A13 パネルヒンジモデルの特異状態における可折モード抽出

渡邉尚彦(岐阜工業高等専門学校) Naohiko Watanabe (NIT, Gifu College)

1. はじめに

展開型構造物は輸送コスト削減の要求される 宇宙構造物設計において必要であり、これら柔軟 に大変形する展開型構造物に関する特徴は興味 深い問題を多く含んでいる.多くのヒンジ点を有 する可変トラス構造に対して,一般逆行列を使っ た解析法[1][2]が提案されており、[3]では不安定 トラスの折畳み解析が制約条件付き最適化問題 として扱えることが示されている.また不安定ト ラスへ二次項まで考慮した解析によって特異状 態での有限変形範囲の変形モード判定,高精度の 変形解析を得ることができることが報告されて いる.一方,幾つかの剛な多角形パネルとヒンジ で構成された構造モデルとして「剛体折紙」と呼 ばれるモデルに対しての研究が進展している [5][6]. 剛体折紙とは「それぞれのヒンジに囲ま れた多角形は伸びや曲げを生ぜずに,全体構造の 変形はヒンジ回転のみによって引き起こされる モデル」と理想化されたモデルであり、こうした パネルヒンジモデルはリンケージの拡張モデル ととらえることができる.

本研究では、特異状態における不安定トラスモ デルのモード抽出への有効性が確認されている 高次項までを考慮した一般逆行列を使用した解 析手法を、特異状態のパネルヒンジモデルの二面 角変化モード抽出へ適用する方法を提示する.ま ず2章で、既存の研究で得られているトラスモデ ルを対象にしたモード抽出、変形経路解析の定式 化方法を整理する.またパネルヒンジモデルを対 象に畳込み経路解析を行った際に平坦時の特異 性について示す.3章では特異状態である平坦時 においてパネルヒンジモデルの可能な二面角変 化モードを抽出するために拘束条件式において 2次項まで考慮した解析が示され、具体的な例か ら有効であることを示す.

2. トラスモデルにおける特異状態

2.1 モード抽出

半谷らの研究[1][2]によると、トラスモデルを 対象として拘束条件式から一般逆行列 A+を用い て剛体変位モードが抽出できることが示されて おり、2次項までを考慮することで有限範囲での 剛体変位可能性が判定できることも示されてい る.これはLinkageのRigidityの問題に対応し、 Connelly and Whiteley[7]は2次の剛性まで考え

る枠組みを議論している.

以下 2.1 では制約条件式から同次解を抽出する 問題として[1]を整理して定式化の枠組みを記述 する.

まず拘束条件として例えば位置 x_p, x_q である2 点p,qを結ぶ部材kの部材長がhであることから

 $g_k = |x_p - x_q|^2 - l_k^2 = 0$ (2.1) と表すことができる.式(2.1)をそれぞれに満たす 複数の部材に関する拘束条件は以下のように表 すことができる.

 $(g_1, g_2, \dots)^T = A(x_1, x_2, \dots) = 0$ (2.2) これをtで微分したとき、式(2.3),(2.4)ができる.

$$\mathbf{A}'\dot{\mathbf{x}} = \mathbf{0} \tag{2.3}$$

$$\mathbf{A}'\ddot{\mathbf{x}} + \dot{\mathbf{x}}^T \mathbf{A}''\dot{\mathbf{x}} = \mathbf{0} \tag{2.4}$$

ここで、dot は時間微分を表し、 \blacksquare 'は x_i での微分 を表す.

$$A' = A'_{ki} = \frac{dg_k}{dx_i} \tag{2.5}$$

例えば関係式(2.2)を満たす部材であれば

$$\left[-\frac{(\boldsymbol{x}_p - \boldsymbol{x}_q)}{l_k} \quad \frac{(\boldsymbol{x}_p - \boldsymbol{x}_q)}{l_k}\right] \begin{bmatrix} \dot{\boldsymbol{x}}_p \\ \dot{\boldsymbol{x}}_q \end{bmatrix} = \boldsymbol{0}$$
(2.6)

となる.

