# ジブクレーンの生成軌道への追従とその改良 ――追従精度と追従速度の向上――

2015SC004 林 達也 指導教員:大石 泰章

## 1 はじめに

ジブクレーンは造船所や建築現場で用いられるクレーン の一種である.ジブクレーンは鉛直方向に伸びた主軸上に 旋回する水平ジブを有しており,そのジブ上を横行するト ロリーから伸びたロープで吊り荷の運搬を可能とする構造 となっている.

上記にあるようにジブクレーンは1本のロープで吊り荷 を運搬する構造上,吊り荷の振動が大きくならないよう配 慮する必要がある.そのためジブクレーンを動作させる際 には通常経験と資格を有した作業員が必要であり,自動化 に対する期待が高い.またクレーンの可動範囲内に他の機 器や構造物がある環境で用いられる場合は,これらの障害 物を回避して動作する必要があり,これに関しても自動化 が求められている.過去のクレーンの軌道追従制御の研究 として計算トルク法を用いたものがある[1],[2].具体的 には人工ポテンシャル法を用いて吊り荷の障害物回避を行 うための軌道を生成し,生成軌道に基づき計算トルク法と 最適ロバストサーボを用いることにより軌道追従を行う. しかし障害物付近では軌道追従精度が落ちる問題を有して おり,課題であると言える.

本研究では文献 [1], [2] の制御法を発展させ,クレーン の動特性を考慮することにより追従精度の改善を行う.具 体的には最急降下法で生成された軌道に対して,吊り荷が 追従しやすいような軌道に変更を行う.それに加えて障害 物に近づいた際に,遠心力が一定の値を超えないよう必要 に応じて吊り荷の運搬速度を低速にすることで追従精度を 向上させる.

## 2 制御対象と研究目的

#### 2.1 制御対象

本研究で想定する制御対象はジブクレーンを模した Quanser 社の3 DOF Crane(以下,実験機)である.こ の実験機の概略図を図1に,用いるパラメータを表1にそ れぞれ示す.

この実験機は鉛直方向に伸びた主軸,主軸上端から水平 方向へ伸びたジブ,ジブ上を走行するトロリー,さらにそ のトロリーから伸びた吊り荷ロープとその先端に取り付け られている吊り荷で構成されている.また実験機は3つ の自由度を有しており,それぞれジブの円周方向の回転運 動,トロリーの横行運動,吊り荷ロープの巻き上げ巻き下 げ運動である.しかし本研究では表1で示したように吊り 荷ロープの長さは一定と考え,ジブの円周方向の回転運動 とトロリー横行運動の2つの自由度のみを用いて障害物回



図1 実験機概略図

表1 パラメーター覧

記号	名称	値 [単位]
g	重力加速度	$9.81 [m/s^2]$
M	トロリー質量	0.6 [kg]
p	トロリー位置	$0 \le p \le 0.6 [\mathrm{m}]$
m	吊り荷の質量	$0.8680 \; [kg]$
$J_{\theta}$	ジブの慣性モーメント	$0.8771 \; [\rm kgm^2]$
$K_{\rm j}$	ジブのトルク定数	0.0650
$K_{ m t}$	トロリーのトルク定数	0.0436
$I_{ m j}$	ジブへの入力電流	[A]
$I_{ m t}$	トロリーへの入力電流	[A]
$\theta$	ジブの旋回角度	[rad]
$\alpha$	吊り荷ロープの	[rad]
	円周方向の振れ角	
$\gamma$	吊り荷ロープの	[rad]
	半径方向の振れ角	
x	吊り荷の $x$ 座標	[m]
y	吊り荷の y 座標	[m]
z	吊り荷の <i>z</i> 座標	[m]
$\Phi$	吊り荷速度の方位角	[rad]
l	吊り荷ロープ長	0.5[m]
s	最急降下法で生成した	
	座標ベクトル	
n	軌道変更後の座標ベクトル	
i	最急降下法で生成した	
	ステップ	

避の制御を行う.

#### 2.2 制御方法

制御目的は吊り荷が障害物に衝突せず,振動の少ない状 態で吊り荷を初期位置から目標位置まで運搬することであ る. 軌道追従制御には計算トルク法を用いるが、この方法 では直接入力を加えることができない吊り荷の振れ角につ いて制御することが不可能である. そこで計算トルク法で は直接入力を加えることが可能なジブの旋回角度とトロ リーの位置の制御のみを行い、振れ角については最適ロバ ストサーボを用いることにより吊り荷の振れ止め制御を別 に行う.これにより本来の目的である吊り荷の軌道追従を 可能にする.

