平成22年度修士論文

バーチャルクリーチャのための 関節のシミュレーションモデル

電気通信大学大学院 博士前期課程

電気通信学研究科 知能機械工学専攻 横井研究室

0934053 花岡優介

主任指導教員 : 横井 浩史教授

指導教員 : 下条 誠教授

目 次

1		序論	1
	1.1	研究背景	1
	1.2	本研究の目的..................................	2
	1.3	物理シミュレータ	3
		1.3.1 ニュートンオイラーの運動方程式に基づく多体剛体運動	
		シミュレータ	4
		1.3.2 ロボット制御のシミュレータ	5
	1.4	関連研究	6
	1.5	解析法の物理シミュレータ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	8
		1.5.1 LCP の反復解法	13
		1.5.2 拘束条件の相補性	14
		1.5.3 ばねダンパモデルの扱い	16
•			1.0
2			18
	2.1	可動域の指定...................................	19
	2.2	可動域の内外判定..............................	22
	2.3	速度の拘束・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	23
3		実装	26
	3.1	可動域の設定	26
	3.2	現在の関節姿勢の計算	29
	9.2 9.9		20 91
	ა.ა ი ქ		51
	3.4	近 傍 安 勢 の 計 鼻 ・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	34
	3.5	拘 束 軸 の 計 算	34
	3.6	関節可動域の拘束力の計算............................	36

i

	3.7	拘束力の計算..................................	37
4		評価	39
	4.1	提案手法の有効性の確認	39
		4.1.1 人の関節可動域の計測	40
		4.1.2 動きの評価	41
		4.1.3 結果	41
	4.2	キャラクタモデルと物理シミュレーション	46
		4.2.1 結果	46
5		結論	48
	5.1	今後の展望	48
参	考文	南犬	49
謝	辞		51

図目次

物理エンジンによるシミュレーション	2
不自然な姿勢をとるキャラクタ	3
球 関 節 の 表 現	7
球 関 節 可 動 域 範 囲	7
SwingTwist 角が一意に決まらない例	8
時崎らの球関節の仕様...........................	8
物理シミュレータ	9
剛体間の拘束座標軸・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	10
等式拘束	12
相補性拘束	12
問節可動は抜声の手順	18
スイングッイフト 6 応 桓 玄	20
	20 21
関節可動域・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・	21 22
	22
	24 25
	20
スイングツイスト角座標系	27
指定できない可動域	28
拘束の判定	32
ヤコビアンの中身............................	36
可動域を入れた人型モデル	39
マーカの配置	41
計測した関節可動域	42
	物理エンジンによるシミュレーション 不自然な姿勢をとるキャラクタ

4.4	関節可動域の組み込み.........................	42
4.5	バーチャルヒューマンでの関節可動域表現	43
4.6	ポインタを動かした時の様子 (拘束あり)	44
4.7	ポインタを動かした時の様子 (拘束なし)	45
4.8	くまモデル (右),物理モデル (左)	46
4.9	くまモデルの動き,可動域拘束あり(左),なし(右)......	47

第1章

序論

1.1 研究背景

コンピュータゲームやVR(バーチャルリアリティ)のアプリケーションにお いて3Dキャラクタの使用が増えている.キャラクタは外見や動きなどによっ てユーザをバーチャル世界に引き込むことや,ゲーム内の世界観を表現す る役割を持っている.

これらのキャラクタの動きの多くはキーフレームアニメーションによって 生成されている.この方法は,キャラクタの一連の動きに対して適当な間隔 でその時刻での姿勢を指定し,時刻に応じて姿勢間の補間をすることで動 作の生成をする手法である.この手法では,キャラクタの姿勢は,一つ一つ 人が指定しなければならない.そのため,動作全体を指定するために非常 に手間がかかる.また,キーフレームアニメーションでは予め用意した動作 をつなぎ合わせたり,補間したりして再生することしかできない.このため 多様な動作を作り出すためには,たくさんの動作を用意せねばならず,大 変な手間がかかってしまう.

近年コンピュータゲームでは,任天堂のWiiやMicrosoftのKinectのような身体性を持った入力インターフェースが使用されるようになっており,ユーザの入力に自然に反応するキャラクタを実現するためには,多様なインタラクションに対応した多様な動作のリアルタイム生成が必要となっている.そこでリアルタイムに動作生成をおこなう手法として物理シミュレーションを用いる手法[1]が期待されている.物理シミュレータはキャラクタを剛体と関節によってモデル化している.このキャラクタの関節にトルクを与えること

ところで,人など生物の関節には骨や腱の構造によって関節の動きに制約



図 1.1 物理エンジンによるシミュレーション

がある.この制約を満たさない姿勢は不自然に見える.そこで,シミュレー タ内で可動域を再現することによってキャラクタが不自然な姿勢を取ること を防ぐことが考えられる.

生物の関節は非常に複雑な可動域を持っている.例えば人間の肩関節は複 数の骨や腱によって作られている関節である.このような複雑な動きをす る関節はリアルタイムシミュレータでは球関節によって近似されている.本 来肩の関節は並進運動と回転運動を行う複合関節である.しかし,肩の動 きはもともと回転の3自由度によるものなので,球関節として表現しても 大きな誤差はない.しかし,従来の物理シミュレータでは球関節に対して複 雑な可動域を設定することができず,球関節に近似した肩関節の可動域を 再現することができなかった.そのため,キャラクタは不自然な姿勢をとっ てしまうことがあった.

1.2 本研究の目的

剛体と関節によって表現されるバーチャルクリーチャが不自然な姿勢を取 らないようにするためには,複雑な動きをする関節に対して,関節の可動



図1.2 不自然な姿勢をとるキャラクタ

域を再現すること必要となる.

本研究ではリアルタイム物理シミュレータにおいて,球関節に複雑な可動 域を指定し可動域を拘束する手法を提案する.キャラクタの関節可動域を 再現し,物理シミュレーションされたキャラクタが,不自然な姿勢をとらな いようにすることを目的とする.

1.3 物理シミュレータ

物理シミュレータは,現実世界の物理法則に基づいて運動を計算することで,バーチャル世界にある物体に,現実世界と同様の振る舞いをさせるものである.対象や目的などに応じて,モデル化や計算の手法が異なる様々なシミュレータが提案されている.例えば,機構部品が破損しないことを確認するためには,有限要素法を用いた応力のシミュレータが,水の流れを予測するためには,ナビエ・ストークス方程式と連続の式でモデル化した流体の運動のシミュレーションが用いられる.キャラクタのように関節でつながった剛体を扱うものは複数の剛体を扱う多体動力学シミュレータと呼ばれる.多体

動力学シミュレータには, ラグランジュの運動方程式を数値積分するもの, ニュートンオイラーの運動方程式を数値積分するものなどがある. ラグラン ジュの運動方程式を剛体と関節の接続関係から自動的に計算するのは少し 難しいため, 任意の機構について自動的にシミュレーションを行うためには ニュートンオイラーの運動方程式を数値積分する手法が用いられることが 多い.本研究が対象とするキャラクタのシミュレーションでも, ニュートンオ イラーの運動方程式を数値積分するシミュレータが用いられることが多い.

1.3.1 ニュートンオイラーの運動方程式に基づく多体剛体運動 シミュレータ

ニュートンオイラーの運動方程式は,拘束の無い剛体の運動を表すもので ある.しかし,キャラクタ動作の生成のための多体の剛体運動のシミュレー ションでは,接触や関節といった運動拘束の下での運動をシミュレーションす る必要がある.そこで,各剛体に拘束条件を満たすような拘束力が生じた と考え,拘束力を求めた後,ニュートンオイラーの運動方程式に拘束力を加 えて数値積分を行うことでシミュレーションを進める.

剛体と関節を自由に配置した対象をシミュレーションをすることができる.このようなシミュレータは拘束条件を満たすような力(拘束力)の計算 方法によって次のように分類することができる.

1. ペナルティ法[4]

ペナルティ法では接触点や関節などの拘束の位置で剛体と剛体の間を ばねダンパモデルでつなぎ,ばねダンパモデルが物体に加える力を拘 束力としてシミュレーションをおこなう.バネダンパの伸びに基づいて 拘束力を計算するため,拘束力を求めるためには,その時刻での剛体 の位置・速度が分からなければならない.このため,数値積分前の時刻 の拘束力に基づいて数値積分を行わざるを得ず,前進積分になってしま う.このため,ばねダンパモデルの伸びが大きくなり拘束力が大きく なると積分誤差が大きくなり,積分誤差が系のエネルギーを増すよう に働くため,シミュレーションの安定性が損なわれる.そのため,高速 に更新しなければならず時間刻みを大きくとることができない.その ため精度よくシミュレーションすることができるが計算量を増やすこと ができない.

2. 解析法 [5]

解析法のシミュレータでは剛体間の拘束力を運動方程式と拘束の条件 式を連立させることで求める.多数の剛体が互いに拘束される場合, 連立させるべき式の数が拘束の数に比例して多くなるため,厳密解を 求めるには非常に時間がかかる.そのため,ガウスザイデル法などの 繰り返し計算によって解を求めることでリアルタイム性を確保するこ とが多い.ペナルティ法に比べてシミュレーションステップあたりの計 算量は多くなる.しかし,拘束力を計算する際の拘束条件の式を,数 値積分後の位置・速度について立てることで,後退積分とすることが でき,系のエネルギーを減らす側に積分誤差が出るようにすることが できる.このため,更新周期による安定性の低下が少ないためシミュ レーション1ステップの時間刻みを大きく取ることができる.そのため 単位時間あたりの計算量を減らすことができ,リアルタイムで多くの 物体を扱う場合など計算量を減らす必要がある場合に用いられる.

