

九州大学 学生員 田村一美
 大塚久哲
 正員 太田俊昭

1. まえがき

本研究は、断面一様な薄肉箱形が、各種の組み合せ負荷を受ける場合の一般的な弾塑性問題を、有限要素法によって解く方法を示したもので、両端半純支承薄肉箱形構を取り扱ったものである。

周知のとおり、薄肉箱形の弾塑性解析法としては、有限要素法やせん断流理論などがあり、前者は、分割要素の増大に伴ない未知数が激増するため、複雑な箱形構と対象とする場合に、計算容量上分割数を制約される難があり、後者は、断面形状の変化を考慮しない欠点がある。これに対して、有限要素法は、本質的には有限要素法と云ふが、未知数を削減する効果と有し、薄肉箱形構との複雑な折板構造に有利な実用解法と云えよう。

この分野に関しては、弹性挙動を取り扱っている研究は實量とともに充実しているが、弾塑性挙動に対するそれは、板からびにI形断面の局部座屈に関する研究例があるが、薄肉箱形については著者らの知る限り見当りられない。

2. 解析手法について

有限要素法による弹性挙動の解析手法について、既に確立されてるので説明は省略し、主に塑性挙動の解析手法について述べるものとする。なお、解析モデルは、図-1のような薄肉構造を対象とする。

塑性歪増分 $\{\dot{\epsilon}\}_p$ は、降伏関数と F として、流れ法则により次のように表わせら。

$$\{\dot{\epsilon}\}_p = \lambda \left\{ \frac{\partial F}{\partial \sigma} \right\} \quad (\lambda: \text{比例係数}) \quad (1)$$

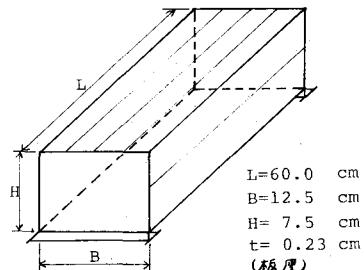


FIG-1

微小変形理論を仮定しているから、弹性歪増分を $[D]^{-1}\{\dot{\epsilon}\}$ とすると、全歪増分 $\{\dot{\epsilon}\}$ は、

$$\{\dot{\epsilon}\} = [D]^{-1}\{\dot{\epsilon}\} + \lambda \left\{ \frac{\partial F}{\partial \sigma} \right\}, \quad \text{これより,} \quad \{\dot{\epsilon}\} = [D]\{\dot{\epsilon}\} - \lambda [D] \left\{ \frac{\partial F}{\partial \sigma} \right\} \quad (2), (3)$$

ここに、

$$\lambda = \frac{\left\{ \frac{\partial F}{\partial \sigma} \right\}^T [D] \{\dot{\epsilon}\}}{H' + \left\{ \frac{\partial F}{\partial \sigma} \right\}^T [D] \left\{ \frac{\partial F}{\partial \sigma} \right\}} \quad (H': \text{歪硬化係数}) \quad (4)$$

さて、(3)式を平面応力場の仮定における成分表示すると、

$$\begin{pmatrix} \dot{\epsilon}_x \\ \dot{\epsilon}_y \\ \dot{\epsilon}_{xy} \end{pmatrix} = \frac{E}{1-\nu^2} \begin{pmatrix} 1 & \nu & 0 \\ \nu & 1 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1-\nu}{2} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \dot{\epsilon}_x \\ \dot{\epsilon}_y \\ 2\dot{\epsilon}_{xy} \end{pmatrix} - \begin{pmatrix} \Delta \dot{\epsilon}_x \\ \Delta \dot{\epsilon}_y \\ \Delta \dot{\epsilon}_{xy} \end{pmatrix} = \frac{1}{\Delta \sigma} \begin{pmatrix} \Delta \epsilon_x^2 & \Delta \epsilon_{xy} & \Delta \epsilon_{yx} \\ \Delta \epsilon_y^2 & \Delta \epsilon_{xy} & \Delta \epsilon_{yx} \\ S.Y.M. & \Delta \epsilon_x^2 & 2\Delta \epsilon_{xy} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \dot{\epsilon}_x \\ \dot{\epsilon}_y \\ 2\dot{\epsilon}_{xy} \end{pmatrix} \quad (5), (6)$$

$$\text{ここで } \Delta \epsilon_1 = \frac{E}{3(1-\nu^2)} \{(2\bar{\epsilon}_x - \bar{\epsilon}_y) + \nu(2\bar{\epsilon}_y - \bar{\epsilon}_x)\}, \quad \Delta \epsilon_2 = \frac{E}{3(1-\nu^2)} \{\nu(2\bar{\epsilon}_x - \bar{\epsilon}_y) + (2\bar{\epsilon}_y - \bar{\epsilon}_x)\}$$

$$\Delta \epsilon_3 = \frac{E}{1+\nu} \bar{\epsilon}_{xy}, \quad \Delta \sigma = \frac{4H'\sigma_e^2}{9} + (-2\bar{\epsilon}_x - \bar{\epsilon}_y)\Delta \epsilon_1 + \left(\frac{2\bar{\epsilon}_y - \bar{\epsilon}_x}{3}\right)\Delta \epsilon_2 + 2\bar{\epsilon}_{xy}\Delta \epsilon_3 \quad (\sigma_e: \text{相当応力})$$