#### 軌道牛成 3

軌道生成を行うためにロボット工学で用いられる人工ポ テンシャル法に最急降下法を適用することで障害物回避を 可能とする軌道の生成を行う.本研究では障害物が2つあ る環境を想定する.ただし障害物はジブの高さより低いと 仮定する. 文献 [1], [2] と同様に 2 つの障害物の位置はそ れぞれ  $(x_{\rm s}^{(1)}, y_{\rm s}^{(1)}) = (0.3, 0.2), (x_{\rm s}^{(2)}, y_{\rm s}^{(2)}) = (0.3, 0.35)$ ),吊り荷の初期位置は $(x_0, y_0) = (0.4, 0.4)$ ,目標位置 は  $(x_g, y_g) = (0.1, 0.1)$ とする.

#### **3.1** ポテンシャル関数

人工ポテンシャル法で用いるポテンシャル関数を文献 [3], [4] に従い作成する.ポテンシャル関数は目標位置を 表す引力ポテンシャル関数と障害物位置を表す斥力ポテン シャル関数を足しあわせて構成される.

#### 3.2 最急降下法

3.1 節で作成したポテンシャル関数に初期位置  $(x_0, y_0)$ から出発して最急降下法を適用することにより障害物回避 のための軌道の生成を行う、生成した軌道をポテンシャル 関数の等高線に重ねてかいたものを図2に示す.



図2 ポテンシャル関数と生成された軌道

#### 3.3 軌道の変更

3.2 節で生成した軌道に基づいて、より吊り荷の追従を 行いやすい軌道に変更する. 最急降下法で生成した i 番目 の点の座標を *s*(*i*) として.

$$n(i) = \frac{s(i) + s(i+10) + s(i+20)}{3} \tag{1}$$

を計算し、新たな軌道を求める、ただし軌道の最初と最 後の10ステップは元の軌道をそのまま用いる.図3に軌 道の変更を行った前と後の軌道の一部を表す.



図3 軌道の変更

図3に見るように軌道の変更後の方が変更前よりも軌道 の膨らみが減少しており、追従による振れが少なく追従が 容易になると考えられる.

### 4 制御系設計

図1の $\theta$ , p,  $\alpha$ ,  $\gamma$ を一般化座標として Lagrange の運 動方程式をたてる.

#### 4.1 軌道追従制御

計算トルク法を適用し、ジブとトロリーを制御すること により吊り荷ロープの付け根を軌道に追従させる.上で得 た運動方程式において  $\alpha \equiv 0, \ \gamma \equiv 0$  としてジブとトロ リーの動力学モデルを得る.状態変数を $\xi_1 = [\theta \ p]^T$ ,入 力を $\tau = [I_i \ I_t]^T$ として,このモデルは

$$\tau = M(\xi_1)\ddot{\xi_1} + V(\xi_1, \dot{\xi_1}) \tag{2}$$

と書く. ただし  $M(\xi_1)$  は 2 × 2 の慣性行列を,  $V(\xi_1,\xi_1)$ は2×1の遠心力やコリオリ力を表す項である.

制御入力はモデル化誤差や外乱の影響を考慮し, .

..

$$\xi_1 = \xi_{1d} + k_v(\xi_{1d} - \xi_1) + k_p(\xi_{1d} - \xi_1)$$
(3)

という多次元のサーボ則で表される.また目標の位置 *ξ*<sub>1d</sub> と現在の位置  $\xi_1$  の追従誤差  $\xi_{1d} - \xi_1$  を  $e_1$  とおき

$$\ddot{\xi}_1 = \xi_{1d} + k_v \dot{e}_1 + k_p e_1$$
(4)

とする.

このとき速度ゲイン $k_v$ , 位置ゲイン $k_p$  に正の数を選べ ば誤差 $e_1$  は零に収束する [5].