式(2.3)の関係を満足する同次解は **A** の一般逆 行列 **A**+を用いて

$$\dot{\mathbf{x}} = [\mathbf{I} - \mathbf{A}^+ \mathbf{A}] \boldsymbol{\alpha} \tag{2.7}$$

と表すことができ,ゼロ空間正規直交基底である (2.8)は微小変位範囲での剛体変位モード解となる.

$$\boldsymbol{H} = [\boldsymbol{h}_1 \boldsymbol{h}_2 \cdots \boldsymbol{h}_n] = [\boldsymbol{I} - {\boldsymbol{A'}}^{\dagger} \boldsymbol{A'}]$$
(2.8)

次に式(2.4)の内容を考える. index を用いると 左辺は(2.9)のように表すことができる.

$$A'_{ki}\dot{x}_i + A''_{kij}\dot{x}_i\dot{x}_j = 0 (2.9)$$

ここでA"_{kij}は3階のテンソルである.

$$A^{\prime\prime}{}_{kij}\dot{x}_i\dot{x}_j = \sum_i^n \sum_j^n \frac{\partial^2 g_k}{\partial x_i \partial x_j} \dot{x}_i \dot{x}_j$$
(2.10)

(2.4)は次のように変形できる.

$$\mathbf{A}'\ddot{\mathbf{x}} = -\dot{\mathbf{x}}^T \mathbf{A}''\dot{\mathbf{x}} \tag{2.11}$$

ここで**x**の存在条件は式(2.12)のようである.

$$[I - A'A'^{+}][-\dot{x}^{T}A''\dot{x}] = \mathbf{0}$$
(2.12)

式(2.7)で求めた*x*を式(2.12)に代入し,これを満 足していれば有限変位で剛体変位モードである と判定できる.例えば,文献[1]では微小変形/有 限変形の観点から各トラスの可能な変形モード として図のような例を挙げている.





(c)微小範囲可変・ 有限範囲変形不可能

図 2.1 微小/有限範囲での変形可能性

2.2 変形経路解析における特異状態

不安定トラスの変形追跡を、制約条件付き最適 化問題として扱うことができることが文献[3]で 示 さ れ て い る . こ こ で は 制 約 条 件 $g_i(x_1, x_2, \dots, x_n) = 0$ をもとに、ある目的関数 $S = f(x_1, x_2, \dots, x_n)$ を最適化するとする過程を畳 込み経路追跡に適用し、トラスモデルにおける条件を修正してパネルヒンジモデルを表現し畳込み経路追跡を行った際に、初期平坦状態が特異性を持つことを示す.

畳込み経路解析の概要は次のようである. S→ min に向けて式(2.12)のように逐次更新して求め ることを考える.

 $\dot{x}_{i+1} = x_i + \dot{x}_i \Delta t$ (2.12) $\dot{x} = (\dot{x}_1, \dot{x}_2, \dots \dot{x}_n)$ の組合せは(2.13)を満足するた め、 \dot{x} は B の一般逆行列 B+を用いて(2.14)のよう に求めることができるというものである.

$\begin{bmatrix} 0\\ \vdots\\ 0\\ \dot{S} \end{bmatrix} dt =$	$\begin{bmatrix} \frac{\partial g_1}{\partial x_1} \\ \vdots \\ \frac{\partial g_m}{\partial x_1} \\ \frac{\partial S}{\partial x_1} \end{bmatrix}$	$ \frac{\partial g_1}{\partial x_2} \\ \vdots \\ \frac{\partial g_m}{\partial x_2} \\ \frac{\partial S}{\partial x_2} $	 	$ \frac{\partial g_1}{\partial x_n} \\ \vdots \\ \frac{\partial g_m}{\partial x_n} \\ \frac{\partial S}{\partial x_n} $	$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \vdots \\ \dot{x}_n \end{bmatrix}$	dt	(2.13)
		$(\dot{S} = E$	B ' <i>x</i>)				

パネルヒンジモデルでは制約条件としてトラ スモデルで使用した部材不伸長に加えて頂点周 りの角度の和不変を採用することができる.また 目的関数として各頂点周りの二面角の和の最小 化を採用することができる.