解析法の多体動力学シミュレータの拘束の条件式は上手く定式化すると, 線形相補性条件とすることができ,拘束力を求める問題は線形相補性問題 (LCP)に帰着することができる.例えばSmithらの制作したOpen Dynamics Engine[7]や,長谷川らによって制作されたSpringhead2 [6], Erlebenらの制作し たOpenTissue[8]などで使用されている.本研究の実装では解析法の多体動力 学シミュレータであるSpringhead2を用いる.

1.3.2 ロボット制御のシミュレータ

ロボットの動きのシミュレーションにはラグランジュの運動方程式によるシミュレータが広く使われている.これはロボットの機構ごとにラグランジュ

の運動方程式を用いて一般化座標の式を立ててシミュレーションをおこなう ものである.この手法ではロボットの自由度の数だけの変数で式をたてて シミュレーションをおこなうことができるため,拘束力を求める必要がなく, 少ない計算量でシミュレーションをおこなうことができる.しかし,ロボッ トの機構が外部に接触する場合など拘束が増加する場合には拘束力を別途 外力として計算する必要がある.また,機構ごとにラグランジュの運動方程 式が異なるため機構をごとに運動方程式を立て直す必要がある.

1.4 関連研究

本研究では,動力学シミュレータにおいて球関節に複雑な可動域拘束を与える.そのため,球関節に複雑な可動域拘束を指定する研究や,動力学シ ミュレータで球関節に可動域を与える研究が関連研究としてあげられる.

山根ら [11] は, ヒューマンフィギュアの全身運動生成のための協応構造化インターフェースの中で,球関節の可動範囲を設定している.

この手法は,図1.3のように関節の方向を表す2つのパラメータとひねり 角を表す1つのパラメータを用いて,球面関節可動範囲を表現している.こ のときの d_i^0 は関節の中心であり, a_i は d_0 に鉛直な平面に含まれるベクトル で,回転角を γ_i とした時に $sin(\frac{\gamma_i}{2})$ を大きさとして持っている.またひねり角 を(α)と定義している.この定義での球面関節が取りえるすべての範囲は, d_i^0 を軸とする半径1高さ2 π の円柱として表現される(図1.4).この円柱の範囲 のうち可動範囲を,三角柱の集合として定義与える.

拘束条件の決定では, $a_y - a_z$ 平面上の可動域を三角形の集合として表し, 現在の姿勢の*x,y*を含む三角形が存在するかを調べる.存在していない場合 には可動域範囲外となる.存在していた場合,さらにひねり角を調べて可 動域範囲に入っているのかを調べる.

可動域範囲外にあるときには,可動域範囲内戻す必要がある.戻す位置 として現在の姿勢に最も近い可動域内の姿勢が理想だが計算量が多くなっ てしまう.そのため関節の中心である*d*⁰_iに戻す速度を加えることで拘束を 行っている.



図1.3球関節の表現



図 1.4 球 関節 可 動 域 範 囲

山根らの研究では、CGアニメーション制作ツールを構築することを目的 として研究されているため動力学は考慮されていない.この他にも芹澤ら [12]やPaoloら[13]がモーションエディタやアニメーション制作ソフトにおいて 球関節に可動域拘束を与える手法を研究している.

時崎ら [14] は動力学シミュレーションでの球関節の可動域拘束を実現して いる.可動域はオイラー角の一種であるスイングツイスト角を用いて与え られる.このスイングツイスト角で関節角度を一意に表すためにそれぞれ の角度に対して定義域を設ける.関節の姿勢が一意に決まらない例として 図1.5が挙げられる.(*A*)の姿勢から,(β)を-90°,(γ)を180°,(α)を180°と回転 させると(*D*)の姿勢になる.(*A*)と(*D*)は指定する角度は異なるが同じ姿勢 になる.

また,スイング角が0°,180°のときには特異点となりスイング方位角によらずに同一の姿勢をとる.そのため関節で結ばれた2剛体の姿勢から,ス イング方位角を一意に定めることができず,スイング方位角で可動域を拘



図 1.5 SwingTwist 角が一意に決まらない例

束することができない.そこで時崎らはスイング方位角は考えずに,スイング角とツイスト角だけに可動域拘束を加える手法を提案している.この可動域指定では,スイング角,ツイスト角それぞれにしか可動域を指定できないため,図1.6のような円錐形での可動域指定となる.



図1.6時崎らの球関節の仕様

1.5 解析法の物理シミュレータ

本研究ではニュートンオイラー運動方程式で剛体の運動を計算する解析 法の多体動力学シミュレーションを扱う.運動方程式は,剛体に加わる力が 剛体の加速度を決定することを意味するので,剛体の運動は力を求めるこ とで計算できる.剛体に加わる力には,重力やバネダンパの力など,現在の



図 1.7 物理 シミュレータ

状態から直接求まるものもあるが,接触や,関節にかかる力などは簡単に 求めることができない.これは,接触点に働く力や関節にかかる力は,接触 点で2剛体が互いに侵入しないこと,2剛体の関節の位置がずれないこと といった接触や関節を維持するように働くためである.接触や関節などは, 2剛体が互いに侵入しない,位置がずれないなどのように,2剛体の間の 幾何的な拘束条件と捉えることができる.そのため,このような力は拘束 力と呼ばれる.関節の拘束条件は等式で表すことができる.接触や摩擦の 拘束条件は,不等式と条件分岐を含む式となるが,上手く変形すると線形 相補性条件の形で定式化することができる.そのため,拘束力を求める問 題は,線形相補性問題に帰着させて計算することができる.ばねやダンパ による力は,状態から求まる力だが,後退積分の枠組みに組み込むことで 安定性を確保するために,拘束条件として,物理シミュレータに組み込むこ

拘束条件は,2つの剛体の運動を拘束する.拘束条件と2剛体の運動を記述するため,ここで次のように座標系を定義する.図1.8のうち,オレンジの座標系が剛体の座標系,緑の座標系が拘束座標系となる.このとき,各座標軸につき,並進運動と回転運動を持つため速度,拘束力の変数はそれぞれ6変数になる.剛体の座標系では,剛体のニュートンオイラーの運動方

程式は次のように書ける.



図 1.8 剛体間の拘束座標軸

$$\begin{bmatrix} m_{i}E_{33} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & I_{i} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & E_{33} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & I_{j} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{v}_{i} \\ \dot{\omega}_{i} \\ \dot{v}_{j} \\ \dot{\omega}_{j} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} f_{ci} \\ \tau_{ci} \\ f_{cj} \\ \tau_{cj} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} f_{ei} \\ \tau_{ei} \\ f_{ei} \\ \tau_{ei} \end{bmatrix}$$
(1.1)
$$M\dot{u} = f_{c} + f_{e}$$
(1.2)

ここでm:剛体の質量,I:慣性テンソル,v:並進速度,w:角速度, $f_c \tau_c$:拘束力, f_e :その他の外力, E_{33} :単位行列である.2剛体を表したために,添え字i,jをつける.式1.2は,この式を行列を用いて纏めて書いたものである. 剛体の質量・慣性力をM,並進速度・角速度をu,拘束力 f_c ,その他の外力が f_e となる.同様に,n個の剛体の運動方程式は次のように書ける.

$$M = \begin{bmatrix} M_{1} & & \\ & M_{1} & \\ & & \ddots & \\ & & & M_{n} \end{bmatrix}, u = \begin{bmatrix} v_{1} \\ w_{1} \\ v_{2} \\ w_{2} \\ \vdots \\ v_{n} \\ w_{n} \end{bmatrix}, f_{c} = \begin{bmatrix} f_{c1} \\ \tau_{c1} \\ f_{c2} \\ \tau_{c2} \\ \vdots \\ f_{cn} \\ \tau_{cn} \end{bmatrix}, f_{c} = \begin{bmatrix} f_{e1} \\ \tau_{e1} \\ f_{e2} \\ \tau_{e2} \\ \vdots \\ f_{en} \\ \tau_{en} \end{bmatrix}$$
(1.3)
$$M_{i} = \begin{bmatrix} m_{i}E_{33} & 0 \\ 0 & I_{i} \end{bmatrix}$$
(1.4)

$$M\dot{u} = f_c + f_e \tag{1.5}$$

$$\boldsymbol{u}[t+1] = \boldsymbol{u}[t] + \boldsymbol{M}^{-1} \triangle t \boldsymbol{f_e} + \boldsymbol{M}^{-1} \triangle t \boldsymbol{f_c}$$
(1.6)

この運動方程式と拘束力を計算する拘束の条件式から剛体の速度を計算 する.

tは離散化された時刻を表し,時刻tの値を[t]で表記する.また,hをシミュ レーションの積分ステップとする.また,λは拘束座標系(図1.8オレンジの座 標系)での拘束力となる.シミュレータは各時刻tにおいて以下の手順に示す 計算がおこなわれる.

1. 拘束力 **[*t*] の計算(詳細は後述する)

2. 速度の更新

$$u[t+1] = u[t] + M^{-1}(f_e[t] + f_c[t])h$$
(1.7)

3. 位置·姿勢の更新

時刻tにおける剛体の位置をp[t],姿勢を表すクォータニオンをq[t]とし, 剛体の慣性テンソルをIとすると,

$$p[t+1] = p[t] + v[t+1]h$$
(1.8)

$$q[t+1] = q[t] + I^{-1}\omega[t+1]h$$
(1.9)

このような手順で剛体の位置・姿勢を更新していきシミュレーションを進めていく.剛体の速度を計算するためには拘束力を求める必要がある.運動方程式だけでは速度と拘束力の2変数を求めることができない.そこで 運動方程式に加えて拘束条件を考える必要がある.

