

九州大学 正員 太田俊昭
 学生員 藤岡健三

1. まえがき

薄肉多室間断面桁の捩り解析法としては、セン断流理論ならびに有限要素法等による解法があり、前者に対する既往研究としては、小松崎本氏のWarpingを無視した、いわゆるSt. Venantの単純相じりセン断流のみを考慮した研究¹⁾、および着者らの単純Warping理論を拡張した^{2),3)}ものがある。一般に薄肉多室間断面の捩り挙動には、Warpingを無視できないが、なおんずく塑性領域では、これまで微小と考えられていたWarpingに及ぼす二次セン断ひずみの影響も大となり、これを無視した単純Warping理論では、Warping Momentの大きい固定端部で解が早期に発散してしまうことになる。そこで、本研究では補正関数を導入することにより、Warping関数を予め補正して、解の早期発散を防ぐとともに固定条件($w=0$)を、すっきりした形で与えられる解法を提案した。誘導補正関数は、弾性範囲内では、BenscoterがGalerkin法より導いたものに⁴⁾全く同一関数で求められる。以下に理論の骨子と計算結果の一部を報告する。

2. 基礎理論

捩りモーメントをT, 捩れ率を θ とすれば、セン断応力増分 σ で、曲げ捩り応力増分 $\hat{\sigma}_w$ は一般に次の式で与えられる。(注: 以下増分は略す)

$$\sigma = G\dot{\gamma} - 2\tau G\lambda \quad , \quad \hat{\sigma}_w = E\dot{\epsilon}_w - \frac{2}{3}\sigma_w E\lambda \quad \text{----- (1)}$$

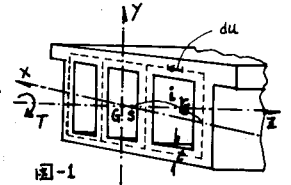


図-1

ここで塑性時定数 λ は、Misesの条件式により決定される。反り w は、弾性時に於いては次のように求められる

ここで、単純Warping理論による断面の反り w は、弾性時に於いては次のように求められる

$$\dot{w} = \dot{\theta} \cdot Wu \quad \text{----- (2)}$$

ここで、反り w と f と θ の適当な補正関数として次式のように導入する。

$$\dot{w} = \dot{f} \cdot (Wu + \dot{w}_1^p + \dot{w}_0^p) \quad \text{----- (3)}$$

(ここで $\dot{w}_1^p = \int_0^u K_g \dot{\gamma} du - \int_0^u I_s \dot{\epsilon} du$, K_g ; 捩りセン断流関数, I_s ; セン断中中心より断面への法線長さ)

この時、反り w によって生じる垂直曲げひずみ $\dot{\epsilon}_w$ は、 $\dot{\epsilon}_w = \frac{dw}{dz} = \frac{df}{dz} Wu + \frac{d}{dz}(\dot{f} \dot{w}_1^p) + \frac{d}{dz}(\dot{f} \dot{w}_0^p)$ (4)

式(4)中の $\frac{d}{dz}(\dot{f} \dot{w}_0^p)$ は、断面の自己平衡条件という条件より求められる。

$$\frac{d}{dz}(\dot{f} \dot{w}_0^p) = \frac{2}{3EA_0} \int_A \sigma_w E \lambda dA - \frac{1}{A_0} \int_A \frac{d}{dz}(\dot{f} \dot{w}_1^p) dA \quad \text{----- (5)}$$

式(5), 式(4)を式(1)に代入することにより、曲げ捩り応力 $\hat{\sigma}_w$ は、次の式で与えられる。($Wu = Wu - \frac{1}{A_0} \int_A Wu dA$)

$$\hat{\sigma}_w = E \frac{df}{dz} Wu + \dot{\sigma}_w^p \quad \text{----- (6)}$$

$$\dot{\sigma}_w^p = \frac{2}{3} \frac{E}{A_0} \int_A \sigma_w \lambda dA - \frac{2}{3} \sigma_w E \lambda + E \frac{d}{dz}(\dot{f} \dot{w}_1^p) + \frac{1}{A_0} \int_A \frac{d}{dz}(\dot{f} \dot{w}_1^p) dA \quad \text{----- (7)}$$