ここで、図-2の分割要素(i, j, k)が塑性応力場にならざると仮定すれば、(6)式の $\Delta\{\delta\}$ をフーリエ展開しておく必要がある。すなまち、

$$\left. \begin{aligned} \Delta\bar{x}_{in}(i,j,k) &= \sum_n \Delta\bar{x}_{in}(i,j,k) \sin kn\theta \\ \Delta\bar{y}_{in}(i,j,k) &= \sum_n \Delta\bar{y}_{in}(i,j,k) \sin kn\theta \\ \Delta\bar{z}_{in}(i,j,k) &= \sum_n \Delta\bar{z}_{in}(i,j,k) \cos kn\theta \end{aligned} \right\} \quad (7)$$

とおき、

$$\left. \begin{aligned} \Delta\bar{x}_{in}(i,j,k) &= \frac{2}{l} \int_{i,j,k} \Delta\bar{x} \sin kn\theta \, d\theta \\ \Delta\bar{y}_{in}(i,j,k) &= \frac{2}{l} \int_{i,j,k} \Delta\bar{y} \sin kn\theta \, d\theta \\ \Delta\bar{z}_{in}(i,j,k) &= \frac{2}{l} \int_{i,j,k} \Delta\bar{z} \cos kn\theta \, d\theta \end{aligned} \right\} \quad (8)$$

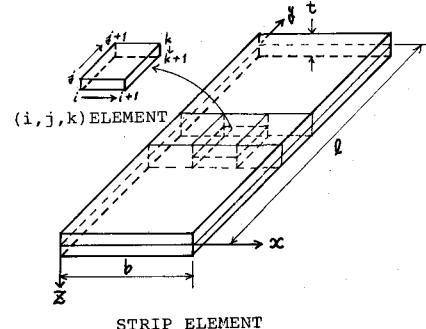


FIG-2

以上により、変形が微小で面内と面外の変形の連成がないものとすると、最小ポテンシャルエネルギーの原理^{1), 2)}を使って次に示す関係式を得る。

$$\text{面内: } t K_{pm} \dot{\delta}_{pm} - \frac{t}{2} \sum_c \sum_{j,k} \dot{L}_{pm}(i,j,k) - \dot{F}_{pm}^L - \dot{F}_{pm}^R = 0 \quad (9)$$

$$\text{面外: } K_{bm} \dot{\delta}_{bm} - \sum_c \sum_{j,k} \dot{L}_{bm}(i,j,k) - \dot{F}_{bm}^L - \dot{F}_{bm}^R = 0 \quad (10)$$

ここに、 K_{pm}, K_{bm} は弹性時と同じ面内および面外剛性マトリックス、 $\dot{F}_{pm}^L, \dot{F}_{bm}^L$ は節線荷重マトリックス、 $\dot{F}_{pm}^R, \dot{F}_{bm}^R$ は要素内の荷重マトリックス、 $\dot{\delta}_{pm}, \dot{\delta}_{bm}$ は変位マトリックスであり、 $K_{pm}, K_{bm}, \dot{L}_{pm}, \dot{L}_{bm}$ はそれぞれ慣用の記号を用いて次のように表わせろ。^{1), 2)}

$$K_{pm} = \int_0^l \int_0^b B_{pm}^T D B_{pm} dx dy dz, \quad K_{bm} = \int_0^l B_{pm}^T H_{bm}^T D H_{bm} dx dy dz \quad (11), (12)$$

$$\dot{L}_{pm}(i,j,k) = \int_0^l \int_{x_i}^{x_{i+1}} B_{pm}^T \begin{Bmatrix} \Delta\bar{x}_{in}(i,j,k) \sin kn\theta \\ \Delta\bar{y}_{in}(i,j,k) \sin kn\theta \\ \Delta\bar{z}_{in}(i,j,k) \cos kn\theta \end{Bmatrix} dx dy dz \quad (13)$$

$$\dot{L}_{bm}(i,j,k) = \int_{z_k}^{z_{k+1}} \int_0^l \int_{x_i}^{x_{i+1}} B_{bm}^T H_{bm} \begin{Bmatrix} \Delta\bar{x}_{in}(i,j,k) \sin kn\theta \\ \Delta\bar{y}_{in}(i,j,k) \sin kn\theta \\ \Delta\bar{z}_{in}(i,j,k) \cos kn\theta \end{Bmatrix} dx dy dz \quad (14)$$

実際の解法は、Initial Stress Methodなどとの収束計算によって行なわれることになる。

参考文献

- 1) Y. K. Cheung : Analysis of Curved Box Girder Bridges by Finite Strip Method, International Association for Bridges and Structural Engineering Publications (1971)
- 2) O.C. Zienkiewicz : Elasto-Plastic Solutions of Engineering Problems 'Initial Stress' Finite Element Approach, Int. J. for Numerical Method in Eng. (1969)