

I-359 履歴を考慮した離散系の弾塑性分岐挙動の解析法

名古屋工業大学 学生員 川西 直樹 新日本製鐵株式会社 正員 大鹿 克敏
 名古屋工業大学 正員 後藤 芳顯 名古屋工業大学 正員 小畑 誠

1. まえがき: 弾塑性分岐現象の解析手法はHutchinson, Sewell等による摂動法を用いたものが知られているが^{1) 2)}、解析手続きの複雑さゆえ、その解析例は単純化した問題に限定されている。本報告では、幾何学的非線形問題の定式化が容易であるトラス構造物を例として、多自由度離散化構造を対象とした実用的な非弾性分岐挙動の剛性法による数値解析手法を提示し、これらの手法を用い、静的な繰返し荷重の作用時における弾塑性トラス構造物の分岐挙動の検討を行った。

2. 断面の構成則: トラス部材は一軸部材であり、その断面構成則は軸力 N と軸ひずみ ϵ との関係として与えることができる。この場合、鋼材には残留応力が存在するために、平均応力 $\bar{\sigma} = N/A$ と軸ひずみ ϵ との関係においては、以下に示すような、Dafalias-Popovの連続体に対するBounding Surface Model³⁾を準用する。

$$d\epsilon = d\epsilon_e + d\epsilon_p, \quad d\epsilon_e = d\bar{\sigma}/E \quad (1, a, b)$$

$$\text{除荷に対して, } d\epsilon_p = 0 \quad (2)$$

塑性域内での負荷に対して、

$$d\epsilon_p = d\bar{\sigma}/E_p, \quad E_p = E_0 + h\bar{\delta}/(\bar{\delta}_{in} - \bar{\delta}) \quad (3, a, b)$$

各諸量は図1に表示してある通りである。なお、部材の局部座屈については考慮していない。

3. 弾塑性分岐解析: ここでは、実用性を考慮して、接線剛性を用いる範囲での2種類の分岐解析手法を示す。一つは、Hutchinson¹⁾が連続体について示した基本概念を接線剛性を用いる範囲で離散系を対象に具体化したものである。今一つは著者らが半剛結の骨組の分岐解析で開発した手法⁴⁾をより一般化したもので、一部試行錯誤の手続きを踏む。

(1) 分岐点の特定: 分岐点は解の唯一性の崩れる点である。この条件に対応するHillの条件⁵⁾を接線剛性方程式を用いて表すと⁶⁾

$$\Delta \Pi = (\Delta D_i^b - \Delta D_i^f) \Delta K_{ij}^c (\Delta D_j^b - \Delta D_j^f) + (\Delta D_i^b - \Delta D_i^f) \{ (\Delta K_{ij}^c - \Delta K_{ij}^f) \Delta D_j^f + (\Delta K_{ij}^b - K_{ij}^c) \Delta D_j^b \} = 0 \quad (4)$$

となる。ここで、 ΔD は変位増分、 ΔK_{ij} は接線剛性マトリックスであり、添字 f, b は基本経路、分岐経路を表す。また、 ΔK_{ij}^c は除荷の場合も負荷剛性をとると仮定するcomparison solidsとしての構造システムの接線剛性マトリックスである。分岐解析においては、基本経路上を追跡しながら、この上に存在する式(4)を満足する点を分岐点として特定することになる。

(2) 分岐経路の追跡⁶⁾

a) 分岐点で ΔK_{ij}^c の固有ベクトルを利用する方法: 本解析法は

$\det |\Delta K_{ij}^c| = 0$ で分岐が生じ、しかも単一分岐である場合に適用される。

単一分岐の場合ということで、 \tilde{D}_i を単一零固有値に対応する固有ベクトル、 C を任意の定数とすると、分岐ベクトル ΔD_i^b は、

$$\Delta D_i^b = \Delta D_i^f + C \tilde{D}_i \quad (5)$$

となる。上記の条件を満足する弾塑性分岐の場合、分岐後除荷の生ずる部材では、分岐の瞬間に中立の状態

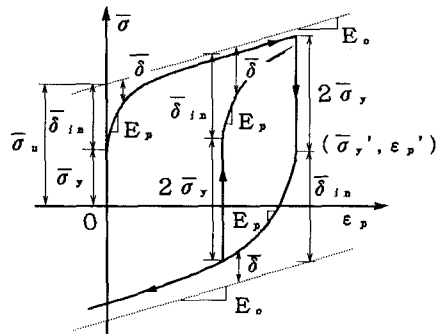


図1 平均応力-塑性ひずみ曲線

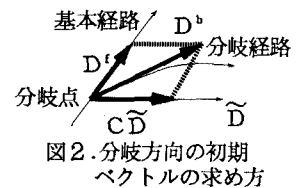


図2 分岐方向の初期ベクトルの求め方

になり、分岐時に除荷の生ずる部材がない。したがって以下のよう
に定数Cを求めることができる。分岐時に中立状態にある部材
p, qのひずみを ϵ_p, ϵ_q 、部材長を L_p, L_q 、方向余弦を $\{l_k\}_{k=1,2}$ とす
ると、ひずみ増分は

$$\Delta \epsilon_p = l_k \{ (\Delta d_k^{jq} - \Delta d_k^{jp}) + C(\tilde{d}_k^q - \tilde{d}_k^p) \} / L_p \quad (6)$$