拘束条件には関節や接触などが考えられる.関節は拘束する軸と自由に 動く軸を作るため, $w_i = 0$ (拘束する軸), $\lambda_i = 0$ (自由に動く軸)のように等式 条件であらわすことができる.これに対して接触は,剛体同士がめり込む 方向に力が働くときには侵入できないため速度が0になり拘束力が働く.ま た,剛体が離れる方向に力が働く時には自由に運動できるため拘束力が0に なり速度が出る.そのため, $w > 0 \cap \lambda = 0$ または $w = 0 \cap \lambda \ge 0$ のように2 つの不等式で表すことができる.この2つの不等式は片方が動く時にはも う一方の値が0になっており,実質的な変数の数を一つに制限する式になっ ている.このような条件は線形相補性条件と呼ばれ,解法が知られている.



図 1.10 相補性拘束

解析法のシミュレータではこの拘束の条件式と式1.6の運動方程式を連立 させ,繰り返し計算によって計算することで拘束力入を求める.このとき式 1.6では速度と拘束力の座標系が拘束条件の座標系と異なるためこのままで は運動方程式と拘束条件式を連立することができない.そこで,次のよう に式変形をおこなう.

$$M\dot{u}=f_{c}+J\lambda$$

$$\boldsymbol{J}\boldsymbol{M}\boldsymbol{\dot{u}} = \boldsymbol{J}\boldsymbol{f_c} + \boldsymbol{\lambda} \tag{1.10}$$

$$\boldsymbol{M}\boldsymbol{\dot{w}} = \boldsymbol{J}\boldsymbol{f_c} + \boldsymbol{\lambda} \tag{1.11}$$

Jは剛体の座標系から拘束条件の座標系へ変換するヤコビアンであり, w = Ju, f_c = J^Tλとなる.このように座標変換することで運動方程式と線 形相補性条件 (LCP)を各成分ごとに連立して解くことができる.

1.5.1 LCPの反復解法

LCPとして表された拘束の条件式はガウスザイデル法を用いて反復解法 で求めらることができる.以下,本節ではガウスザイデル法による解法を 解説する.拘束条件を組み込んだ運動方程式は次のようになる.

$$\dot{\boldsymbol{w}} = \boldsymbol{M}^{-1} \boldsymbol{J} \boldsymbol{f}_{c} + \boldsymbol{M}^{-1} \boldsymbol{\lambda} \tag{1.12}$$

$$w[t+1] = M^{-1}\lambda + w[t] + M^{-1}Jf_c$$
(1.13)

$$\boldsymbol{w}[t+1] = \boldsymbol{A}\boldsymbol{\lambda} + \boldsymbol{b} \tag{1.14}$$

このとき A は定数行列であり, b は定数ベクトルである.また, w やλ は式 1.6の u や f_eを拘束座標系へ変換するヤコビアンJ によって座標変換したも のである.ガウスザイデル法ではこの式を次のように変形する.

$$\boldsymbol{w}[t+1] = (\boldsymbol{D} - \boldsymbol{F})\boldsymbol{\lambda} + \boldsymbol{b} \tag{1.15}$$

$$D\lambda = F\lambda + w[t+1] - b \tag{1.16}$$

$$\boldsymbol{\lambda} = \boldsymbol{D}^{-1} \boldsymbol{F} \boldsymbol{\lambda} + \boldsymbol{D}^{-1} (\boldsymbol{w}[t+1] - \boldsymbol{b})$$
(1.17)

$$(\boldsymbol{A} = \boldsymbol{D} - \boldsymbol{F})$$

このときDは対角行列のような簡単な行列とする.式1.17を念頭に拘束力入 についての漸化式

$$\boldsymbol{\lambda}^{i+1} = \boldsymbol{D}^{-1} \boldsymbol{F} \boldsymbol{\lambda}^i + \boldsymbol{D}^{-1} (\boldsymbol{w}[t+1] - \boldsymbol{b})$$
(1.18)

を考える.この漸化式が収束する場合,λ は,式1.17を満たす.このことから,漸化式が収束する場合,λⁿが,求めたいλに近づいていくと考えられる.この漸化式は,行列Aが正定値の場合,収束することが知られており, 行列Aはその定義から正定となる.そこで,この漸化式を計算することで, λを求める.

この解法は繰り返し計算によって近似解を求めるものであり,拘束力の計 算精度は反復回数に依存するものとなる.LCP条件では, λ についての不等 式制約がある.これを反映させるために, λ^{i+1} を求めるまえに, λ^i が不等式 制約を満たすか確かめ,満たさない場合は,条件をみたすような λ'^{i+1} を求 め,これを式17に代入して, λ^{i+1} を求める.例えば図1.10(左)のような接触 などで使われる相補性拘束の場合, $\lambda^i < 0$ のときに $\lambda'^i = 0$ とする.これによ り拘束力が求められ,この拘束力から剛体の速度が計算できる.

1.5.2 拘束条件の相補性

本節では,拘束条件を等式条件か相補性条件として記述できることを示し,拘束力計算がLCPに帰着できることを示す.剛体の拘束運動をLCPへ帰着する方法を述べる.剛体群に作用する拘束力は等式拘束と相補性拘束に分けることができる.等式拘束は主に関節による剛体の連結を表現するために用いられる.相補性拘束は主に剛体同士の接触の表現に用いられる.

ここで等式拘束および相補性拘束によって拘束される速度ベクトルを*w_cと*おく.また,これに対応する拘束力ベクトルを入とおく.これらに適切なヤ コビアンJを用いて

$$\boldsymbol{w_c}[t] = \boldsymbol{J}[t]\boldsymbol{v}[t] \tag{1.19}$$

と表現できる.このときv[t]はある時刻tのときの剛体の速度を表す.

剛体の運動は常微分方程式であるNewton-Eulerの運動方程式に基づき以下のように記述される.

$$\boldsymbol{M}\boldsymbol{\dot{\boldsymbol{v}}} = \boldsymbol{f}[t] + \boldsymbol{J}[t]^T \boldsymbol{\lambda}[t]$$
(1.20)

ここで*M* は質量行列,*f*[*t*] は外力とコリオリ項を含むベクトルである.また,拘束条件は次のように記述される.

$$\boldsymbol{w}_{\boldsymbol{c}}[t] = \boldsymbol{0}(\boldsymbol{\mathfrak{S}} \boldsymbol{\mathfrak{T}} \boldsymbol{\mathfrak{H}} \boldsymbol{\mathfrak{R}}) \tag{1.21}$$

$$\boldsymbol{w_c}[t] \ge \boldsymbol{0}, \boldsymbol{\lambda}[t] \ge \boldsymbol{0}, \boldsymbol{w}[t]^T \boldsymbol{\lambda}[t] = \boldsymbol{0}(\boldsymbol{H} \neq \boldsymbol{h} \neq \boldsymbol{h})$$
(1.22)

ただし,ベクトルに関する不等号は,各成分について不等号が成り立つことを意味する.

この拘束条件を用いて1.5節で述べたように,拘束力,速度,位置の順に 計算していく.この拘束条件(式1.21,1.22)を1.14に代入することで拘束座標 系での拘束力を求めることができる.

これらをまとめると次のようになり, LCP に帰着される.

$$\boldsymbol{w_c}[t+1] = \boldsymbol{A}\boldsymbol{\lambda}[t] + \boldsymbol{b} \tag{1.23}$$

$$\boldsymbol{A} = \boldsymbol{J}[t]\boldsymbol{M}^{-1}\boldsymbol{J}[t]^{T}\boldsymbol{h}$$
(1.24)

$$\boldsymbol{b} = \boldsymbol{J}[t] \{ \boldsymbol{v}[t] + \boldsymbol{M}^{-1} \boldsymbol{f}[t]h \}$$
(1.25)

$$\boldsymbol{w}_{\boldsymbol{c}}[t+1] = \boldsymbol{0}(\boldsymbol{\mathfrak{S}} \boldsymbol{\mathfrak{T}} \boldsymbol{\mathfrak{H}} \boldsymbol{\mathfrak{R}}) \tag{1.26}$$

$$\boldsymbol{w}_{\boldsymbol{c}}[t+1] \ge \boldsymbol{0}, \boldsymbol{\lambda}[t] \ge \boldsymbol{0}, \boldsymbol{w}[t+1]^{T} \boldsymbol{\lambda}[t] = \boldsymbol{0}(\boldsymbol{H} \neq \boldsymbol{h} \neq \boldsymbol{h})$$
(1.27)

1.5.3 ばねダンパモデルの扱い

田崎ら[15]はばねダンパモデルをLCPへ帰着させ組み込みをおこなっている.小節1.5.2で定義した*w*_cに,ばねダンパが作用する速度変数として*w*_sを加えて考える.*w*_sについても式1.19と同様にヤコビアンを用いて,

$$\boldsymbol{w}_{\boldsymbol{s}}[t] = \boldsymbol{J}_{\boldsymbol{s}}[t]\boldsymbol{v}[t] \tag{1.28}$$

と表現できる.また,これに対応する拘束力(すなわちばね・ダンパ力)を λ_s とする.ばね・ダンパの力と速度の関係式は時刻tにおけるばねの変位 $q_s[t]$ を用いて,

$$\lambda_{\boldsymbol{s}}[t] = -\boldsymbol{K}\boldsymbol{q}_{\boldsymbol{s}}[t+1] - \boldsymbol{D}\boldsymbol{w}_{\boldsymbol{s}}[t+1]$$
$$\approx -\boldsymbol{K}(\boldsymbol{q}_{\boldsymbol{s}}[t+1] + \boldsymbol{w}_{\boldsymbol{s}}[t+1]h) - \boldsymbol{D}\boldsymbol{w}_{\boldsymbol{s}}[t+1]$$
(1.29)