ここで、セン断流の概念 $\mathcal{F} = \tau \tau$ を導入すると、 $\dot{\mathcal{F}}^*$ を不静定セン断流として次の式が成立する。

$$\dot{\mathcal{F}} = \dot{\mathcal{F}}^* - \int_0^u \dot{\tau} \cdot \frac{d\dot{\mathcal{F}}}{dz} du \quad \text{----- (8)}$$

この $\dot{\mathcal{F}}^*$ は、隣断面iの変形の適合条件より次式で決定される。

$$a_i \dot{\mathcal{F}}_i^* - \sum b_{ij} \dot{\mathcal{F}}_j^* = \int \frac{d\dot{\sigma}_w}{dz} \cdot t \cdot du + 2G\theta \dot{A}_i - 2\mathcal{F} \dot{\mathcal{F}} G \lambda \frac{du}{z} + 2 \sum \dot{\mathcal{F}}_{ij}^* \int G \lambda \frac{du}{z} \quad \text{----- (9)}$$

(ここで、 $a_i = \int \frac{du}{z}$, $b_{ij} = \int \frac{du}{z}$) よって式(8)に、式(7), 式(9)を代入し整理すると次式を与える。

$$\dot{\mathcal{F}} = \bar{\mathcal{F}}_{sc} \cdot G \dot{\theta} - E \frac{d^2 \dot{f}}{dz^2} \bar{\mathcal{F}}_{we} + \dot{\mathcal{F}}_p \quad \text{----- (10)}$$

(ここで、 $\bar{\mathcal{F}}_{sc} = K_s$, $\bar{\mathcal{F}}_{we} = \int_0^u Wu \cdot t \cdot du - \frac{1}{A_0} \int \int Wu \cdot t \cdot du \cdot du$, $\dot{\mathcal{F}}_p$; 塑性セン断流)

ここで $\dot{T} = \int A_s \dot{\mathcal{F}} \cdot du$ であるから、 $\dot{T} = 2 \sum K_s A_i$, $C_w = \int I_s \bar{\mathcal{F}}_{we} du = \int Wu^2 \cdot t \cdot du$ とおけば、

$$\dot{T} = G \dot{\mathcal{F}} \dot{\theta} - E C_w \frac{d^2 \dot{f}}{dz^2} + \dot{T}_p \quad \text{----- (11)}$$

式(11)の右辺第一項は、St. Venantの弾性捩りモーメント、第二項は補正された曲げ捩りモーメント、第三項は $\bar{T}^p = \int_A \bar{\rho}_s \cdot \bar{T}_s du$ なる塑性捩りモーメントである。

一方、式(1)より、 $\bar{\rho}_s = t \bar{\epsilon} = t(\bar{\rho} G - 2 \bar{\epsilon} G \lambda)$ ----- (12)

歪の適合条件式は、 $\bar{\rho} = \frac{\partial \bar{w}}{\partial u} + \frac{\partial \bar{\theta}}{\partial z}$ ----- (13) で示されるから、式(3)と $\bar{\rho}_s = \bar{\rho} t$ 中 $\bar{\rho}$ を式(13)に代入して整理すれば次式を与える。

$$\bar{\rho} = t G (K_s t - I_s) \bar{f} + t G I_s \bar{\theta} - 2 t \bar{\epsilon} G \lambda + t G \bar{\rho}^p \quad \text{----- (14)}$$

よって、 $\bar{T} = \int_A I_s \bar{\rho} du$ より、捩りモーメント \bar{T} が次の式のように決定される。

$$\bar{T} = G(\mathcal{J} - I_c) \bar{f} + G I_c \bar{\theta} + \bar{T}^p \quad \text{----- (15)}$$

(1)に於し $\bar{T}^p = -2 \int_A I_s t \bar{\epsilon} G \lambda du + G \int_A I_s t \bar{\rho}^p du$, また $\mathcal{J} = \int_A I_s K_s du$, $I_c = \int_A t \cdot I_s^2 du$)