 $\dot{x} = B'^+ \dot{S}$

以上の定式化をもとに図 2.2 に示す 3 つのモデ ルに対し,変形経路解析を行った.各ゼロステッ プにおいては適宜初期不整が与えられている.折 畳み進行指標として,射影勾配[$I - J^+J$] ∇S (ここで $J = [\nabla g_1, \nabla g_2 \cdots \nabla g_m]^T$),また解の存在条 件($[I - BB^+]\Delta S$)が採用されている.指標の挙 動を図 2.3 に示す.射影勾配に着目すると,折畳 み経路の終了時に指標がゼロになっており,初期 ステップの平坦時も同様にゼロであることが観 察できる.これは平坦時がパネルヒンジモデルの 折畳み経路における特異状態であることを示唆 している.

(2.14)



図 2.3 経路解析結果

3. 特異状態における二面角モード抽出

2章では初期不整の与えられた展開図情報から 平坦状態まで畳込み追跡が可能なことを示した. 以下では二面角を変数とし,頂点周りの平面角・ 二面角に関する条件を拘束条件とした取り扱い を示す.特に平坦時という特異状態における変形 モード抽出として,2.1で示した二階微分による 取り扱いを援用する.パネルヒンジモデルにおけ る変形モード抽出において二面角を変数として 扱うことは,拘束条件数との整合性の観点から節 点変位よりも有利であるといえる.剛体折紙の可 能な変形モード抽出法は[5][6]で提案されている が,本報告ではこれをトラスモデルの微小変形, 有限変形の抽出のための式(2.7)(2.12)に対応付け た導出を示す.

3.1 定式化-二階微分までの考慮

拘束条件式の導出

一般的な単頂点周りで成り立つ角度条件式を 考える.

n本の折線が集中する頂点周りの各平面角 $\theta_1, \theta_2, \dots \theta_n$ と二面角 $\rho_1, \rho_2, \dots \rho_n$ の拘束条件式は一 周できるという条件から(3.1)のように表すこと ができる[8][9].



図 3.1 頂点周りの拘束条件

$$\boldsymbol{R}(\boldsymbol{\rho}) = \boldsymbol{\chi}_{01} \boldsymbol{\chi}_{12} \cdots \boldsymbol{\chi}_{n-1,n} = \boldsymbol{I}$$
(3.1)

 $\chi_{i-1,i}=YP$

 $= \begin{bmatrix} \cos \theta_{i-1,i} & -\sin \theta_{i-1,i} & 0\\ \sin \theta_{i-1,i} & \cos \theta_{i-1,i} & 0\\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0\\ 0 & \cos \rho_i & -\sin \rho_i\\ 0 & \sin \rho_i & \cos \rho_i \end{bmatrix}$ (3.2) (3.1)を時間微分すると, (3.3)のようになる.

$$\boldsymbol{R}' \dot{\boldsymbol{\rho}} = \frac{\partial \boldsymbol{R}}{\partial \rho_1} \dot{\rho_1} + \frac{\partial \boldsymbol{R}}{\partial \rho_2} \dot{\rho_2} + \cdots \frac{\partial \boldsymbol{R}}{\partial \rho_n} \dot{\rho_n} = \boldsymbol{0}$$
(3.3)

R'*p*は3x3matrixとなるが,各成分に関する拘 束条件式を行として,(2.3)に表記を合わせると, (3.4)のようになる.

$$\boldsymbol{R}'\boldsymbol{\dot{\rho}} = \begin{bmatrix} \frac{\partial R_{(1.1)}}{\partial \rho_1} \frac{\partial R_{(1.1)}}{\partial \rho_2} & \cdots \frac{\partial R_{(1.1)}}{\partial \rho_n} \\ \frac{\partial R_{(1.2)}}{\partial \rho_1} \frac{\partial R_{(1.2)}}{\partial \rho_2} & \cdots \frac{\partial R_{(1.2)}}{\partial \rho_1} \\ \vdots & \vdots & \vdots \\ \frac{\partial R_{(3.3)}}{\partial \rho_1} \frac{\partial R_{(3.3)}}{\partial \rho_2} & \cdots \frac{\partial R_{(1.1)}}{\partial \rho_n} \end{bmatrix} \begin{cases} \dot{\rho_1} \\ \dot{\rho_2} \\ \vdots \\ \dot{\rho_n} \end{cases} = \boldsymbol{0}$$

$$(3.4)$$

ここで $R_{(i,j)}$ は R の i,j 成分を表す. ここから独 立な 3 成分を抜き出し(3.5)のように表すことが できる[6]. ここで l_1 は各ヒンジの方向余弦ベクト ルである.