と記述することができ、これを $w_s[t+1]$ について変形すると、

$$\boldsymbol{w}_{\boldsymbol{s}}[t+1] = -(\boldsymbol{D} + \boldsymbol{K}h)^{-1}\boldsymbol{\lambda}_{\boldsymbol{s}}[t] - (\boldsymbol{D} + \boldsymbol{K}h)^{-1}\boldsymbol{K}\boldsymbol{q}_{\boldsymbol{s}}[t]$$
(1.30)

ここで改めて w, J, λを以下のように定義しなおす.

$$\boldsymbol{w} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{w}_c \\ \boldsymbol{w}_s \end{bmatrix}, \boldsymbol{J} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{J}_c \\ \boldsymbol{J}_s \end{bmatrix}, \boldsymbol{\lambda} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{\lambda}_c \\ \boldsymbol{\lambda}_s \end{bmatrix}$$
(1.31)

と表記することで、小節2.2.1と同様に、

$$\begin{bmatrix} \boldsymbol{w}_{\boldsymbol{c}}[t+1] \\ \boldsymbol{w}_{\boldsymbol{s}}[t+1] \end{bmatrix} = \boldsymbol{A} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\lambda}_{\boldsymbol{c}}[t] \\ \boldsymbol{\lambda}_{\boldsymbol{s}}[t] \end{bmatrix} + \boldsymbol{b}$$
(1.32)

$$\boldsymbol{A} = \boldsymbol{J}[t]\boldsymbol{M}^{-1}\boldsymbol{J}[t]^{T}\boldsymbol{h}$$
(1.33)

$$\boldsymbol{b} = \boldsymbol{J}[t] \{ \boldsymbol{v}[t] + \boldsymbol{M}^{-1} \boldsymbol{f}[t]h \}$$
(1.34)

となる.ここで式1.30を式1.32に代入して*w*_sを消去し,残ったものを右辺に 移項させると,

$$\begin{bmatrix} \boldsymbol{w}_{\boldsymbol{c}}[t+1] \\ \boldsymbol{0} \end{bmatrix} = \tilde{\boldsymbol{A}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\lambda}_{\boldsymbol{c}}[t] \\ \boldsymbol{\lambda}_{\boldsymbol{s}}[t] \end{bmatrix} + \tilde{\boldsymbol{b}}$$
(1.35)

$$\tilde{\boldsymbol{A}} = \boldsymbol{J}[t]\boldsymbol{M}^{-1}\boldsymbol{J}[t]^{T}\boldsymbol{h} + \begin{bmatrix} \boldsymbol{0} & \boldsymbol{0} \\ \boldsymbol{0} & (\boldsymbol{D} + \boldsymbol{K}\boldsymbol{h})^{-1} \end{bmatrix}$$
(1.36)

$$\tilde{\boldsymbol{b}} = \boldsymbol{J}[t]\boldsymbol{M}^{-1}\boldsymbol{J}[t]^{T}\boldsymbol{h} + \begin{bmatrix} \boldsymbol{0} \\ (\boldsymbol{D} + \boldsymbol{K}\boldsymbol{h})^{-1}\boldsymbol{K}\boldsymbol{q}_{\boldsymbol{s}} \end{bmatrix}$$
(1.37)

を得る.上式より,ばね・ダンパ拘束は,係数行列・係数ベクトル $ilde{A}, ilde{b}$ を修正することで定義されるLCPとして表現できる.

第2章

提案

本研究ではリアルタイム物理シミュレータにおいて,回転の3自由度を持つ球関節に生物の関節のような可動域制約の組み込む.この章では解析法の物理シミュレータにおける可動域拘束の実現手法を提案する.本節では その手順の全体像を説明する.



図2.1 関節可動域拘束の手順

まず可動域を何らかの形で表現しておき,関節の現在の姿勢がこの範囲

に入っているのかどうかを判定する.入っていないときには可動域の中に戻 す.本研究では関節の可動範囲を表現するために関節でつながれた2剛体の 相対姿勢を表す座標系を用意し,この座標系内の自由曲面で囲まれた閉領 域として可動範囲を指定する.次に現在の2剛体の姿勢に対応する可動域 座標系上の点を求める.求めた点が指定した可動範囲を表す閉領域の中に 入っているかどうかを確認する.可動範囲を表す閉領域の外にあった場合に は閉領域内で最も現在の姿勢を表す点に近い点を探し,その点へ戻す.以 上の操作で可動域内に関節の姿勢を戻すことはできるが,関節で結ばれた 2剛体の相対速度が可動域の外へ出ようとする方向に働いている場合,関 節にはこの速度を打ち消すような拘束力が働くと考えられる.この拘束力 の方向は可動域の境界を表す自由曲面の法線方向になる.自由曲面の法線 方向は曲面状の点の位置によって異なる.そこで拘束力を1変数で表すため に,拘束力を新たに用意して,拘束力の計算をおこなう.新たに拘束力座標 系を取ることで1.5.1節(図1.10)で述べたような相補性拘束として,この拘束 を扱うことができる.これにより,可動域拘束のための拘束力の計算を他 の拘束力と同様にシミュレータの拘束力計算部分でおこなうことができる ようになる.図2.1は上記の計算手順をまとめたものである.以下では図2.1 に沿って上から順に可動域拘束の実現手法を説明していく.

2.1 可動域の指定

本研究では球関節に可動域制約を組み込む.球関節は回転方向の3自由度 を持つ.この3自由度に対して可動域の設定をするためにオイラー角の一 種であるスイングツイスト座標系(図2.2)を用いる.このスイングツイスト 座標系を用いるのは,関節の可動域を関節の倒れこみであるスイング方位 角,スイング角と関節軸周り回転であるツイスト角に分けて考えることが でき,可動域を表現した際に直感的に分かりやすいためである.また,肩関 節などといった生き物の関節の可動域境界は,スイング方位角とスイング 角の2自由度では相関が強く,スイング方位角とスイング角の2次元内の自 由曲線の形式で詳細な指定ができることが望ましい.スイングツイスト座



図 2.2 スイングツイスト角座標系

標系での各成分の角度は,図2.2のように倒れる方向(スイング方位角)∲,倒 れこみ角(スイング角)θ,2剛体間の姿勢を表現するひねり角(ツイスト角)ψ となる.このとき剛体の位置の動きはスイング方位角,スイング角によって 定まり,その位置での姿勢がツイスト角で表される.

可動域を指定する際にはまず関節の倒れこみの限度を指定するためにス イング方位角,スイング角について可動域の指定をおこなう.このときス イング方位角,スイング角を極座標表示することで直感的に可動域を指定 できるようにした(図2.3).

図2.3 はスイング方位角・スイング角の極座標表示で示す.座標平面上の1 点がスイング方位角・スイング角の組($\phi \ \theta$)に対応する.ここでスイング角 については,原点が $\theta = 0^\circ$,最も外側の円が $\theta = 180^\circ$ に対応する.また,スイ ング方位角については,原点から右向きの半直線上の点が $\phi = 0^\circ$ に対応する ものとし, $0^\circ \le \phi \le 360^\circ$ の範囲で反時計回りに偏角をとるものとする.関節 可動域は,極座標表示されたスイング方位角・スイング角平面上のエルミー トスプライン曲線によって指定する.具体的には,曲線の通過点(図2.3 紫 の点)を複数定義し,通過時の曲線の傾きを指定することによって可動域を 定義する.

ツイスト角 ψの可動域指定は,スイング方位角・スイング角の可動域の定



図 2.3 関節 可 動 域

義において指定したスプライン曲線の各通過点に対し,関節が対応するス イング角・スイング方位角をとった場合のツイスト角の最大値・最小値を指 定するという形でおこなう.スイング角がθ=0°,180°となる場合,関節はス イング方位角によらず同じ状態をとるため,ツイスト角の可動域もスイン グ方位角によらず一定の値をとる必要がある.一方前述のように可動域の 境界上の通過点についてツイスト角可動域を指定した場合,一般にはスイ ング方位角に依存して異なるツイスト角可動域を指定することができる. このことから,スイング角がθ=0°,180°の場合に対応するツイスト角の可 動域は別に指定するものとした.以上のように指定された値を用い,関節 が任意のスイング方位角・スイング角をとった際のツイスト角の可動域は, それぞれ指定された値から線形補間することによって決定するものとした. このようなツイスト角の可動域は,スイング角・スイング方位角を極座標表 示した平面に直交する座標軸を加え,図2.4のような円筒座標とすることで 表現することができる.



図 2.4 関節可動域の例

2.2 可動域の内外判定

拘束力の有無を決定するためには,現在の関節の姿勢が可動域の中にあ るか外にあるかを調べる必要がある.スイングツイスト座標系で指定され た可動域の内外にあるかを判定するため,まず現在の関節の姿勢をスイン グツイスト座標系に変換する.計算した姿勢に対してまずスイング方位角, スイング角が可動域に入っているかを確認する.次にツイスト角が可動域 内にあるかを確認する.

スイング方位角,スイング角については,直前のステップにおける関節の 姿勢を表す点から現在のステップにおける姿勢を表す点を結ぶ線分と,可 動域を表す曲線の間に交点があるかを調べた.交点がない場合には可動域 内を移動しているため拘束力の発生はない.交点がある場合には現在の姿 勢が可動域の外に移動するため,関節姿勢を可動域内に保つように拘束力 を発生する必要がある.

関節の姿勢が可動域外に出ていた場合は関節可動域内の姿勢で,現在の 姿勢から最も近い姿勢(近傍姿勢)を求め,関節の姿勢を可動域内に引き 戻す.このとき最近傍の判断はスイングツイスト座標系でのユークリッド距 離に基づいておこなうものとした.この最近傍姿勢は,内外判定のときに 算出された交点の周辺となる.このことから,算出された交点を微小区間 に区切って繰り返し探索することで可動域内の最近傍姿勢を求めた.この ようにして求めた可動域内の再近傍姿勢へ関節の姿勢を修正することで関 節姿勢を可動域内に保つ.

