

東京大学 正實 奥村敏恵

埼玉大学 正員・浜島良吉

1. まえがき

連続体の力学は、数学的には偏微分方程式として表わされるが、この厳密解は特定の場合にしか得られていない。そこで種々の近似解法が研究され、有限要素法によつて今まで解析不能の多くの問題が解かれている。又変分法に基づくこの有限要素法では解が得られる問題に対して weighted residual 法を用ひることにより、さらに多くの問題が解かれてる。collocation 法、subdomain 法、Galerkin 法、そして least square 法等がそれであり、汎用性が存在しない問題に対して多く用ひられてる。これは、直接、微分方程式に適当な weight をまじ、その領域内の積分値をとることにより近似解を得る方法である。例えば、常板要素法における Galerkin 法 (Kantrouch 法) を用ひて、偏微分方程式を常微分方程式に変換し、板長手方向に対して無限自由度の解を得ることが出来る。こうした有限要素法と解析解を取り入れた解析法は、大きくなる集中する問題に対して特に有効となる。ところで本小論においては、殻と殻、あるいは、板と殻とが接合する構造においてはその接合部近傍に大きな应力集中集中が生ずるが、これより構造の解析に対し weighted residual 法を用ひることにより、これを用いた構造要素の解析解をもつて用ひることができることを示した。又これらの構造要素の基礎微分方程式は、複素力を用いた曲面板の基礎式より導くことができる。

2. 解析方法

境界値問題を一般に次のように表す。

基礎微分方程式

$$L(\phi) = g \quad (1)$$

境界条件式 振合条件式

$$B(\phi) = g \quad (2) \quad (L, B \text{ は 微分演算子})$$

ここで (1), (2) 式の未知量 中を 未知常数 X_k の線形結合として表す。

$$\phi = \sum_{k=1}^n \phi_k X_k \quad (3)$$

を基礎微分方程式 (1) が満足するようになる (3) を (2) に代入すれば

$$R = B(\phi) - g$$

R は残差であり、境界線、接合線の discrete element 有限要素において、この残差の二乗の和が最小となるよう X_k を定める。

$$\sum_{j=1}^m \frac{\partial}{\partial x} \int_S \delta(S_j - S) (B(\phi) - g)^2 dS = 0 \quad (4)$$

$\delta(S_j - S)$ は ティラントリニアラ函数であり、 S は境界線上に沿う長さをもつ。又総和記号 $\sum_{j=1}^m$ は境界線、接合線の総和を表す。 (4) 式より

$$\sum_{j=1}^m \frac{\partial}{\partial x} (B\phi - g)^T (B\phi - g) = 0$$

$$\sum_{j=1}^m B^T B \phi = \sum_{j=1}^m B^T g \quad (5)$$

これを (4) 式を次のように表す。

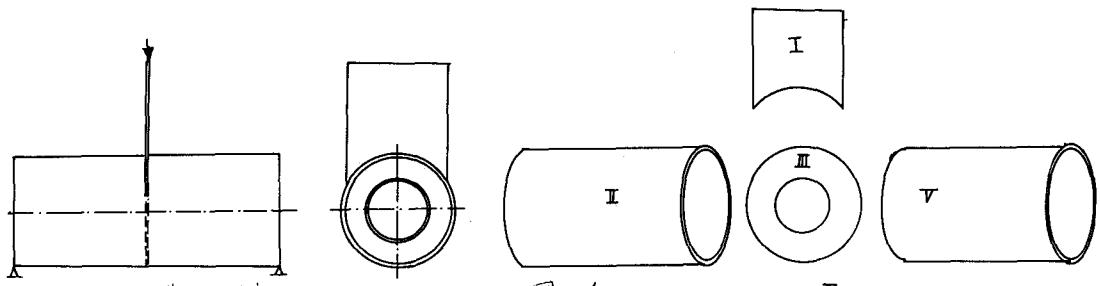
$$\sum_{j=1}^m \int_S \frac{\partial}{\partial x} (B\phi - g)^T \delta(S_j - S) (B\phi - g) dS = 0 \quad (6)$$

