

京都大学工学部 正員 丹羽 義次  
愛知県県庁 正員○鈴木 五月

京都大学工学部 正員 渡辺 英一  
京都大学大学院 学生員 浅野 剛

1. はじめに 土木鋼構造物の多くは 弾塑性域で極限状態に達するように設計されているが、耐荷力の算定は一般に困難である。本報告では 簡略化されたモデルを用い、系の弾塑性座屈を考え、擬似ポテンシャルVを導入し、その上階微分としてのつり合式を求め、カタストロフィー理論により 系の初期不整による敏感性を簡単に求める手法について論じた。

## 2. 手法の概要

### 2.1 計算手順 (Fig. 1 の①~⑯を参照)

①②: 基本的条件の決定 (材料は完全弾塑性体とする。) ③: 弾性の場合の剛性  $D^e$  を 弹塑性域での割線剛性  $D^p = f D^e$  に換える。係数  $f$  は、臨界点からの変位の関数である。また初期不整は、弾塑性域でも合理的に評価すべく、係数  $\mu$  で修正する。  $\mu$  は、一般化細長比  $\lambda$  、残留応力  $\sigma_r$  、全断面に対する弾性部分の割合  $\lambda_c$  の関数である。 ④: 変位、初期変位に対して 同じモード変換をして、つり合式を一般化変位  $\theta$  、一般化初期変位  $\theta_0$  、で表わす。 ⑤⑥:  $\partial^2 V / \partial \theta^2 |_{\theta=0} = 0$  と、弾塑性状態の断面力のつり合式より  $P_a$  と  $f$  が求まる。 ⑦:  $\mu$  は降伏応力  $\sigma_y$  で無次元化された最大圧縮残留応力  $\tilde{\sigma}_r = \sigma_r / \sigma_y$  を用い 次のように決める。

$$\mu = \begin{cases} \lambda^2 \{ \tilde{\sigma}_r + f(\lambda) (1 - 2\tilde{\sigma}_r) \} & \text{for } \lambda < \lambda_c \\ 1 & \text{for } \lambda \geq \lambda_c \end{cases} \quad (1) \quad \lambda_c = (1 - \tilde{\sigma}_r)^{-1/2}$$

⑧⑨⑩⑪⑫ (K の求め方 1): 断面力による弾塑性構成関係式と断面の崩壊に関する相関関係式 (降伏関数) を決定し、弾塑性構成関係式を Prandtl-Reuss's Eq. より求める。次に  $f$  を弾塑性と弾性の面外方向に対応する剛性の比として定義する。 $f$  は直接的には断面力の関数であり、また構成関係式を通じて  $\theta$  の関数となる。 ⑬⑭⑮ (K の求め方 2): 断面の弾塑性域の分布を調べる。そして座屈が、Shanley 的な

