

In this report, a scheme using Finite Element Method (FEM) based on the Shifted Integration technique is applied to the calculation of inverse dynamics for closed-loop link mechanisms. In this scheme, the entire system is subdivided into discrete elements and evaluated as a continuum. A single link structure of a pin joint and a rigid bar is expressed by using the Shifted Integration technique. It calculates nodal forces by evaluating equations of motion in a matrix form, and thus information in the entire system can be handled in parallel. The obtained nodal forces are then conversed to joint torque in the system. Therefore, various parameters such as the binding condition, position of a passive joint and the torque distribution ratio, can be easily changed. Some simple numerical tests are carried out to a closed-loop link mechanism, and the energy consumption levels are compared and examined.

Keywords: Closed-Loop Link Mechanism, Inverse Dynamics, Finite Element Method, Energy Consumption Level

## 1.はじめに

リンク機構の一般的な動力学方程式は,相対回転座標系に基づ いているため各変数が相互に依存し合い,自由度数の多いリンク 系や閉リンク系などではその導出が困難となる.一方,一種の並 列解法である有限要素法を用いた逆動力学計算法[1]では,リンク 系全体を有限要素に離散化し,要素座標系における各要素の情報 を直交座標系に基づく全体座標系の情報に変換・重畳し,節点力 情報をマトリックス形式により算出する.そのため,動力学方程 式に相当する部分のアルゴリズムを変えることなく,入力値の変 更のみでリンク系の物理的条件の変化に対応することが可能とな り,系の拘束条件のみならず,例えば閉リンク機構内の受動関節 位置やトルク配分比の変更などが容易に行える,といった特徴が ある.

また,動作の高速化を目指すロボット等においては,バッテリ ーの容量や発熱の問題から,エネルギ消費量を抑える必要性が生 じる.今後のロボットの発展には無視できない問題となることが 考えられ,例えばその解決方法の一つとして,エネルギ消費量を 抑えるための最適な目標軌道を求めようとするもの[2]などがあ る.そこで本報告では,有限要素法による逆動力学計算法を閉リ ンク機構に適用し,その受動関節位置やトルク配分比を変更する ことによるエネルギ消費量の推移について比較・検討を行った. さらに,本計算法が機構形態の変化に対しても柔軟に対応可能で あることを確認した.

### 2. 有限要素法による逆動力学計算

リンク機構のモデル化には,本来は骨組構造の有限要素解析に 用いられる Shifted Integration 法(SI 法)[3]を適用した.1リンクに 対して,重心部分で2つの有限要素(線形チモシェンコはり要素) に分割し,それぞれの数値積分点を重心部分に移動させることに より,リンクの部材両端にピン関節を,重心部分に質量が集中し ていることを表現した[1].このように,1本のリンクを2つの有 限要素のみで表現できるため,有限要素法を利用する上で大きな 欠点となっていた計算時間の大幅な短縮化が可能となった.

仮想仕事の原理より導出された、時刻 t+ t における増分型の 運動方程式に Newmark の 法(=1/4)を適用し,さらに剛体リン ク系を取り扱うために減衰マトリックスと剛性マトリックスを無 視すると,節点力増分を求める次のような式が導出される.

$$\{\Delta f\} = \{R\}_t - \{F\}_t + \left[M\left(\frac{1}{\beta\Delta t^2}\{\Delta u\} - \frac{1}{\beta\Delta t}\{\dot{u}\}_t + \left(\frac{1}{2\beta} - 1\right)\{\dot{u}\}_t\right)\right]$$
(1)

ここで,  $\{\Delta f\}$ は節点力増分ベクトル,  $\{R\}$ は内力ベクトル,  $\{F\}$ は外力ベクトル, [M]は全体質量マトリックス,  $\{\Delta u\}$ は変位増分ベクトル,  $\{ii\}$ は速度ベクトル,  $\{ii\}$ は加速度ベクトルである. 右下添え字tは, それぞれ時刻t での値であることを示す.入力値が全体座標系の変位,速度,加速度であるため,上式で算出される節点力増分は全体座標系のものとなる.これを逐次足し合わせ,時刻t+tにおける節点力を求める.