ッイスト角可動域の内外判定では,スイング方位角,スイング角につい て関節姿勢が可動域内にあった場合には,現在のスイング方位角,スイング 角におけるツイスト角の可動域を計算し現在のツイスト角がその範囲にあ るかを確認した.また,スイング方位角,スイング角について関節姿勢が 可動域外であった場合には,スイング方位角・スイング角について可動域内 の最近傍姿勢を算出したのち,最近傍姿勢に対応するツイスト角の可動域 について内外判定をおこなった.

2.3 速度の拘束

関節姿勢が可動域外にある場合には次のステップで可動域の外側に向かう速度が働かないように拘束力を与える必要がある.解析法の物理シミュレータにおいて拘束力はLCPで定式化された拘束条件を解くことにより計算される(1.5節).例えば1軸の関節であれば可動軸に対する拘束条件は容易に定式化され,拘束力の計算をおこなうことができる.しかし球関節の可動域制限など複数の可動軸に対する可動域拘束では,拘束時の関節姿勢によって拘束力の働く方向が異なるため,拘束条件が複数の座標変数に依存するものとなってしまい,1変数に関するLCPとして定式化することができない.このことから,拘束条件を1軸に対するLCPとして定式化できるような座標軸をその都度算出して用いることを考える.

例えば図2.5のような2軸の平面に三角形の可動域がある状況を考える.関節姿勢を*e*₁の軸と*e*₂の軸で表現した場合,可動域拘束は,この座標系では *Ae*₁+*Be*₂ < *C*(A,B,C:定数)のように複数の軸に対する拘束条件となってしま い,LCPによる定式化となっていない.そこで,拘束条件をLCPで定式化で きるようにするため座標変換をおこなう.図2.5の*e*₃軸のように可動域と垂 直になる新たな座標軸を取り,これを拘束軸と呼ぶ.この拘束軸に関して



図 2.5 拘束軸の取り方

拘束条件を記述するとe₃ < Cという単純な式となり,拘束力と速度の関係を 線形相補性問題に定式化することができる.このように関節姿勢を拘束軸 を既定の一つとする座標系へ座標変換することで,関節可動域制限を剛体 の接触と同様に線形相補性問題として扱うことができる.

このような座標系の変換はヤコビアンを書き換えることでおこなうこと ができる.拘束力の計算は拘束の座標系上でおこなわれる.このような計 算は剛体の座標系における速度を拘束の座標軸における速度に変換するヤ コビアンを用いることでおこなわれている.

$$M\dot{\boldsymbol{u}} = \boldsymbol{f_c} + \boldsymbol{f_e} \tag{2.1}$$

$$M\dot{\boldsymbol{u}} = \boldsymbol{f_c} + \boldsymbol{J}^t \boldsymbol{\lambda} \tag{2.2}$$

$$J\dot{u} = M^{-1}Jf_c + M^{-1}\lambda \tag{2.3}$$

$$\dot{\boldsymbol{w}} = \boldsymbol{M}^{-1} \boldsymbol{J} \boldsymbol{f}_c + \boldsymbol{M}^{-1} \boldsymbol{\lambda} \tag{2.4}$$

式 2.1 は 剛体の座標系 (図 2.6 黒) での運動方程式であり,式 2.2 の λ は拘束の座標系 (図 2.6 赤) 上で見た拘束力である.このとき,ヤコビアン J は剛体の座標



図 2.6 剛体の接触

系から拘束の座標系への変換ヤコビアンであり,変換ヤコビアンを書き換 えることで可動域拘束を記述する座標軸を変化させ,任意の座標軸を用い るようにすることができる.

剛体同士の運動を拘束するために必要な座標軸は本来並進運動と回転運動の6軸であるが,球関節では並進運動はもともと拘束されているため,球 関節の可動域制限を計算する場合には回転3自由度のみを考えれば十分で ある.そのため,ヤコビアンJは最大でも3×3行列となる.実際には,ヤコ ビアンによる座標変換がおこなわれた後には,拘束力を作用させるべき拘 束軸のみが残れば十分である.本手法ではスイング方位角・スイング角によ る拘束と,ツイスト角による拘束の2つに分けて考えるため,このヤコビア ンはスイング方位角・スイングによる拘束,ツイスト角による拘束のどちら かに拘束力が発生する場合には1行,両方ともに拘束力が発生する場合に は2行となる.

第3章

実装

本研究では解析法の物理シミュレータ(Springhead2)へ提案手法による可 動域拘束の組み込みをおこなった.本章では実装した球関節の可動域拘束 の詳細について以下の順に説明する.

まず,可動域の境界を設定するための方法として,指定された可動域境界 の通過点の補間方法を述べる.次に関節の現在の姿勢の計算および,その 姿勢が指定した可動域内にあるかの判定法について述べる.さらに,可動 域の外にある場合に可動域内の最近傍姿勢を求める方法について述べる. そののち,拘束力の座標変換をおこなうヤコビアンの算出法,およびヤコ ビアンを使った拘束力の計算法について述べる.最後に解析法のシミュレー タ本来のヤコビアンについて説明し関節可動域拘束の計算をするためのヤ コビアンと他の拘束ヤコビアンの扱いについて述べる.

3.1 可動域の設定

可動域の境界となる曲線の指定は,曲線の通過点を指定することによって おこなうものとした.ここでは,各通過点から曲線を求める補間に利用し た関数や式について説明する.

本研究で実装した方法とは別に検討した補間方法について先に述べる. 本手法において関節可動域は図2.3に示すスイング方位角・スイング角を極 座標で表示した平面内の閉曲線によって指定する.このとき閉曲線を定義 するために指定する曲線の通過点をここでは拘束点と呼ぶ.拘束点の個数 は任意であるが,スイング方位角が0℃なる位置に1点指定し,拘束点の数 をn点とする.指定した拘束点の間を補間して可動域とする.補間する方法 としてまず,スイング角をスイング方位角の関数として定義するエルミー



図 3.1 スイングツイスト角座標系

トスプラインによる可動域の指定を考えた.このとき補間によって得られ る曲線は次の式で表すことができる.

$$\theta_{lim} = A\phi^3 + B\phi^2 + C\phi + D \tag{3.1}$$

$$A = 2\phi_{i+1} - 2\phi_1 + \dot{\phi}_{i+1} + \dot{\phi}_1 \tag{3.2}$$

$$B = 3\phi_1 - 3\phi_{i+1} - 2\dot{\phi}_1 - \dot{\phi}_{i+1} \tag{3.3}$$

$$C = \dot{\theta}_i \tag{3.4}$$

$$D = \theta_i \tag{3.5}$$

このときiは拘束点の番号(1 ≤ *i* ≤ *n*−1)である.このように定義された可 動域境界では,一つのスイング方位角に対して必ず一つのスイング角が対 応する.そのため,図3.2のような可動域を指定することができない.

次に拘束点の間を線形に補間する手法を考えた.この手法では,拘束点 で可動域の境界線が微分不能になり安定にシミュレーションできない.その ため拘束点付近で可動域の境界を表す直線同士を微小の円で接続すること で滑らかな可動域境界を定義するものとした.このような指定方法では図 3.2のような関節可動域を指定することができるが,生物の関節は曲線の可 動域を持っているため直線の組み合わせによる可動域指定では多数の拘束 点を必要としてしまう.

以上の検討から,本研究では拘束点の間を媒介変数を用いたエルミート



図3.2指定できない可動域

スプラインによって補間したものを可動域拘束の境界として用いることとした.指定した拘束点数をn点として,各拘束点の番号をiとする.ある拘束点とそこから補間によりつながる拘束点のスイング方位角,スイング角,ツイスト角はそれぞれ(ϕ_i, θ_i, ψ_i),($\phi_{i+1}, \theta_{i+1}, \psi_{i+1}$)とおける.このときそれぞれの拘束点の間は次の式で補間する.

$$\phi_{lim} = A_{\phi}t^3 + B_{\phi}t^2 + C_{\phi}t + D_{\phi}$$
(3.6)

$$A_{\phi} = 2\phi_i - 2\phi_{i+1} + \dot{\phi}_i + \dot{\phi}_{i+1} \tag{3.7}$$

$$B_{\phi} = 3\phi_{i+1} - 3\phi_i - 2\dot{\phi}_{i+1} - \dot{\phi}_i \tag{3.8}$$

$$C_{\phi} = \phi_i \tag{3.9}$$

$$D_{\phi} = \phi_i \tag{3.10}$$

$$\theta_{lim} = A_{\theta}t^3 + B_{\theta}t^2 + C_{\theta}t + D_{\theta} \tag{3.11}$$

$$A_{\theta} = 2\theta_i - 2\theta_{i+1} + \dot{\theta}_i + \dot{\theta}_{i+1} \tag{3.12}$$

$$B_{\theta} = 3\theta_{i+1} - 3\theta_i - 2\dot{\theta}_{i+1} - \dot{\theta}_i \tag{3.13}$$

$$C_{\theta} = \dot{\theta}_i \tag{3.14}$$

$$D_{\theta} = \theta_i \tag{3.15}$$

このときtは媒介変数であり, $(0 \le t < 1)$ を満たす. $\dot{\phi}_i, \dot{\theta}_i$ はt = 0のときの微分係数, $\dot{\phi}_{i+1}, \dot{\theta}_{i+1}$ はt = 1のときの微分係数である. 拘束点の区間ごとにこの式

を用いて補間をおこない,得られる曲線をスイング方位角,スイング角平 面の可動域の境界とした.この補間によって得られる曲線を可動域曲線と 呼ぶ.