$$\boldsymbol{C}\dot{\boldsymbol{\rho}} = [\boldsymbol{l}_1 \boldsymbol{l}_2 \cdots \boldsymbol{l}_n] \begin{cases} \dot{\rho_1} \\ \dot{\rho_2} \\ \vdots \\ \dot{\rho_n} \end{cases} = \boldsymbol{0}$$
(3.5)

この剛体変形角のモード解は, (2.5)と同様に (3.6)のように求めることができる.

$$\boldsymbol{H} = [\boldsymbol{h}_1 \boldsymbol{h}_2 \cdots \boldsymbol{h}_n] = [\boldsymbol{I} - \boldsymbol{R'}^{+} \boldsymbol{R'}]$$
(3.6)
$$\boldsymbol{h}_i = (\dot{\rho}_1, \dot{\rho}_2, \cdots \dot{\rho}_n)^{T}{}_i$$

しかし平坦状態においては(3.5)において各ヒ ンジが同一平面上に乗るため、考える拘束条件が 1本減り不十分となる.これはトラスモデルの図 2.1(c)と同様、パネルヒンジモデルの平面性に由 来する特異性と考えることができる.特異状態の 有限範囲での剛体変位モードを考える場合、トラ スモデルと同様に2次項まで考慮する.

$$\boldsymbol{R}'\boldsymbol{\dot{\rho}} + \boldsymbol{\dot{\rho}}^T \boldsymbol{R}''\boldsymbol{\dot{\rho}} = \boldsymbol{0} \tag{3.7}$$

$$\mathbf{R}' = R'_{ki} = \frac{dR_k}{d\rho_i} \tag{3.8}$$

$$\dot{\boldsymbol{\rho}}^{T}\boldsymbol{R}^{\prime\prime}\dot{\boldsymbol{\rho}} = R^{\prime\prime}{}_{kij}\dot{\rho}_{i}\dot{\rho}_{j} = \sum_{i}^{n}\sum_{j}^{n}\frac{\partial^{2}R_{k}}{\partial\rho_{i}\partial\rho_{j}}\dot{\rho}_{i}\dot{\rho}_{j}$$
(3.9)

i,j:1~n(頂点に集中する折線の本数)

k: (1,1)~(3,3) (3x3matrix の成分数)

(3.7)の左辺は 3x3matrix の各成分に関する9 本の拘束条件式となる.

pが有限範囲で変形可能な条件は**p**の存在条件である(4.10)を満足することである.

$$[I - A'A'^{+}][-\dot{x}^{T}A''\dot{x}] = \mathbf{0}$$
(3.10)

(3.10)を満たす実際の**p**の探索にあたっては, 以 下のように Newton-Raphson 法に準じた計算を 行った. 解析手順

(3.4)(3.10)を満たす*p*の探索は,適当な*p*から出 発して制約条件付き最適化問題により扱うこと ができる.(3.4)(3.10)を再掲すると(3.11)(3.12)の ような問題として扱える.

