制御系の高速高精度シークを実現す るために重要な役割を果たす目標軌道生成モデルの一つの 設計法として、加速度変化率を最小化するための新たな評価 関数を作り,最適制御理論に基づいて目標軌道を生成する方 法を提案した。また、本目標軌道設計手法により、SMART



図8 数式化された x(t) の軌道 Fig. 8. Trajectory of x(t) normalized

で問題となった初めと終わり部分の大きい加速度変化率が 抑圧可能であることが確認できた。本手法による目標軌道 は磁気ディスクのシーク制御系に使われ、振動成分を抑え ることによって高速高精度なシーク制御系を設計すること が出来ると思われる。

5. 今後の課題

本手法によって生成された軌道を実際の磁気ディスクの2 自由度シーク制御系に適用して VCM の機械振動の抑制効 果とシーク時間の短縮効果の評価をする予定である。また、 状態の重み係数を時変とした場合に拡張し、高速高精度位 置決め制御系のための最適な目標軌道を生成する研究を続 ける予定である。

なお、本研究について有益な助言をいただいている、株 式会社東芝 デジタルメディアネットワーク社の柳原、谷津、 岩代、佐渡の各氏に感謝いたします。

文 献

- (1) 応用制御工学, 堀 洋一, 大西 公平 共著, 丸善株式会社
- (2) 情報機器のダイナミックスと制御, 日本機械学会編, 養賢堂
- (3) Digital Control of Dynamic Systems(3rd edition), Franklin, Powell, Workman, Addison-Wesley
- (4) T. Yamaguchi, H. Numasato: A mode switching control for motion control and its application to disk drives:Design of optimal mode switching conditions, IEEE/ ASME Trans. on mechatronics, Vol. 3, NO. 3, pp. 202-209 (1998)
- (5) L. Yi, M. Tomizuka : Two-degree-of-freedom control with robust feedback control for Hard disk servo systems, IEEE/ASME Trans. on mechatronics, Vol. 4, NO. 1, pp. 17-24 (1999)
- (6) 谷津, 鈴木:モデル追従制御による HDD のシーク制御方式,日本機械学会第74期通常総会講演論文集(4), pp. 410-411 (1997)
- (7) 石川,服部,橋本:二自由度制御に基づく磁気ディスク装置の高速位 置決め制御,日本機械学会論文集,62-597-C,1848/1856 (1996)
- (8) Y. Mizoshita, S. Hasegawa, and K. Takaishi : Vibration Minimized Access Control for Disk Drives, IEEE Trans. on Magnetics, Vol. 32, No. 3, pp. 1793-1798 (1996)
- (9) S. Hasegawa, K. Takaishi, and Y. Mizoshita : Digital Servo Control for Head-positioning of Disk Drives, Fujitsu Scientific & Technical Journal 26: (4) pp. 378-390 (1990)