ッイスト角の可動域についてはスイング方位角,スイング角平面上の各 拘束点に対して可動域の最大値と最小値を与えるものとした.ここから, 可動域内の各点について,スイング方位角・スイング角に対応するツイスト 角可動域の値を補間によって求める必要がある.可動域曲線上の点につい ては,拘束点で挟まれた各区間について,両端の拘束点でのツイスト角可 動域から線形補間することによって決定するものとした.このときの補間 の式は次のようになる.

$$\psi_{lim} = (1-t)\psi_i + t\psi_{i+1} \tag{3.16}$$

次に可動域曲線で囲まれた可動域内部の各点について対応するツイスト角 可動域を求める補間について考える.スイング角 $\theta = 0$ °,180°の場合に対応 して,スイング方位角によらないツイスト角可動域を指定しておくことが 必要である.これを用い,可動域内の任意のスイング方位角・スイング角に おけるツイスト角の可動域制限の値 $\psi_l im$ は, $\theta = 0$ °に対応するツイスト角 の可動域 ψ_c と式3.16によって求めた可動域曲線上のツイスト角の可動域制限 との間を2次式で補間することで計算するものとした.

$$\psi_{lim} = \left(1 - \left(\frac{\theta_{now}}{\theta_{lim}}\right)^2\right) \{(1-t)\psi_i + t\psi_{i+1}\} + \left(\frac{\theta_{now}}{\theta_{lim}}\right)^2 \psi_c$$
(3.17)

ただし, θ_{now} は現在のスイング角の角度である.

3.2 現在の関節姿勢の計算

指定した可動域に対して,関節の現在の姿勢が可動域の内側に入っている かを判定するために,関節の姿勢をスイングツイスト座標系で求める.今 回実装の対象とした物理シミュレータでは関節の姿勢をクォータニオンで表 しているため,クォータニオンからスイングツイスト座標系での角度のを 計算する.ここで求めたスイングツイスト座標系での関節角度を用いて関節が可動域内にあるかの判定をおこなう.求める関節角度はスイング方位角,スイング角,ツイスト角の3つでありそれぞれの計算方法は次のようになる.

まずスイング角を計算する .スイング方位角 ,スイング角 ,ツイスト角が すべて0 ℃なる姿勢を関節の基準姿勢とし ,基準姿勢における関節子剛体 座標系 z 軸の向きの単位ベクトルを viとする .基準姿勢から現在の姿勢へ変 換する行列 J_c は次の通りである .

現在の姿勢への変換ヤコビアンJ_cは次のように計算できる.

$$\boldsymbol{J_{c_{Ez}}} = Xjrel \begin{bmatrix} 0; & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} Xjrel^*$$
(3.18)

$$\boldsymbol{J_{c_{Ex}}} = Xjrel \begin{vmatrix} 0; & 1 & 0 & 0 \end{vmatrix} Xjrel^*$$
(3.19)

$$\boldsymbol{J_{c_{Ey}}} = \boldsymbol{J_{c_{Ez}}} \times \boldsymbol{J_{c_{Ey}}} \boldsymbol{J_{c}} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{J_{c_{Ex}}} & \boldsymbol{J_{c_{Ey}}} & \boldsymbol{J_{c_{Ez}}} \end{bmatrix}^{T}$$
(3.20)

ただし*Xjrel*は関節を作る2剛体の相対姿勢を表すクォータニオンであり, *Xjrel**は*Xjrel*の共役クォータニオンである.この行列*J*_cとv_lより関節のス イング角は次式で求められる.

$$\theta = \arccos(\boldsymbol{v}_l \cdot \boldsymbol{J}_{\boldsymbol{c}_{\boldsymbol{E}_{\boldsymbol{z}}}}) \tag{3.21}$$

 $\neg T$

$$\boldsymbol{P} = \boldsymbol{J}_{\boldsymbol{c}_{\boldsymbol{E}\boldsymbol{z}}} \boldsymbol{L}_{\boldsymbol{center}} \tag{3.22}$$

$$\phi = atan(\frac{P_y}{P_x}) \tag{3.23}$$

ただし ϕ は $0 \le \phi < 360$ °とする.

次にツイスト角を計算する.剛体座標系におけるz軸基底ベクトル $\begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$ を e_z とおく. 関節を構成する2つの剛体間の相対的な回転を表すクォータニオンを $Q = {}^t \begin{bmatrix} w_q & v_q \end{bmatrix}$ とすると,ツイスト角は次のように計算される.

$$\boldsymbol{v}_{\boldsymbol{p}} = \frac{0.5 \cdot \boldsymbol{e}_{\boldsymbol{z}} + \boldsymbol{J}_{\boldsymbol{c}_{\boldsymbol{E}\boldsymbol{z}}}}{|0.5 \cdot \boldsymbol{e}_{\boldsymbol{z}} + \boldsymbol{J}_{\boldsymbol{c}_{\boldsymbol{E}\boldsymbol{z}}}|} \times \boldsymbol{e}_{\boldsymbol{z}}$$
(3.24)

$$\boldsymbol{w}_{\boldsymbol{p}} = \sqrt{1 - |\boldsymbol{v}_{\boldsymbol{p}}|^2} \tag{3.25}$$

$$\begin{bmatrix} w_{\psi} \\ v_{\psi} \end{bmatrix} = PQ \tag{3.26}$$

$$\psi = \begin{cases} \arccos(w_{\psi}) & (\boldsymbol{v}_{\phi} \boldsymbol{\mathcal{O}} \ z \ \vec{\boldsymbol{\mathsf{b}}} \ \boldsymbol{\mathscr{D}} > 0) \\ -\arccos(w_{\psi}) & (\boldsymbol{v}_{\phi} \boldsymbol{\mathcal{O}} \ z \ \vec{\boldsymbol{\mathsf{b}}} \ \boldsymbol{\mathscr{D}} < 0) \end{cases}$$
(3.27)

ただし, $m{P}={}^t egin{bmatrix} w_p & v_p \end{bmatrix}$ である.

3.3 可動域内にあるかの判定

前節の手法によって求めた関節のスイング方位角,スイング角,ツイスト 角を用いて関節の現在の姿勢が指定した可動域の中にあるかを調べる.本 実装では,1ステップ前に可動域内だった場合と,1ステップ前に可動域を違 反していた場合とで場合分けして可動域の違反の有無を調べる手法とした. これは可動域を違反した場合に可動域を戻す位置を計算するための目安と なる姿勢を求めるためである.この姿勢を求める方法については次節で説 明する.本節では可動域内にあるかどうかの判定方法について述べ,次節 で関節姿勢の引き戻し先となる可動域内の位置の計算について述べる.

1ステップ前で可動域を違反していなかった場合,スイング方位角,スイン グ角を極座標とした平面において,1ステップ前の関節の姿勢から現在の関 節の姿勢へ向かうベクトルを計算する.このベクトルと可動域曲線との間 に交点があるかを計算する.交点がない場合には,可動域の中で移動して いるため,関節姿勢は可動域を違反していない.交点を持つ場合には可動 域の中から外へ姿勢が変移しているため可動域を違反している.(図3.3の ベクトルA)



図3.3 拘束の判定

1ステップ前のスイング方位角,スイング角を ϕ_{bef} , θ_{bef} ,現在のスイング方 位角,スイング角を ϕ_{now} , θ_{now} ,前のステップのスイング方位角,スイング角 を ϕ_{last} , θ_{last} とすると,二つを結ぶベクトルは次のように表せる.

$$\theta = \alpha \phi + \beta \tag{3.28}$$

ただし
$$\rho = \frac{\theta_{now} - \theta_{last}}{\phi_{now} - \phi_{last}}$$
(3.29)

$$\beta = \frac{\phi_{now}\theta_{last} - \theta_{now}\phi_{last}}{\phi_{now} - \phi_{last}}$$
(3.30)

スイング方位角・スイング角は式 3.6,3.11 によって計算される.式 3.28 にスイング方位角,スイング角を代入すると,関節姿勢の変化を表すベクトルと可動域曲線の交点を求める方程式は,tの3次式となり,式 3.31,3.32 のように表される.

$$A_{\theta_i}t^3 + B_{\theta_i}t^2 + C_{\theta_i}t + D_{\theta_i} = \alpha(A_{\phi_i}t^3 + B_{\phi_i}t^2 + C_{\phi_i}t + D_{\phi_i}) + \beta$$
(3.31)

$$(A_{\theta_i} - \alpha A_{\phi_i})t^3 + (B_{\theta_i} - \alpha B_{\phi_i})t^2 + (C_{\theta_i} - \alpha C_{\phi_i})t + (D_{\theta_i} - \alpha D_{\phi_i}) = 0$$
(3.32)

ただしiは拘束点間の区間の番号である.また,可動域曲線を表す媒介変数 の定義から0<t<1とする.すべての拘束点間の区間において3次方程式を 計算し解を求める.すべての拘束区間においてこの方程式を解く.解がない 場合には可動域の内部での移動であり,可動域を違反していないと判定す る.解がある場合にはベクトルと可動域曲線との間に交点が存在する.こ こで1ステップ前には可動域内であったので,関節の姿勢が可動域の内側か ら外側へ移動してたことを意味しており,可動域を違反していると判定さ れる.また,交点が複数見つかる場合には図3.3Bのように拘束曲線を突き 抜けて可動域へ戻っていることが考えられるため,同様に可動域拘束を違 反していると判定する.この場合,1ステップ前の状態に最も近い交点に接 したときに拘束力を加えこの交点付近に戻るようにする必要がある.

前のステップで拘束していた場合には現在のスイング方位角と拘束曲線 のスイング方位角の一致する点を求めその点のスイング角と現在の姿勢の スイング角の大小を比べて可動域を違反しているかを判定した.現在のス イング方位角を ϕ_{now} とすると次の3次方程式を解くことで媒介変数が求め られる.

$$A_{\phi_i}t^3 + B_{\phi_i}t^2 + C_{\phi_i}t + D_{\phi_i} = \phi_{now}$$
(3.33)

これにより求められた媒介変数を式3.11に代入することで可動域曲線上の スイング角を求め,求めたスイング角と現在のスイング角の値を比べ拘束 の有無の判定をした.