制約条件 $R'\dot{\rho} = 0$ (3.11) 目的関数

 $S = [I - R'R'^{+}][-\dot{x}^{T}A''\dot{x}] = r \rightarrow 0$ (3.12) 最初, (3.6)によって得られる(3.11)を満たす適 当な $\dot{p} = \dot{p}_{0}$ を代入すると,普通(3.12)でS=0を満 たさない.そこで,残差rを0に近づけるため $\Delta \dot{p}$ を 以下のように求める.今適当に代入した $\dot{p} = \dot{p}^{*}$, その時の $r = r^{*}$ とする.(3.11),(3.12)より(3.13) が成り立つ.一般逆行列を用いて(3.14)のように { $\Delta \dot{p}$ }が求まる.これを用いて(3.15)のように逐次 \dot{p}^{*} を更新し,r=0となるまで繰り返す.

$$\begin{bmatrix} \mathbf{R}' \\ \nabla \mathbf{S}(\boldsymbol{\rho}^*) \end{bmatrix} \{ \Delta \boldsymbol{\dot{\rho}} \} = \begin{bmatrix} \mathbf{0} \\ \mathbf{r}^* \end{bmatrix}$$
(3.13)

$$\{\Delta \dot{\boldsymbol{\rho}}\} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{R}' \\ \nabla \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\rho}^*) \end{bmatrix}^{\dagger} \begin{bmatrix} \boldsymbol{0} \\ \boldsymbol{r}^* \end{bmatrix}$$
(3.14)

$$\dot{\boldsymbol{\rho}}^* \leftarrow \dot{\boldsymbol{\rho}}^* + \Delta \dot{\boldsymbol{\rho}} \tag{3.15}$$

3.2 二階微分条件の図式的解釈

(3.10)が有限範囲での剛体変位モード条件であることを導出したが、R"は直感的に理解しづらい. ここで $\dot{\rho}^{T} R'' \dot{\rho}$ の意味を図形的に考える.



図 3.2 ヒンジ線 i 周辺の記標

$$\boldsymbol{T}_{i,j} = \boldsymbol{\chi}_{i-1,i} \boldsymbol{\chi}_{i,i+1} \cdots \boldsymbol{\chi}_{j-1,j}$$
(3.16)

とすると

$$\mathbf{T}_{o_i} = \begin{bmatrix} L_i^x & M_i^x & N_i^x \\ L_i^y & M_i^y & N_i^y \\ L_i^z & M_i^z & N_i^z \end{bmatrix}$$
(3.17)

となる. ここで *L* はヒンジ線*i*の方向余弦, *M* はヒンジ*i* – 1,*i*面内方向の *L*と垂直な単位ベクト ル, *N* = *L*×*M*である.

$$\frac{\partial \chi_{i-1,i}}{\partial \rho_{i}} = \chi_{i-1,i} P_{i}^{-1} \frac{\partial P_{i}}{\partial \rho_{i}} =$$

$$\chi_{i-1,i} \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} = \chi_{i-1,i} Q$$
(3.18)

であることを利用すると,

$$\frac{\partial^{2} R}{\partial \rho_{i} \partial \rho_{j}} = \chi_{0,i} \cdots \frac{\partial \chi_{i-1,i}}{\partial \rho_{i}} \cdots \frac{\partial \chi_{j-1,j}}{\partial \rho_{j}} \cdots \chi_{n-1,0}$$

$$= T_{0,i} Q T_{i,j} Q T_{j,0}$$
(3.19)

 $\begin{bmatrix} T_{0_{-i}} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} T_{0_{-i}} \end{bmatrix}^T = I, \qquad \begin{bmatrix} T_{0_{-i}} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} T_{i_{-j}} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} T_{j_0} \end{bmatrix} = I \quad (3.20)$ であることを考慮すると