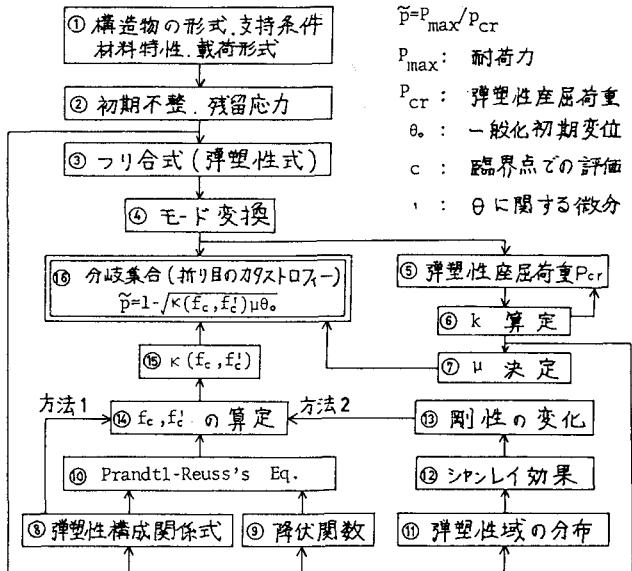


Fig. 1 計算手順

応力増加の分布を伴って起こるとして、座屈直後の断面の剛性変化を幾何学的にどうして  $f_c, f'_c (= \partial f / \partial \theta|_{\theta_c})$  を求める。 ⑯ 面外方向の断面力と対応するひずみの関係が 指数関数的であるという仮定、又はカタストロフィー理論から  $f$  の展開式は  $f = f_c + \frac{1}{2} f'_c \theta$  なる展開となる。これより一般的に  $\partial^2 V / \partial \theta^2 |_{\theta=0} \neq 0$  となり「折り目」のカタストロフィーになる。 ⑯までに  $K, \mu$  が評価されているから、分岐集合を求めることができる。

### 2.2 計算例

純曲げを受けて両端がねじれに対して単純支持されている I 型梁の横倒れのカタストロフィーを考える。残留応力はフランジについてのみ考え、分布は Fig. 2 に示す。まず、つり合い式を決定する。そりねじれ剛性  $E C_w$  がサンブナンのねじれ剛性よりかなり大きい場合には、つり合い式は  $\mu$  をねじれ角として

$$f E C_w^e \left( \frac{\partial \phi_e}{\partial z^4} - M_x^2 \phi_e / EI_y^e \right) = 0 \quad (2)$$

となる。ただし添字  $e$  は弾性を表す。またモード変換  $\phi = \theta \sin(\pi z/l)$  より上式は以下のようになる。

$$V_I \equiv \frac{\partial V}{\partial \theta} = f E C_w^e (\pi/l)^4 \theta_e - M_x^2 \theta_e / EI_y^e = 0 \quad (2')$$

このカストロフィーは、 $\frac{\partial^3 V}{\partial \theta^3}|_c = (\partial^3/\partial \theta^3)_c E C_w^e (\pi/l)^4 \neq 0$  より「折り目」のカストロフィーとなり、分歧集合は、下式となる。

$$(M_x/M_{cr})^2 = 1 - \sqrt{2K\mu\theta_0}; \quad K = -\frac{\partial f}{\partial \theta}|_c / f_c \quad (3)$$

次に、弾性構成方程式を下式のとおりとする。

$$\begin{bmatrix} M_x \\ M_y \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} M_x/M_{cr} \\ M_y/M_{cr} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} E/2G_y & 0 \\ 0 & E/3G_y \end{bmatrix} \begin{bmatrix} h\phi_x \\ b\phi_y \end{bmatrix} = D^e \begin{bmatrix} h\phi_x \\ b\phi_y \end{bmatrix} \quad (4)$$

$M_{xp}, M_{yp}$  は  $x, y$  軸回り全断面塑性モーメント、 $\phi_x, \phi_y$  は  $M_x, M_y$  に対応する曲率である。さらに降伏関数を

$$F \equiv m_x^2 + m_y^2 - 1 \quad (5)$$

とすれば、Prandtl-Reuss's Eq. より弾塑性剛性 matrix  $D^p$  が求められる。いま  $f = D_{22}^p/D_{22}^e$  とする。 $D_{22}^p, D_{22}^e$  は  $D^p$  の(2.2)要素。また  $f$  の  $\theta$  に関する微分は、

$$\frac{\partial f}{\partial \theta} = \frac{\partial f}{\partial M_x} \left[ \frac{\partial M_x}{\partial \phi_x} \frac{\partial \phi_x}{\partial \theta} + \frac{\partial M_y}{\partial \phi_x} \frac{\partial \phi_x}{\partial \theta} \right] + \frac{\partial f}{\partial M_y} \left[ \frac{\partial M_x}{\partial \phi_y} \frac{\partial \phi_y}{\partial \theta} + \frac{\partial M_y}{\partial \phi_y} \frac{\partial \phi_y}{\partial \theta} \right] \quad (6)$$

より求められる。以上により  $K$  は次式となり

$$K \equiv -\frac{f'_c}{f_c} = 6(1-m_x)^{1/2} m_x \cdot h / \{ b(1 + \frac{1}{2}m_x^2)^2 \} \quad (7)$$

