

九州大学 学生員 ○藤 岡 健 三

正 員 太 田 俊 昭

1. 予えがき

先に著者は、薄肉夕室閉断面を有する桁が、捩りモーメントを受ける場合についての弾塑性解析法を示し、特に Warping に関する収束性の問題点を提示した。

すなわち、単純 Warping 理論に補正関数 Δf を導入する一手法を提案したが、今回は前論文の提示式を一部修正するとともに、塑性域の収束性に力点を置き、歪硬化を含めて解の収束性を考察することとする。

2. 基礎理論

一般に捩りモーメント増分 ΔT を受ける場合、せん断応力増分 $\Delta \tau$ 、曲げ捩り応力増分 $\Delta \sigma_w$ は次式となる。

$$\left. \begin{aligned} \Delta \tau &= G \cdot \Delta \gamma - 3 G \Delta \lambda \bar{\sigma} \\ \Delta \sigma_w &= E \cdot \Delta \epsilon_w - E \Delta \lambda \bar{\sigma} \end{aligned} \right\} \text{----- (1)}$$

($\bar{\sigma} = \{\sigma_w^2 + \tau^2\}^{1/2}$, $\Delta \lambda$; 塑性増分係数)

反り ΔW を、 Δf を捩り率 $\Delta \theta$ の適当な補正関数として次式のごとく導入する。

$$\Delta W = \Delta f \cdot (W_u' + W_o^p) \text{----- (2)}$$

ここで、 W_u' は単純 Warping 理論における反り関数、 W_o^p ; 塑性時反り関数

よって、 ΔW によって生ずる $\Delta \sigma_w$ は、断面の自己平衡条件より、 $W_u = W_u' - \frac{1}{A_0} \int W_u' dA$ として次式で示される。

$$\left. \begin{aligned} \Delta \sigma_w &= E \frac{d(\Delta f)}{dz} W_u + \Delta \sigma_w^p \\ \Delta \sigma_w^p &= E \int_A \sigma_w \Delta \lambda \bar{\sigma} dA \frac{1}{A_0} - E \Delta \lambda \bar{\sigma} \end{aligned} \right\} \text{----- (3)}$$

ここで、せん断流の概念より、 Δq^* を断面閉合条件より求まる不静定せん断流として、せん断流 Δq が次式で示される。

$$\left. \begin{aligned} \Delta q &= \Delta q^* - \int_0^u t \frac{d(\Delta \sigma_w^p)}{dz} du \\ \Delta q_i^* &= \frac{1}{a_i} \left[\int_0^u t \frac{d(\Delta \sigma_w^p)}{dz} du \frac{du}{t} + 2 G \Delta \theta A_i - 3 \oint \bar{\sigma} G \Delta \lambda \bar{\sigma} \frac{du}{t} \right. \\ &\quad \left. + \sum b_{ij} \bar{\sigma}_j^* + 2 \sum \bar{\sigma}_j \int_{ij} G \Delta \lambda \bar{\sigma} \frac{du}{t} \right] \end{aligned} \right\} \text{----- (4)}$$

式(3)、式(4)より若干の計算の後 $\bar{\sigma}_{se} = K_s$; St. Venant の捩り関数、 $\bar{\sigma}_{we}$; 二次せん断流関数、 Δq_p ; 塑性せん断流として次式を得る。

$$\Delta q = \bar{\sigma}_{se} G \Delta \theta - E \bar{\sigma}_{we} \frac{d^2(\Delta f)}{dz^2} + \Delta q_p \text{----- (5)}$$

よって応力の釣り合い式と断面閉合適合条件式による、捩りモーメント ΔT は、次式となる。

$$\Delta T = G J \Delta \theta - E C_w \frac{d^2(\Delta f)}{dz^2} + \Delta T_1^p \text{----- (6)}$$

ここで右辺第一項、第二項はそれぞれ、St. Venant の捩りモーメント、補正された曲げ捩りモーメント、又 $\Delta T_1^p = \int \Delta q_p \cdot x_s du$ なる塑性捩りモーメントを示す。

一方、歪り適合条件式 $\Delta \gamma = \frac{\partial(\Delta W)}{\partial u} + \frac{\partial(\Delta f)}{\partial z}$ を、式(1)に代入し整理すると次式を得る。

$$\Delta q = G t (K_{se} - K_s) \Delta f + G t K_s \Delta \theta - 3 G t \tau \Delta \lambda \text{----- (7)}$$

よって、歪と変形適合条件式を用いて捩りモーメント ΔT は、次式となる。

$$\Delta T = G (J - I_c) \Delta f + G I_c \Delta \theta + \Delta T_2^p \text{----- (8)}$$