ッイスト角の可動域違反判定は,スイング方位角・スイング角の可動域違 反がない場合には式3.17でツイスト角可動域を求め,関節の現在のツイス ト角の値と比べて可動域を違反していないか調べる.スイング方位角,ス イング角で可動域違反がある場合には,式3.16を用いて,関節姿勢が可動域 内へ引きもどされた位置のスイング方位角・スイング角に対応するツイス ト角可動域を計算する.計算された可動域を用いて,現在の姿勢が可動域 に入っているのかを確認した.

3.4 近傍姿勢の計算

関節の現在の姿勢が可動域拘束を違反している場合,可動域内となるよう関節姿勢を戻す.本節ではその計算法を述べる.関節姿勢の引き戻しの目標姿勢は,可動域を違反した現在の姿勢から最も近い可動域内の姿勢であり,可動域曲線上の姿勢となる.この姿勢を近傍姿勢と呼ぶ.

近傍姿勢は1ステップ前の関節の姿勢から現在のステップの関節の姿勢の 間にあり,式3.32で求めた交点の近傍に存在する.そこで,可動域の違反が 新たに発生したステップにおいては,可動域違反判定の過程で求められる 交点に対応する可動域曲線の媒介変数tを求め,これを基準としてtを微小 変化させた点を新たに求め,スイング方位角・スイング角平面で現在の関節 姿勢に対応する点トのユークリッド距離が極小値となる姿勢を求め近傍姿 勢とした.また,1ステップ前ですでに可動域を違反していた場合には,1ス テップ前における近傍姿勢から媒介変数tを微小変化させユークリッド距離 が極小となる姿勢を求めた.

ッイスト角の可動域については,1自由度の可動域であるため,可動域を 違反している場合には,可動域範囲の境界を近傍姿勢とした.

3.5 拘束軸の計算

ヒンジジョイントのような1軸の関節に対する可動域制限では,拘束条件 が線形相補性問題(LCP)として定式化されるため解析法のシミュレータにそ のまま組み込むことができる.

しかし球関節の可動域拘束では,座標系を変換しない場合可動域の拘束 条件が2変数に渡ったものになるためLCPとして定式化できず,そのまま解 析法のシミュレータに組み込むことはできない.そこで拘束条件を1変数に ついてのLCPの拘束条件を用いて定式化できるような拘束軸を計算し,こ の軸について拘束条件を立てシミュレータへの組み込みをおこなう.ここで はこの拘束軸の計算について述べる.

現在の姿勢のスイング角・スイング方位角を θ_n, ψ_n とし,可動域内の近傍 姿勢のスイング角・スイング方位角を θ_l, ψ_l とすると,拘束軸tanLineは次の ように計算できる.

$$tanLine = \frac{(\theta_l - \theta_n, \phi_l - \phi_n, 0)}{|(\theta_l - \theta_n, \phi_l - \phi_n, 0)|} \boldsymbol{J_c}$$
(3.34)

ここで*J*_cは関節を基準姿勢から現在の姿勢へ変換するヤコビアンである. 拘束法の計算を,このように求めた拘束軸を基底の一つとする座標系上で おこなうことによって,可動域拘束をLCPで定式化することができる.

実際には,拘束軸を計算して座標変換を行うのではなく,解析法のシミュ レーションにおいて剛体の座標系から関節の座標系に変換するためのヤコ ビアンJを書き換えることで,関節の座標系が拘束軸を含む座標系となる ように実装をおこなった.

次にヤコビアンJの書き換えについて詳述する.拘束法のシミュレーションでは,剛体の座標系をヤコビアンJで変換して関節の座標系を求め,関節の座標系上で拘束条件を記述することで計算をおこなっている.また,関節の現在の姿勢は,標準姿勢における関節姿勢を現在の関節姿勢に変換するヤコビアンJ_cによって表現される.

剛体の座標系から関節の座標系へ変換するヤコビアンJは6×6行列だが, 左上の3×3(並進成分)と右下の3×3(回転成分)以外には値は入っていない. また並進方向の運動を表す部分は球関節では固定されているため使用され ない.そのためヤコビアンJの左下の3×3の成分(以下J_wとする)のみを書 きかえればよい.また,関節の座標系を変換するヤコビアンJ_cはJ_wに対応 する回転成分を表す3×3行列となる.

*J*_cの1行目の成分が関節のスイング角,2行目の成分がスイング方位角,3 行目の成分がツイスト角の拘束軸をつくる座標系となるよう*J*_cを構成する 必要がある.関節の座標系をこの3種類の拘束軸すべてを基底とする座標 系とすることで,同時に拘束力の計算をおこなうことができる.以上より可 動域拘束のための書き換え後のヤコビアン*J*_{cn}を式3.35のように計算する.



図3.4 ヤコビアンの中身

$$\boldsymbol{J_{cn}} = \frac{(\theta_{now} - \theta_{lim}, \psi_{now} - \psi_{lim})}{|(\theta_{now} - \theta_{lim}, \psi_{now} - \psi_{lim})|} \boldsymbol{J_c}$$
(3.35)

ヤコビアン*J_{cn}*を用いて,剛体の座標系から,各拘束軸を基底とする関節座 標系への変換をおこなうことができる.

3.6 関節可動域の拘束力の計算

可動域を違反している場合には近傍姿勢へ戻し,可動域を違反する方向 に速度が生じないような拘束力を与える.この拘束力は前節で求めた拘束 軸を用いることでLCPの拘束条件に基づいて計算することができる.ここ ではこの拘束軸上で与えた拘束力について述べる.

関節姿勢の可動域外への侵入量に比例した速度によって関節を可動域内 へ引き戻す.比例係数cは適切に定める必要がある.このような速度が実現 するよう拘束力の計算をおこなう.このとき拘束力と速度の関係式は次の ようになる.

$$\boldsymbol{w} = \boldsymbol{A}\boldsymbol{\lambda} + \boldsymbol{b} \tag{3.36}$$

$$\boldsymbol{A} = \boldsymbol{0} \tag{3.37}$$

$$\boldsymbol{b} = c * diff \tag{3.38}$$

ここで*diff*は侵入量である.

式 3.36 は, 侵入量 *diff* を0とするよう拘束力をPD制御していると考える ことができる.このとき係数 *A*, *b* は *diff* に対するバネ・ダンパ係数である. *A*, *b* に適切なバネダンパ係数を設定することにより, 可動域境界の壁を軟ら かいバネダンパで構成することも可能である.これにより,関節姿勢を常 に可動域内にとどめようとする「硬い可動域」だけでなく,強い力を加える と比例して可動域外に出ることができる「軟らかい可動域」を実現するこ ともできる.

3.7 拘束力の計算

関節座標系を拘束軸ベースのものに変換するヤコビアンと,拘束法のシ ミュレータで一般に用いられる拘束力を計算するためのヤコビアンとの関 係と取り扱いについて述べる.

一般に剛体同士の相対運動は並進と回転の計6自由度を持つ.接触や関節 など剛体同士の拘束を計算する場合,これら6自由度のうち拘束すべき自 由度を選んで拘束力を作用させる必要がある.例えば球関節を実現するた めの拘束条件は並進方向の相対運動を0とするものであり,3自由度を拘束 する条件となる.さらに球関節の姿勢をPD制御する場合は,回転方向の3 自由度に対する拘束条件として書かれる.

本手法の実装対象としたシミュレータでは,従来,6変数のそれぞれにつ いて拘束条件の対象となる自由度であるかをチェックし,拘束条件の対象と なっている自由度について拘束力を計算していた.このとき,関節を実現す る拘束条件と関節姿勢のPD制御を実現する拘束条件は別個に取り扱い,そ れぞれについて拘束すべき自由度のチェックと拘束力の計算を行っていた.

しかし、ヤコビアンによる関節座標系への変換後、拘束力を計算するためには、変換後の座標空間には拘束にかかわる自由度のみが残れば十分である.そのため、剛体の相対運動の6自由度すべてをヤコビアンによって変換し、変換後の6自由度の関節座標系について各拘束条件ごとに拘束自由度のチェックと拘束力の計算を行う方法は無駄が多い.

このことから,拘束すべき自由度を並べた空間への変換を行うようヤコ ビアンを構成することで,ヤコビアンの計算を必要最低限の自由度につい てのみ行うようにするとともに,関節を実現する拘束条件と関節姿勢のPD 制御を実現する拘束条件を同時に一つのヤコビアンで取り扱えるようにし た.すなわち,関節の実現と関節姿勢のPD制御はそれぞれ並進と回転の各 3自由度ずつ,計6自由度についての拘束となる.このことから,両方の拘 束に必要となる関節座標系は6自由度の空間であり,同じく6自由度を持つ 剛体座標系からの変換は6x6のヤコビアンによってなされることとなる.

一方,関節の可動域制限を実現する拘束条件のためには,姿勢のPD制御 とは別個に,拘束軸に基づく1ないし2自由度の変数が必要となる.関節可 動域に関する拘束は関節姿勢が可動域を違反した場合にのみ必要となるた め,可動域拘束に関する変換を関節座標系へ変換するヤコビアンに組み込 んだ場合,可動域を違反した場合のみヤコビアンの次元を7x6ないし8x6と する必要が生じる.このように次元が可変の行列を扱うことは計算量の増 加を招くため,本実装では可動域拘束のための拘束軸に基づく座標系への 変換は別個のヤコビアンを用意しておこなうものとした.