### 4.2 振れ止め制御

最適ロバストサーボを用いて吊り荷の振れ止め制御を行う. 運動方程式の  $\ddot{\alpha}$ ,  $\ddot{\gamma}$  にかかわる部分に着目し,  $\theta \simeq 0$ ,  $p \simeq 0$ ,  $\alpha \simeq 0$ ,  $\gamma \simeq 0$  として線形化を行う. 得られた式は 状態変数を  $\xi_2 = [\alpha \ \gamma \ \dot{\alpha} \ \dot{\gamma}]^{\mathrm{T}}$  として次のように書ける:

$$\begin{cases} \dot{\xi}_2 = A\xi_2 + B\tau, \\ \eta = C\xi_2. \end{cases}$$
(5)

#### ただし行列はそれぞれ

A =	0	0	1	0				
	0	0	0	1				
	$-\frac{g}{l}$	0	0	0	,			
	0	$-\frac{g}{l}(1 +$	$\frac{m}{M}$ ) 0	0				
B =	0 0	$\frac{-K_{j}p}{J_{\theta}l}$	$0 ]^{\mathrm{T}}$	C	1	0	0	0
	0 0	0	$\frac{K_{\rm t}}{Ml}$ '	C =	= [0	1	0	0
である	3.							

#### 4.2.1 最適ロバストサーボ

サーボシステムを構成するための拡大系の状態変数を

$$\xi_{2e} = \begin{bmatrix} \alpha & \gamma & \dot{\alpha} & \dot{\gamma} & w \end{bmatrix}^{T} \tag{6}$$

とする.ただし、目標と現在の振れ角との偏差を

$$e_2 = [\alpha_{\rm ref} - \alpha \ \gamma_{\rm ref} - \gamma] \tag{7}$$

として,  $w = \int_0^t e_2 dt$  である. 振れ角の目標値を  $\xi_{2ref} = [\alpha_{ref} \ \gamma_{ref}] = [0, 0]$  とする. また w,  $\xi_2$ ,  $\tau$  それぞれの定 常値を  $w_{\infty}$ ,  $\xi_{2\infty}$ ,  $\tau_{\infty}$  とし,  $\tilde{\xi}_{2e} = [\xi_2 - \xi_{2\infty} \ w - w_{\infty}]^{\mathrm{T}}$ ,  $\tilde{\tau} = \tau - \tau_{\infty}$  とする.

以上より拡大偏差システムは

$$\begin{cases} \dot{\tilde{\xi}}_{2e} = A_{e}\tilde{\xi}_{2e} + B_{e}\tilde{\tau}, \\ e_{2} = C_{e}\tilde{\xi}_{2e} \end{cases}$$

$$\tag{8}$$

とする. ただし
$$A_{\rm e} = \begin{bmatrix} A & O_{4\times 2} \\ -C & O_{2\times 2} \end{bmatrix}, B_{\rm e} = \begin{bmatrix} B \\ O_{2\times 2} \end{bmatrix}, C_{\rm e} = \begin{bmatrix} -C & O_{2\times 2} \end{bmatrix}$$
である.

行列  $B_e$  は変数 p を含んでいる. そのため p の変動範囲 を考慮する必要がある. ここではトロリー位置 p は最大値 0.1[m],最小値 0.57[m] の範囲で動くものとし、下記の線 形行列不等式を最大の p と最小の p に関して考えることに よって、p に対するロバスト性を保証する:

$$\begin{bmatrix} -A_{e}X - B_{e}F - XA_{e}^{T} - F^{T}B_{e}^{T} & XQ_{h} & F^{T}R \\ Q_{h}X & I & 0 \\ RF & 0 & R \end{bmatrix} \succ 0.$$
(9)

ただし,  $Q_{\rm h}Q_{\rm h}^{\rm T}$ は状態, *R* は入力に対する重み行列であ る. 式 (9) および

$$\begin{bmatrix} Z & I \\ I & X \end{bmatrix} \succ 0 \tag{10}$$

を満足する X, F, Z が存在する範囲で trace Z を最小化 することでゲイン  $K_{e} = [K G]$  を求める [6].

#### 4.2.2 シミュレーション結果

以上の制御手法を使ったときの軌道追従のシミュレー ション結果を図4に示す.重み行列 $Q_{\rm h}$ ,  $Q_{\rm h}^{\rm T}$  とR は文献 [1], [2] の値を利用する.



図 4 振れ止めを行った場合と行わない場合の吊り荷の 軌道

図4より目標軌道との間にある程度の誤差があるもの の,初期位置から目標位置まで軌道追従をしていることが わかる.特に吊り荷のx座標が約0.3[m]から0.1[m]まで の障害物のない範囲では十分精度よく目標軌道に追従でき ている.しかしx座標が約0.38[m]から0.3[m]の障害物 付近での軌道追従性が良くないことがわかる.また振れ止 めの有無について注目してみると,約0.4[m]から0.2[m] の障害物付近では振れ止めなしの方が目標軌道に近い部分 があり,この範囲において振れ止めの効果が見られない. しかし0.2[m]から0.1[m]までの範囲では振れ止めの効果 が見てとれる.