次に,求められた節点力を用いて関節トルクを算出する式を, 全体座標系のマトリックス形式で表したものが次式である.

$$\left\{\boldsymbol{\tau}^{n}\right\} = \left[\boldsymbol{L}^{n}\right] \left[\boldsymbol{T}^{n}\right] \left\{\boldsymbol{P}^{n}\right\}$$
(2)

ここで, { τ<sup>n</sup> }は関節トルクベクトル, [ L<sup>n</sup> ]は部材長マトリ ックス, [ T<sup>n</sup> ]は座標変換マトリックス, { P<sup>n</sup> }は節点力に関 するベクトルである.また,右上添え字n は対象とする機 構の総リンク数を示す.全体座標系で表された節点力ベク トルに,座標変換マトリックスをかけることにより要素座 標系に変換し,さらに部材長マトリックスをかけることに より関節トルクを算出する.また,部材長マトリックスを 次式のように複数の領域に分け,受動関節位置を操作する.

$$\begin{bmatrix} L^n \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} L^a & 0 \\ 0 & L^b \end{bmatrix} \quad (a+b=n)$$
(3)

上式は,閉リンク機構をa本とb本のリンクに分け(a+b=n), その連結部分に受動関節がある場合の部材長マトリックスである. このように,(1)式によって逐次的に算出された節点力増分を使って,(2)式でトルクの次元に変換することにより,機構内のn個の 関節トルクを並列的に求めることが可能となる.



Fig.1 Transition of energy consumption ratio

### 3.エネルギ消費量の検証

閉リンク機構の受動関節位置を変化させた場合の,エネルギ消 費量の推移について考察を行った.モデルは,6つの能動関節と 1つの受動関節を持つ,リンク部材長が0.5mの閉リンク機構であ る.Fig.1に示すようにJoint 4 に質点 1.0kg を配し,鉛直面内 で運動させた.受動関節位置をそれぞれJoint 1,2,...,7 に設定し た場合のエネルギ消費量の推移を同図に示す.ただし,受動関節 を Joint 7 に配置した場合のエネルギ消費量を 100%として比較 を行っている.エネルギ消費量は,次式から求められた各ステッ プにおける消費エネルギの累積値とした.

$$P = \tau_i \omega + \left(\frac{\tau_i}{k_\tau}\right)^2 R \tag{4}$$

ここで, *P* は消費エネルギ,  $\tau_i$  は i 番目の関節トルク,  $\omega$  は角 速度,  $k_\tau$  はトルク定数, *R* は端子間抵抗である. 各関節に配置 するモータとしては Maxon 社の RE40( $k_\tau = 60.3 \times 10^{-3}$  [Nm/A], *R* = 1.16 [])を想定した.

Fig.1 から,受動関節の位置や機構の動作過程により,エネル ギ消費量が大きく増減することが分かった.また,質点の位置に よってもエネルギ消費量が変化することが予想できる.本解析の 場合には、受動関節は中央付近の関節である Joint 3 または Joint 4 に配する場合に,最もエネルギ消費量が呼鳴されている.これ は,質点を支える側には能動関節を配置し,発生トルクをあまり 必要としない部分には受動関節を配置することにより,エネルギ 対率が上がることを示している.

次に,トルク配分比を変化させた場合のエネルギ消費量につい て考察した.先の解析で受動関節がJoint4に配置されている場合



Fig.2 Torque distribution for closed-loop link mechanism

では、中央の質点を支えるためのトルク配分比を常に左右の機構 で同程度としていた.そこで、Fig.2 に示すように、質点を支え るためのトルク配分比を動作過程で連続的に変化させ、その変化 の有無によるエネルギ消費量の比較を行った.結果を Table 1 に 示す.この比較から、トルク配分比を変化させることにより、エ ネルギ消費量をさらに抑制し得ることが確認された.

	Table	1 Ratio	of energy	consumption
--	-------	---------	-----------	-------------

Without change of torque	With change of torque	
distribution ratio	distribution ratio	
18.6%	11.3%	

### 4.機構形態が変化する問題への適用

本手法が持つ並列解却的な特徴から, Fig.3 のように動作過程 で拘束条件が変化するような,開リンクから閉リンク機構へと形 態が変化した場合においても,アルゴリズムを変えることなく連 続的に関節トルクを算出することが可能である.今後,動作中に 受動関節位置を変化させる問題や,開・閉リンク機構が混在する ような問題についても検討を行う予定である.

# 5.結論

本報告では,エネルギ消費量の抑制に対して受動関節位置やト ルク配分比の変更は有功であることが確認された.特に,実機で の実行の容易さなどの観点から,トルク配分比を操作する方法は 効果的であると考えられる.さらに,有限要素法を用いた逆動力 学計算法は,動作過程で拘束条件が変化するような問題に対して も,柔軟に対応可能であることが確認できた.今後は,実機への 適用を考えたい.

#### 参考文献

- [1] 磯的大吾郎 他: 有限要素によるリンク機構のモデル化(その1~その3),日本機械学会ロボティクス・メカトロニクス講演会,(2000, 2001).
- [2] 小野京右,劉栄強:2足歩行ロボットの最適軌道計画解,日本機械学 会論文集(C編),第67巻,第660号,(2001),pp.2601-2608.
- [3] 都井裕: 骨組構造および回転対象シェル構造の有限要素解析における Shifted Integration法について,日本造船学会論文集,第168号, (1990), pp.369-377.



Fig.3 Joint torque curves calculated in continuous procedure