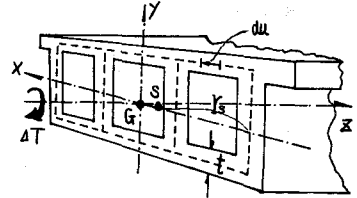


図-1

ここに $I_c = \int t k^2 du$, $\Delta T^p = -3 \int G t \tau \Delta \lambda \times I_s du$ なる塑性捻りモーメント
式(6), 式(8)より, 補正関数 Δf の算定方程式, 及び捻れ率 $\Delta \theta$ が, 次式のごとく求まる。

$$E C_w \frac{d^2(\Delta f)}{dz^2} - G J \tau^2 \Delta f = -\tau^2 \Delta T + \Delta T^p - \Delta T^p (1 - \tau^2) \quad \text{---(9)}$$

$$\Delta \theta = \Delta T / G I_c - \tau^2 \Delta f - \Delta T^p / G I_c \quad \text{---(10)}$$

ただし $\tau^2 = (I_c - J) / I_c$ である。

そこで, $\Delta \lambda$ の算定は, 降伏条件上 $dF = d[(\sigma_w^2 + \tau^2)^{1/2} - \sigma] = 0$ より

$$\frac{\partial F}{\partial \sigma} \Delta \sigma_w + \frac{\partial F}{\partial \tau} \Delta \tau = H' \Delta \lambda = 0 \quad \text{---(11)}$$

式(11)に式(1)を, 代入し整理すると次式を得る。

$$\Delta \lambda = \frac{E}{\sigma} \frac{(\sigma_w \Delta \epsilon_w + 3 G / E \tau \Delta r)}{\{ H' + \frac{1}{\sigma} (E \sigma_w^2 + 9 G \tau^2) \}} \quad \text{---(12)}$$

3. 解析例

以上の理論にもとづき, 180°断面片持りの自由端に捻りモーメント ΔT をかけた場合について結果の一部を図-2に示す。

4. あとがき

以上の結果より, 解の早期発散を防ぐための補正関数 Δf の有効性は明かである。

また, 塑性領域での収束計算においては, $\Delta \lambda$ を式(11)の形のまゝ正めて全体収束計算を行なうことは, 解の収束性を悪化させること, したがって当然のことながら, $\Delta \lambda$ 式は応力式を再導入かうえ整理した式(12)を使用しなければならぬと云えよう。

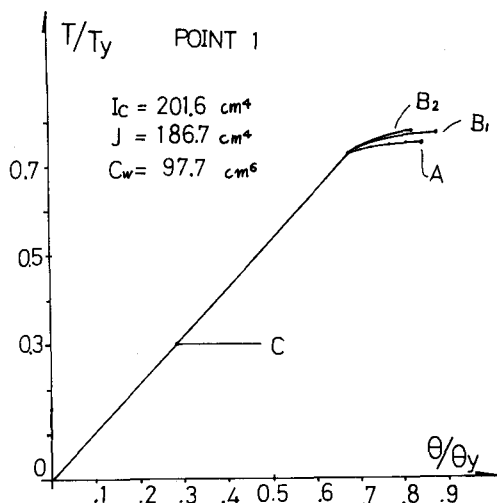
なお, 計算結果の詳細については, 講演時に説明する。

参考文献

- 1) Komatsu, Sakimoto ; *Elasto-Plastic Behavior of Thin-Walled Steel Tubes Under Combined Forces*, PROC. OF JSCE, NO235, 1975.

- 2) 太田, 藤岡 ; 薄肉多室閉断面桁の弾塑性曲げ捻り理論(昭和48年度土木学会西部支部研究発表論文集)
- 3) 太田, 吉村 ; 組み合せ負荷を負荷を受ける薄肉多室閉断面桁の弾塑性解析(九大工学集報, 研究奨励)
- 4) 太田, 藤岡 ; 薄肉多室閉断面梁の弾塑性曲げ捻り(昭和50年, 第30回年次学術講演会講演集)
- 5) Besscotter ; "A Theory of Torsion Bending for Multicells Beams" *Journal of Applied Mechanics*, vol.21, No.1, p.25, 1954.

- 6) O.C. Zienkiewicz ; *Elasto-Plastic Solutions of Engineering Problems 'Initial Stress', Finite Element Approach* *International Journal for Numerical Method in Engineering* Vol.1, 75-100.



A; τ を含み, $\Delta \lambda$ 式は (11), $H' = 0.032E$, C; τ なし

B1; τ を含み, $\Delta \lambda$ 式は (12), $H' = 0$

B2; τ を含み, $\Delta \lambda$ 式は (12), $H' = 0.032E$

図-2