$\mu$  は 2.1 で定義した通りである。したがって 式(3)が評価される。

円筒シェルの場合、(2)に対応する式として Donnell の式を  $w = h\theta \sin(m\pi x/l)$  によりモード変換した(8)式を用いる。 $h$  は板厚、 $l$  は円筒シェルの高さ、 $N_x$  は単位長さの軸方向圧縮力、 $D^e = Eh^3/12(1-\nu^2)$ 、 $a$  は半径である。また一般化初期変位を  $\theta_0$ 、一般化弾性変位を  $\theta^e$  とすると  $\theta = \theta^e + \mu\theta_0$  である。

$$V_I \equiv \frac{\partial V}{\partial \theta} = \left[ f \frac{D^e}{h} \left( \frac{m\pi}{l} \right)^2 + \frac{E}{a^2} \left( \frac{l}{m\pi} \right)^2 \right] \theta^e - \frac{N_x}{h} \theta_0 = 0 \quad (8)$$

このとき分歧集合は下式となる。

$$\sigma/\sigma_{cr} = 1 - \sqrt{2K\mu\theta_0} \quad (9)$$

$\mu$  は(4)において  $\lambda = \sqrt{aC_y/EK - 3(1-\nu^2)}$ 、 $K = K^*$ (全円周に対する弾性部分の長さの比)として評価し、 $K^*$  はつり合い式と、Shanley 効果を考慮した断面の負荷状態より求めた。Fig. 3~5 に I 型梁、十字断面柱、円筒シェルの分歧集合をそれぞれ示す(○印:実験値)。解析の結論として、弾塑性座屈は「折り目」のカストロフィーとなり、分歧集合は通常のつり合式の再評価である程度算定できる。

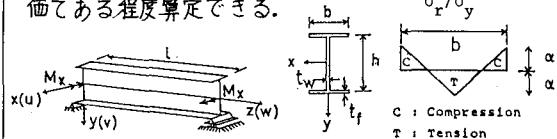


Fig. 2 I型梁の形状と残留応力分布

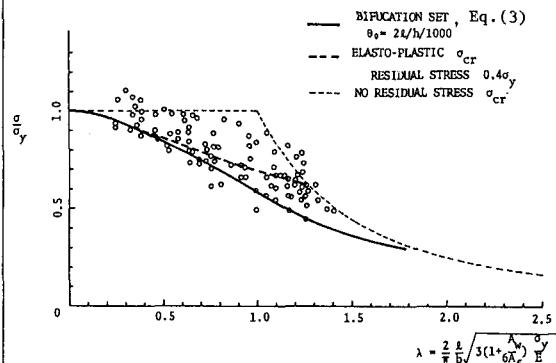


Fig. 3 Bifurcation Set and Beam Test Data in the NDSS System

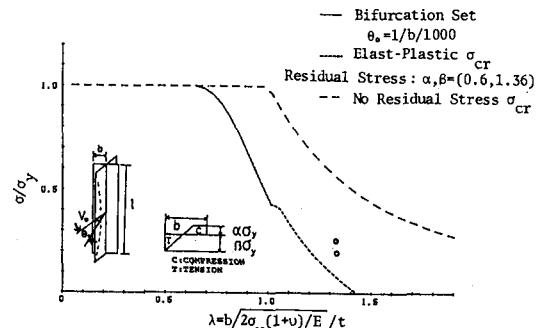


Fig. 4 Strength Curve for Cruciform Columns

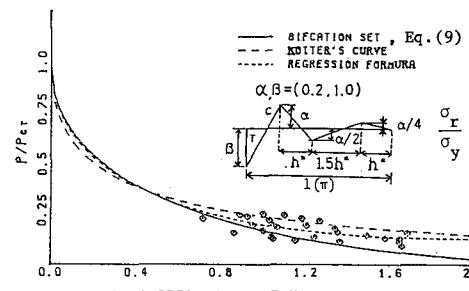


Fig. 5 IMPERFECTION SENSITIVITY OF CYLINDRICAL SHELLS