式(11)と式(15)は、当然同値であることから、未知関数 \bar{f} の決定方程式が次のように与えられる。

$$E C_w \frac{d^2 \bar{f}}{dz^2} - G \mathcal{J} \bar{f} = -\bar{\epsilon}^2 \bar{T} + \bar{T}^p - \bar{T}^p (1 - \bar{\epsilon}^2) \quad \text{----- (16)}$$

(1)に於し、 $\bar{\epsilon}^2 = (I_c - \mathcal{J})/I_c$) , また捩り率 $\bar{\theta}$ は、次式のように決定される

$$\bar{\theta} = \bar{T}/G I_c + \bar{\epsilon}^2 \bar{f} - \bar{T}^p/G I_c \quad \text{----- (17)}$$

以上の誘導式(11), (16), (17) は、 $\bar{T}^p = 0$, $\bar{\epsilon}^2 = 0$ とおけば Benscoter の結果と一致する。

3. 解析例 図-2に示すような、1BOX断面片持ばりの自由端に、捩りモーメント T がかける場合について計算し結果の一部を示す。断面は同方向172分割、長さ方向10分割とした。詳細は発表時に報告する。

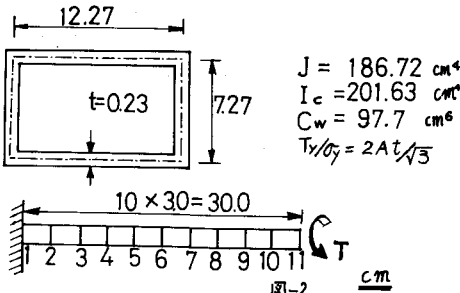


図-2

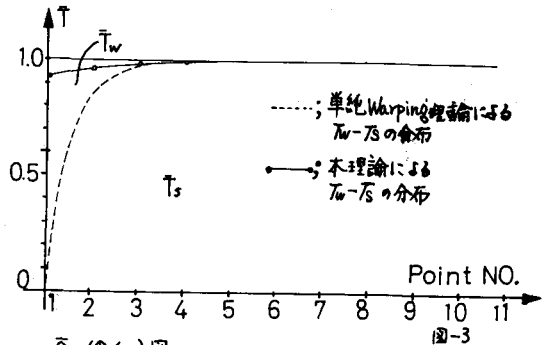


図-3

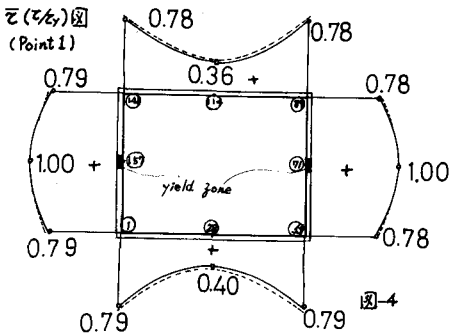


図-4

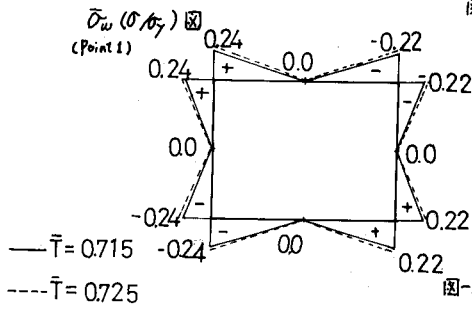


図-5

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捩り理論 (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 ; 組み合わせ負荷を受ける薄肉多室閉断面桁の弾塑性解析 (九州大学, 工学集報, 第48巻, 1-1号)
- 4) Benscoter ; "A Theory of Torsion Bending for Multicell Beams." Journ. of Applied Mechanics, vol. 21, no. 1, p. 25, 1954
- 5) 太田, 藤岡 ; 薄肉多室閉断面桁の弾塑性曲げ捩り解析 (昭和49年, 才29回年次学術講演会講演集)