となり、さらに中立状態の条件 $\Delta \epsilon_p = 0$ からCは次のように求め
られる。

$$C = \{-l_k(\Delta d_k^{jq} - \Delta d_k^{jp})\} / \{l_k(\tilde{d}_k^q - \tilde{d}_k^p)\} \quad (7)$$

このCを使い分岐方向の増分ベクトルを求め、分岐経路を追跡す
る。分岐の初期ベクトルの求め方を表したのが図2である。

b) 試行錯誤的手法：本手法は極端に自由度の多くない場合に、降伏状
態にある部材の分岐後の部材の分岐方向での挙動を仮定し、仮定と計
算結果によって求められた挙動が一致すれば仮定が正しいとするもの
である。この手法は上述した場合他、 $\det |K_{ij}| < 0$ の分岐や多重
分岐でも対応でき、その意味ではより汎用性がある。

4. 数値計算例：解析対象を図3に示す。作用荷重Pは、単調増
加させたときの接線係数荷重を P_t とし、この1/2の荷重を設定
し、これを規定のサイクル数で P_t に達するようにする。10サイ
クルの例を図4に示す。この時の荷重-変位曲線を図5に表す。
また、サイクル数と分岐経路の最大荷重(P_u)との関係を図6に
示す。図5から、分岐経路では分岐後、いったん荷重の上昇が
みられる。これは、分岐後除荷する部材が発生し、部材の剛性
が上がるため、弾塑性分岐特有の現象である。3. b)の手法を
使用する際には、図3のac部材に除荷剛性を設定することで解
析可能となり、3. a)の初期分岐ベクトルとの等価性も確認済み
である⁶⁾。図6より、偶数および奇数サイクルで整理してみると、
概ね、サイクル数の増加とともに、最大荷重は単調増加および、
単調減少傾向を示し、両者の差は小さくなる。これは、塑性域に
入った部材の履歴特性の違いによるもので、2,3サイクルに比べ、
18,19サイクルではその差異が小さくなって来る。なお、20サイ
クルのみ偶数サイクルの傾向からははずれるが、これは、他の偶数
サイクルにおいては、規定サイクル数の次のサイクルで分岐を起
こしているが、20サイクルの時は19サイクルで分岐し、他の偶数
サイクルの部材の履歴特性と異なるためである。また、2サイ
クルで耐力力は最小となり、10サイクル以上では2%前後の低下になる。
これは塑性域に入った柱部材におけるパウシグー効果によるためと考えられる。

参考文献：1) Hutchinson, J. W. : J. Mech. Phys. Solids, Vol. 21, 1973 2) Sewell, M. J. : J. Mech. Phys. Solids, Vol. 13, pp. 247-265, 1965 3) Dafalias, Y. F. and Popov, E. P. : J. Appl. Mech., Vol. 43, pp. 645-651, 1976 4) Goto, Y., Suzuki, S. and Chen W. F. : Int. J. Solids and Structures, Vol. 27, No. 4, 1991 5) Hill, R. : J. Mech. Phys. Solids, Vol. 13, 1965 6) 後藤芳顕, 大鹿克敏, 川西直樹, 小畑誠: 土木学会論文集, 1992. 4

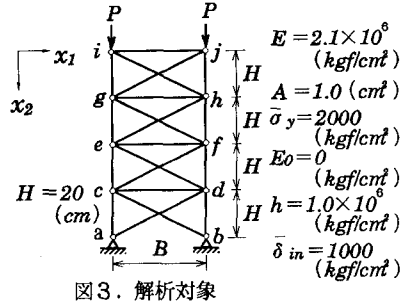


図3. 解析対象

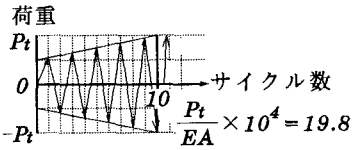


図4. 載荷荷重パターン

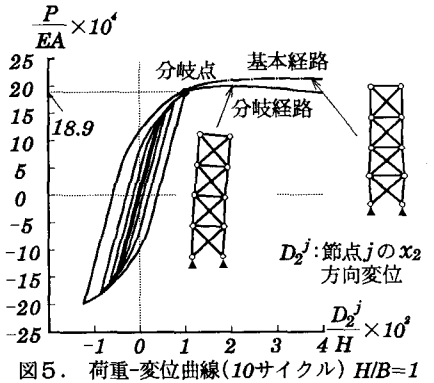


図5. 荷重-変位曲線(10サイクル) H/B=1

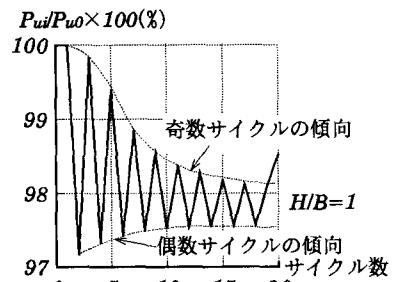


図6. サイクル数と最大荷重の関係 (0サイクルの時の P_u を100%とする)