$$\frac{\partial^{2} \mathbf{R}}{\partial \rho_{i} \partial \rho_{j}} = \mathbf{T}_{\mathbf{0}_{.i}} \mathbf{Q} \mathbf{T}_{i.j} \mathbf{Q} \mathbf{T}_{j.0} = \mathbf{T}_{\mathbf{0}_{.i}} \mathbf{Q} \mathbf{T}_{\mathbf{0}_{.i}}^{T} \mathbf{T}_{\mathbf{0}_{.j}} \mathbf{Q} \mathbf{T}_{\mathbf{0}_{.j}}^{T} \\
= \begin{bmatrix} 0 & -L_{i}^{z} & L_{i}^{y} \\ L_{i}^{z} & 0 & -L_{i}^{x} \\ -L_{i}^{y} & L_{i}^{x} & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 & -L_{j}^{z} & L_{j}^{y} \\ L_{j}^{z} & 0 & -L_{j}^{x} \\ -L_{j}^{y} & L_{j}^{x} & 0 \end{bmatrix} \\
= \begin{bmatrix} -L_{i}^{z} L_{j}^{z} - L_{i}^{y} L_{j}^{y} & L_{i}^{y} L_{j}^{x} & L_{i}^{z} L_{j}^{x} \\ L_{i}^{x} L_{j}^{y} & -L_{i}^{z} L_{j}^{z} - L_{i}^{x} L_{j}^{x} & L_{i}^{z} L_{j}^{y} \\ L_{i}^{x} L_{j}^{z} & L_{i}^{y} L_{j}^{z} & -L_{i}^{y} L_{j}^{y} - L_{i}^{z} L_{j}^{z} \end{bmatrix}$$

$$(3.21)$$

$$\frac{\partial^2 \mathbf{R}}{\partial \rho_i^2} = \chi_{0,i} \cdots \chi_{i-1,i} \mathbf{P}_i^{-1} \frac{\partial^2 \mathbf{P}_i}{\partial \rho_i^2} \cdots \chi_{n-1,0}$$
$$= \mathbf{T}_{0,i} \mathbf{Q} \mathbf{T}_{i,j} \mathbf{Q} \mathbf{T}_{j,0}$$
(3.22)

$$\frac{\partial^2 \mathbf{R}}{\partial \rho_i^2} = \begin{bmatrix} (L_i^x)^2 - 1 & L_i^y L_i^x & L_i^z L_i^x \\ L_i^x L_j^y & (L_i^y)^2 - 1 & L_i^z L_j^y \\ L_i^x L_j^z & L_i^y L_j^z & (L_i^z)^2 - 1 \end{bmatrix}$$
(3.23)

となり、(3.21)での表現に含まれる.

今,平坦状態を考えると $L_i^z = 0$ より(3.21)は

$$\begin{bmatrix} -L_{i}^{y}L_{j}^{y} & L_{i}^{y}L_{j}^{x} & 0 \\ L_{i}^{x}L_{j}^{y} & -L_{i}^{x}L_{j}^{x} & 0 \\ 0 & 0 & -L_{i}^{y}L_{j}^{y} - L_{i}^{x}L_{j}^{x} \end{bmatrix}$$
(3.24)

となる.いま,(3.7)の第2項が0という条件を考 えるとこれは(3.24)のそれぞれの成分を考えて,

$$\sum_{i=1}^{n} \sum_{j=1}^{n} \begin{cases} L_{i}^{x} L_{j}^{x} \\ L_{i}^{y} L_{j}^{y} \\ L_{i}^{x} L_{j}^{y} \\ L_{i}^{y} L_{j}^{x} \end{cases} \dot{\rho}_{i} \dot{\rho}_{j} = \mathbf{0}$$
(3.25)

という条件になるが、これは*p*_i*L*[•] と*p*_j*L*[•] の総組合 せの積の和が0を意味する.ここから、各折線ベ クトルと起こりうる微小二面角とで作られる各 ベクトル*p*_i*l*_iを考えたとき、総組合せベクトルの 内積、外積の和が0であることは必要条件となる. またここから特定の成分を選んで作成した条件 (3.26)は「ベクトル*p*_i*l*_iを順次接続していくと向き 付けされた面積が0となる」という条件に相当し、 この条件は平坦時における剛体可折モードを簡 易的に判定する必要条件であるといえる.

$$\sum_{i=1}^{n-1} \sum_{j=i+1}^{n} (\dot{\rho}_i \boldsymbol{l}_i \times \dot{\rho}_j \boldsymbol{l}_j)$$
$$= \sum_{j=2}^{n} \left(\left(\sum_{i=1}^{j-1} \dot{\rho}_i \boldsymbol{l}_i \right) \times \dot{\rho}_j \boldsymbol{l}_j \right) = \boldsymbol{0}$$
(3.26)

3.3 解析例

3.1, 3.2 で提案された計算手法の妥当性を以下 に検討する.n本の折線に対し可能な山谷付けの 組合せは 2ⁿ通りである.図 3.3 に示すそれぞれの 全 2ⁿ通りの山谷付けに対し,(3.12)の計算の結果 として収束した**p**の値を表 3.1 に示す.