これが $\frac{\partial}{\partial x} (B\phi - g)^T \delta(S_j - S)$ を $(B(\phi) - g)$ の weight function とみなすことができる。左辺は正値対称行列となり $\sum_{j=1}^m$ により (2) の条件式の数だけの微分エントリックス $B^T B$ を重ね合わせることにより、全体の微分エントリックスが形成される。これは有限要素法において全体の剛性エントリックスが要素の剛性エントリックスを重ね合わせることにより得られることによく類似している。

3. ダイヤフラム補強されたパイプの剛性解析

図-1 が示すとおり、ダイヤフラム補強されたパイプが荷重を受ける構造を示す。

このダイヤフラムはさらにスチナーリング補強されており、これは構造要素 I, II, III, IV を分離して取扱いの簡単な要素の解析解を求め、その中に含まれる未知常数は境界条件、接合条件を満足するように (5) より決定される。これはパイプの解から beam theory の解を分離するに由来する。解析は簡単化される。



4. 曲面板の基礎方程式

図-1

曲面板の基礎方程式は複素力 $\tilde{T}_1, \tilde{T}_2, \tilde{S}, \tilde{\Gamma}$ を用いて次のように表わされ.

$$\begin{aligned} & \frac{1}{A_1 A_2} \left[\frac{\partial A_1 \tilde{T}_1}{\partial \alpha_1} + \frac{\partial A_2 \tilde{T}_2}{\partial \alpha_2} + \frac{\partial A_1 \tilde{S}}{\partial \alpha_1} \tilde{\Gamma} - \frac{\partial A_2 \tilde{S}}{\partial \alpha_2} \tilde{\Gamma} \right] + i \frac{c}{R_1 A_1} \frac{1}{\partial \alpha_1} \tilde{\Gamma} + \delta_1 = 0 \\ & \frac{1}{A_1 A_2} \left[\frac{\partial A_2 \tilde{S}}{\partial \alpha_2} + \frac{\partial A_1 \tilde{T}_2}{\partial \alpha_1} + \frac{\partial A_2 \tilde{S}}{\partial \alpha_2} \tilde{\Gamma} - \frac{\partial A_1 \tilde{T}_2}{\partial \alpha_1} \tilde{\Gamma} \right] + i \frac{c}{R_2 A_2} \frac{1}{\partial \alpha_2} \tilde{\Gamma} + \delta_2 = 0 \end{aligned} \quad (7)$$

ここで A_1, A_2 はラーメン定数であり、曲線座標 α_1, α_2 が定まれば決定される量であり、 R_1, R_2 は曲率半径を表す。図-2 に示された T_1, T_2, \dots や、

△ $\Delta(\Gamma)$ のように複素力 $\tilde{T}_1, \tilde{T}_2, \tilde{\Gamma}$ を用いて表わすことでき。

5. ハミルトニアンの解

$$\alpha_1, \alpha_2, \dots \text{ 対応 } \alpha_1 = \frac{x}{a}, \alpha_2 = \theta, A_1 = A_2 = A, R_1 = R, R_2 = a$$

これを(7)式に代入すればハミルトニアンの基礎微分方程式が得られる。

$$\Delta \Delta(\Gamma) + \frac{\partial^2 \tilde{\Gamma}}{\partial \theta^2} + i z \theta^2 \frac{\partial^2 \tilde{\Gamma}}{\partial z^2} = 0, \quad (\Delta(\dots)) = \frac{\partial^2 \dots}{\partial z^2} + \frac{\partial^2 \dots}{\partial \theta^2}$$

$$\text{これより } \tilde{\Gamma} = \tilde{A}_0 e^{-i(\theta-z)} + \tilde{A}_1 e^{-i(\theta+z)} + C_1 e^{iz} + C_2 e^{-iz} + \sum_{k=2}^{\infty} \left(\tilde{A}_k e^{ikz} + \tilde{B}_k e^{-ikz} \right) \times w \sin k\theta$$

6. 荷重盤 タイヤフレームの解

平板の基礎微分方程式は複素元の高数 $\tilde{\Gamma}$ を用いて次のように表わされる。

$$-i c \Delta \Delta(\tilde{\Gamma}) = g_n, \quad (\Delta(\dots)) = \frac{\partial^2}{\partial x^2} \left(\frac{\partial^2 \dots}{\partial z^2} + \frac{\partial^2 \dots}{\partial \theta^2} \right) \frac{1}{R_1 R_2}$$