## 5 吊り荷の運搬速度の変更

4.2.2 節のシミュレーション結果より特に障害物付近に おいて軌道追従性能を向上させる必要があると考えられ る.本研究では最急降下法で求めた軌道のステップごとの *x*方向もしくは *y*方向への移動距離の合計が 0.02[m] を超 えた点を選び出し,その各点における遠心力を計算する. 遠心力の絶対値が 0.011[N] の値を超えたステップでは吊 り荷運搬の低速化を行う.また超えないステップでは高速 化を行うことにより効率化の向上も同時に行う.

吊り荷に働く遠心力 F<sub>c</sub> は次の式のように求められる [7]:

$$F_{\rm c} = mv\dot{\Phi} = m\frac{\dot{x}\ddot{y} - \dot{y}\ddot{x}}{\sqrt{\dot{x} + \dot{y}}}.$$
 (11)

ただし吊り荷速度の方位角は吊り荷の速度ベクトルと x 軸 正方向とのなす角で、 $\Phi = \arctan(\frac{\dot{y}}{\dot{x}})$  である.また、吊り 荷の速度は  $v = \sqrt{\dot{x}^2 + \dot{y}^2}$  である、吊り荷にかかる遠心力 を図 5 に示す.



図5 各ステップの遠心力

上記で求めた遠心力が大きくなりすぎる場合には,吊り 荷の振れが大きくなり制御が困難になる.したがって,こ の制御困難な状況を未然に防止することで障害物付近の吊 り荷の軌道追従性能を向上させることが可能である.具体 的には,あるステップにおける遠心力が 0.01[N] 以上のと き,そのステップにかかる移動時間を 1 つ前のステップよ り 0.01 [s] 増やすことにより吊り荷の運搬速度の急激な 加速を抑制する.また遠心力が 0.011[N] 以下のステップ における移動時間は前のステップより 0.01[s] 減らすこと により,より効率的な運搬を目指す.ただしステップごと の移動時間の下限は 0.07[s],上限は 0.15[s] とする.



図6 軌道上の低速化と高速化の適用箇所

図 6 に低速化を適用した軌道箇所を示す. 障害物付近の x 座標 0.38[m] から 0.28[m] の範囲で多く低速化が適用さ れていることがわかる.

## 6 運搬速度変更後のシミュレーション結果

5節の方法で遠心力を判断基準に吊り荷の運搬速度の変 更を行ったときのシミュレーション結果を図7に示す.運 搬にかかる時間は運搬速度変更前が約9[s],運搬速度変 更後が約12.5[s]である.



図7 運搬速度変更後の吊り荷の軌道

図4の運搬速度変更前の軌道と、図7の運搬速度変更後 の軌道を比較すると、運搬速度変更後の軌道の方が目標軌 道に近づいていることが明らかである.

このことから遠心力を判断材料とした運搬速度変更の有 用性が示された.

## 7 おわりに

本研究では人工ポテンシャル法を用いて吊り荷の障害物 回避のための軌道を生成し、より追従をしやすいよう軌道 に変更を加えた.その軌道に吊り荷を追従させるために計 算トルク法と最適ロバストサーボを適用した.また軌道上 において運搬速度を徐々に減少させることで軌道追従性能 を向上させた.また低速化だけでなく高速化を行うことに より運搬効率を向上させた.

## 参考文献

- [1] 伊藤大智: クレーンの障害物回避のための軌道生成と軌 道追従,南山大学大学院理工学研究科修士論文,2015.
- [2] 林達也 他:クレーンの障害物回避のための軌道生成 と軌道追従、システム制御情報学会研究発表講演会講 演論文集、2016.
- [3] 彌城 他:ポテンシャル法によるロボット製品の障害 物回避技術の開発, 三菱重工技報, 2014.
- [4] 中野 他:『高知能移動ロボティクス』. 講談社サイエ ンティフィック, 2012.
- [5] John J. Craig: 『ロボッティクス―機構・力学・制御―』.
   共立出版, 1991.
- [6] 川田昌克: 『MATLAB/Simulink による現代制御入門』. 森北出版, 2011.
- [7] 子平 他:ニューラルネットによる移動ロボット車の 遠心力を考慮した目標時間可変型走行制御アルゴリズム.電子情報通信学会論文誌, pp. 1395-1403, 1995.