図 3.3 対象とした展開図

これらの結果は適切な山谷組合せを示している ことが観察できる. Case(b)に着目すると,これ らの山谷の組合せは「ベクトル $\dot{\rho}_i l_i$ を接続して向 き付けされた面積が0となる図を描くことがで きる」という条件を満足している.抽出された $\dot{\rho}_i$ の 組合せは平坦折り可能な折線図に成立す る " $|\dot{\rho}_1| = |\dot{\rho}_3|, |\dot{\rho}_2| = |\dot{\rho}_4|$ "という条件を満た していることにも気づくこと出来る.式(3.25)の 必要十分性の確認は今後の課題といえる.

表 3.1 抽出された二面角モード

	а	b	с	d	e
case(a)	×	×	×	×	
case(b)	1.207	0.5	1.207	-0.5	
	0.5	-1.207	-0.5	-1.207	
	-0.5	1.207	0.5	1.207	
	-1.207	-0.5	-1.207	0.5	
case(c)	0.666	0.482	0.783	-0.923	1.464
	0.77	1.229	-1.023	0.986	0.716
	0.491	1.147	-0.3	-0.231	1.322
	1.455	-0.534	1.032	0.53	0.277
	0.969	-0.272	1.289	-0.582	0.905
	-0.969	0.272	-1.289	0.582	-0.905
	-1.455	0.534	-1.032	-0.53	-0.277
	-0.491	-1.147	0.3	0.231	-1.322
	-0.77	-1.229	1.023	-0.986	-0.716
	-0.666	-0.482	-0.783	0.923	-1.464



4. 結論

本報告ではトラスモデルでその妥当性が確認 されている一般逆行列を使用した多ヒンジ構造 の変形モード抽出解析について、2次項までを考 慮した解析をパネルヒンジモデルへの適用を示 した.特にパネルヒンジモデルの平坦状態が変形 経路において特異な状態であることが示され、ま た平坦状態における妥当な変形モードは二次項 までを考慮することによって始めて得ることが できるものであることが示された.

References

 [1] 田中,半谷:不安定トラスの剛体変位と安定化 条件,日本建築学会構造系論文集(356),1985, 35-43.

[2] 半谷,川口:形態解析-一般逆行列とその応用,培風館, 1991.

- [3] 川口, 那花, 半谷: 骨組み構造の畳み込み解析,日本建築学会構造系論文集(498), 1997, 99-104.
- [4] 川口:一般逆行列と構造工学への応用, コロナ 社, 2011.
- [5] N. Watanabe, K. Kawaguchi, The method for judging rigid foldability. in R. Lang (ed.): Origami4: The

Fourth International Conference on Origami in Science, Mathematics, and Education, A K Peters 2009; 165-174.

- [6] T. Tachi, Simulation of rigid origami. in R. Lang (ed.): Origami4: The Fourth International Conference on Origami in Science, Mathematics, and Education, A K Peters 2009; 175-187.
- [7] R. Connelly, W. Whiteley, Second order rigidity and pre-stress stability for tensegrity frameworks. *SIAM J. Discrete Math.* 9(3), 1996; 153-491.
- [8] T. Kawasaki, R(γ)=I. in K. Miura (ed.): Orgami Science and Art: Proceedings of the Second International Meeting of Origami in Science and Scientific Origami, (Seian University of Art and Design), 1997; 31-40.
- [9] S.-M. Belcastro, T.C. Hull, A mathematical model for non-flat origami. in T.C. Hull (ed.) Origami³: Proceedings of the Third International Meeting of Origami in Science, Mathematics, and Education, A K Peters 2009; 39-51.
- [10] T. Tachi, Design of Infinitesimally and Finitely Flexible Origami Based on Reciprocal Figures. in Journal for Geometry and Graphics, 16(2), 2012; 223-234.