極座標を用いた時は $\alpha_1 = s_1, \alpha_2 = \theta, A_1 = a, A_2 = a' \theta, g_n = 0$ となり

$$\text{これより } -i c \Delta \Delta(\tilde{\Gamma}) = 0, \quad (\Delta(\dots)) = \frac{1}{a^2} \left[\frac{\partial^2}{\partial \theta^2} + \frac{1}{a^2} \frac{\partial^2}{\partial s_1^2} + \frac{1}{a'^2} \frac{\partial^2}{\partial s_2^2} \right]$$

荷重盤の解は図-4 の扇形板に対する解を用いて扇形板を一辺矩形板に写像し、矩形板の基礎方程式を満足する元の高数 $\tilde{\Gamma}$ を求め、それを扇形板に逆写像することでより求める。

$$\tilde{\Gamma} = \frac{g_n}{2} \tilde{A}_0^2 + \log s_1^2 \tilde{A}_0^2 + \tilde{C}_0^2 s_1^2 \ln \theta + \sum_{n=1}^{\infty} \left(\tilde{A}_n^2 s_1^n + \tilde{B}_n^2 s_1^{n+2} \tilde{C}_n^2 s_1^{n+2} + \tilde{D}_n^2 s_1^{n+2} \right) \cos n\theta + \sum_{n=1}^{\infty} \left[\left(\tilde{E}_n^2 + \tilde{F}_n^2 \right) e^{i n \theta} \cos(n \theta) + \tilde{G}_n^2 e^{-i n \theta} \cos(n \theta) \right]$$

$$n = \frac{m\pi}{a}, \quad \beta_m = \frac{(2m-1)\pi}{2} \frac{1}{2a^2/a'}$$

7. タイヤフレームの解

$$\tilde{\Gamma} = \frac{g_n}{2} \tilde{A}_0^2 + \log \tilde{B}_0^2 + \left(\tilde{C}_0^2 s_1^{-1} + p^2 B_0^2 \right) \cos \theta + \sum_{n=1}^{\infty} \left(s_1^n \tilde{A}_n^2 + \tilde{B}_n^2 s_1^{n+2} + \tilde{C}_n^2 s_1^{-n} + \tilde{D}_n^2 s_1^{-n+2} \right) \cos n\theta$$

複素力 $\tilde{T}_1, \tilde{T}_2, \tilde{S}$ は複素元の高数を用いて次により得られる

$$\tilde{T}_1 = \frac{1}{2} \frac{\partial^2 \tilde{\Gamma}}{\partial \theta^2} + \frac{1}{2} \frac{\partial^2 \tilde{\Gamma}}{\partial z^2}, \quad \tilde{T}_2 = \frac{2}{3} \frac{\partial \tilde{\Gamma}}{\partial z}, \quad \tilde{S} = -\frac{2}{3} \left(\frac{1}{2} \frac{\partial \tilde{\Gamma}}{\partial \theta} \right)$$

7. スカラリニゲーの解

(7)式よりスカラリニゲーの基礎方程式は次のようになる。

$$\frac{\partial^2 \tilde{\Gamma}}{\partial \theta^2} + \frac{1}{2} \frac{\partial^2 \tilde{\Gamma}}{\partial z^2} = -g_n r, \quad \tilde{T}_2 - \frac{1}{2} \frac{\partial \tilde{\Gamma}}{\partial z} \Delta(\tilde{\Gamma}) = g_n r \quad (\Delta(\dots)) = \frac{\partial^2 \dots}{\partial z^2}$$

これを(7)式の基礎方程式に代入すれば

$$2R^2 = \frac{r}{C}, \quad C = \frac{R^2}{\sqrt{12}}$$

$$\frac{\partial^2 \tilde{\Gamma}}{\partial z^2} + \tilde{T}_2 = r \left(g_n - \frac{2g_n}{\partial \theta} \right)$$

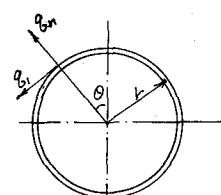


図-5

8. 終わりに

本解説法による計算の詳細は当面省略する予定である。