第4章

評価

第2章で提案し,第3章で実現方法を示した,複雑な関節可動域拘束の物 理シミュレータへの組み込み手法の有効性とキャラクタ動作への効果を確か めるために評価をおこなった.有効性の確認では,人の肩関節の可動域を物 理シミュレーション内のバーチャルヒューマンの型関節に適用し,可動きが安 定に再現できるか確かめた.また,キャラクタ動作への効果の確認では,可 動域を組み込むことで,不自然な姿勢をとることができるかどうかと,自 然な動作を生成できるかどうかを確かめた.



4.1 提案手法の有効性の確認

図4.1 可動域を入れた人型モデル

提案手法が期待通り可動域拘束を実現できるかどうか確認するため,図 4.1に示すバーチャルヒューマンの肩関節に対して可動域制約の組み込み動 作確認をおこなう実験をおこなった.このバーチャルヒューマンは17個の剛 体でできており,可動域拘束の対象となる腕の部分では,肩と手首に球関 節を用い,肘にはヒンジ関節を用いている.実験では,まず人の肩関節の 可動域を計測し,これに近い可動域をバーチャルヒューマンの型関節に組み 込むことで,人の肩関節のような複雑な可動域拘束を設定できることを確 認する.次に拘束の有無によるバーチャルヒューマンの腕の動きの違いを確 かめ,可動域を入れることで,人に近い動きを生成できるようになるかど うか確かめた.

4.1.1 人の関節可動域の計測

人の肩関節の可動域を光学式3次元位置計測装置OPTOTRAKを用いて計 測した.図4.2のように肩に3点(裏に1点)と肘に4点(裏に1点)のマーカを配置 した.このとき肩のマーカは体の正面と上,後に配置し,肘のマーカは肘を 1周するように90度刻みで配置してデータの取得をおこなった.OPTOTRAK では,マーカが体の影に隠れたり,マーカの向きがOPTOTRAKと逆向きに なる場合などには,そのマーカの位置を計測することができなくなる.そ こで,7点のマーカのうちで取得できたマーカの位置に応じて関節の向き を推定した.推定は次のような手順でおこなった.まず,肘のマーカから肘 の中心位置の推定をおこなう.このとき肘のマーカは3点必要となる.次に 肩のマーカの位置と,肘の中心位置から肩の中心位置の推定をした.肘の 中心位置と肩の中心位置を結ぶベクトルが関節の向きとなる.また,デー タ取得をする際に,肩を真横に伸ばし,肘が手前に曲がる姿勢を初期姿勢 とした.取得して求めたベクトルの向きのを初期姿勢のベクトルの向きと の差分を求め,この差分をスイングツイスト座標系で表した.

ここで取得したデータ点をスイングツイスト角座標系でプロットしたものを図4.3に示す.



図 4.2 マーカの配置

4.1.2 動きの評価

4.1.1節で取得した人の肩関節の可動域を図4.1のバーチャルヒューマンの肩 関節に組み込む.球関節の可動域の設定は計測した可動域(図4.3)の外周 に合わせて拘束点を指定し曲線で補間した.図4.4に指定した拘束点と可動 範囲を示す.また,この可動域を図4.5のようにキャラクタモデル上に表示 し,可動域の確認をした.

このバーチャルヒューマンの手とポインタをばねダンパでつなぎ肩の周り を一回転するようにポインタを動かしたときの腕の軌道を記録した.

4.1.3 結果

肩関節は前に広い可動域があり後側にはあまり可動範囲がない.そのた め手を前から後ろに動かしたときに可動域の有無で動きに違いが出た.本 研究で作った可動域拘束を与えたときには,図4.6のように無理な姿勢を取 らずに腕を回転させることができた.一方可動域拘束を与えない場合は, 図4.7の4~6コマのように不自然な姿勢をとることがあった.



図 4.3 計測した関節可動域



図4.4 関節可動域の組み込み



図4.5バーチャルヒューマンでの関節可動域表現



図 4.6 ポインタを動かした時の様子(拘束あり)



図 4.7 ポインタを動かした時の様子 (拘束なし)

4.2 キャラクタモデルと物理シミュレーション

三武らの制作したくま型のキャラクタ[17]に可動域拘束を加え,動きを確認した.このキャラクタは逆運動力学によって関節角の目標値を計算し,ば ねダンパによって関節を動かし動作生成がされている.可動域の制限とば ねダンパによるPD制御を同時におこなうことができるのか,また動きに 変化が出るかどうかについて評価した.



図 4.8 くまモデル (右),物理モデル (左)

実験では,キャラクタが手でポインタを追いかけるように設定し,ポイン タを右から左に動かした際のキャラクタの動きを観察した.

4.2.1 結果

図4.9に生成された動作を示す.逆運動学に基づく関節角のPD制御を行っ ている場合でも可動域拘束ができていることが分かる.また,可動域拘束 がある場合とない場合で腕ののばし方などに違いがみられた.可動域拘束 の有無で計算周期には変化が見られなかったため,計算量をあまり増やす ことなく実装できていることが分かった.



図 4.9 くまモデルの動き, 可動域拘束あり(左), なし(右)

第5章

結論

本論文では解析法の物理シミュレータにおいて,複雑な可動域拘束を実現 できる関節モデルについて考え,拘束を指定する座標系と別に拘束力を計 算するための座標系を用意することで拘束条件を線形相補性条件に帰着さ せ,物理シミュレータの拘束条件の一種として可動域拘束を物理シミュレー タに組み込んだ.シミュレータへの組み込みの際には物理シミュレータで用 いられている拘束条件と同様な条件を用いることで計算量をあまり増やさ ずに可動域拘束を実装することができた.また,実際に人の肩関節の可動 域を取得し,バーチャルヒューマンの肩関節へ組み込みをおこなった.この バーチャルヒューマンをシミュレータ上で動かし不自然な姿勢を取らず,実 際の人間の動きに近い動きが生成できることを確かめた.また,ばねダン パによる力と同時に可動域拘束による拘束力を出した場合にも可動域拘束 をすることができ,逆運動学とPD制御を用いて動作生成を行うキャラクタ モデルに適用できることを確かめた.

5.1 今後の展望

本論文では球関節を対象としたため,回転の3自由度についての可動域 拘束をおこなった.可動域の拘束軸が計算できれば回転運動だけでなく並 進運動や,並進と回転運動の混ざった関節に対しても可動域拘束ができ,よ り正確に生物の関節の再現ができると考えられる.

参考文献

- [1] Michael McKenna, David Zeltzer, "Dynamic simulation of autonomous legged locomotion", "SIGGRAPH '90",1990
 SIGGRAPH 90
- [2] Havok: "Havok Phyisics", http://www.havok.com/,1998-
- [3] AGEIA Technologies Inc.: "PhysX SDK", http://www.ageia.com/,2005-
- [4] M. Moore, J. Wilhelms. "Collision Detection and Response for Computer Animation ", Computer Graphics(SIGGRAPH 88), Vol. 22, pp. 289-298, August 1988.
- [5] D. Baraff. "Analytical methods for dynamic simulation of non-penetrating rigid bodies ", Computer Graphics Proceedings(SIGGRAPH 89) Vol. 23, pp. 223-232, 1989.
- [6] Shoichi Hasegawa, Naoki Okada, Jiro Baba, Yuuichi Tazaki, Hiroshi Ichikawa, Akihiko Shirai, Yasuharu Koike, Makoto Sato. "Springhead: Open source haptic software for virtual worlds with dynamics simulations", "Proceedings of the 4th International Conference EuroHaptics 2004", pp. 6.5–6.7, 2004.
- [7] Russell Smith. "Open Dynamics Engine", http://www.ode.org/, 2001-
- [8] Kenny Erleben. "WikiTissue", http://www.opentissue.org/
- [9] 長谷川 晶一"物理シミュレーションの現状と未来", "エンタテインメン トコンピューティング 2006", 2006
- [10] "Springhead Wiki", http://springhead.info/wiki/index.php?Springhead Wiki Top

- [11] 山根克,中村仁彦."ヒューマンフィギュアの全身運動生成のための協応 構造化インターフェース","日本ロボット学会誌", Vol. 20,No 3, pp. 335-343, 2002.
- [12] 芹澤 隆史,柳田康幸."バーチャルフィギュアを用いたアバター動作の直感的オーサリング"、"日本バーチャルリアリティ学会大会論文集"、Vol. 12、 pp. 2A2-5, 2007.
- [13] Paolo Baerlocher, Ronan Boulic. "Parametrization and range of motion of the balland-socket joint", "Deformable avatars", pp. 180-191, 2000.
- [14] 時崎崇. "4足多関節剛体モデルのシミュレーションによる起き上がりの 動作生成" "卒業論文",2007.
- [15] 田崎勇一,長谷川晶一."拘束法の動力学シミュレータのための安定なバネダンパモデル","情報処理学会情報処理学会研究報告.グラフィクスと CAD研究会報告", Vol.2006,No91,pp.55-60,2007.
- [16] F. A. Potra M. Anitescu. "A time-stepping method for stiff multibody dynamics with contactand friction." "Intl. J. for Numerical Methods in Engineering 2002", pp. 55:753-784, 2002.
- [17] 三武裕玄,青木孝文,長谷川晶一,佐藤誠."精緻なフィジカルインタラクションにおいて生物らしさを実現するバーチャルクリーチャの構成法"" エンタテインメントコンピューティング 2010" セッション 3B, 2010.

謝 辞

本研究を遂行するにあたり,適切な御指導と御助言を頂きました電気通 信大学知能機械工学科横井浩史教授に深く感謝いたします.本研究を遂 行するにあたり,適切な御指導と御助言を頂きました東京工業大学精密 工学研究所長谷川晶一准教授に深く感謝致します.また,研究全体を通 して助言を頂いた,東京工業大学佐藤研究室三武裕玄様に深く感謝致し ます.また,ともに研究活動に励んだ長谷川研究室の卒業生,院生の皆様 に感謝致します.