

局部的等分布荷重を受ける矩形板の安定
——周辺単純支持と固定の場合——

九州大学工学部 正員 山崎徳也

△ 学生員 ○後藤惠輔

1. 緒言 構造物の構成要素としての矩形板の座屈荷重は土木、機械および航空構造物等の設計において重要なファクターであるが、局部的等分布荷重を受ける矩形板の安定問題に関する研究は比較的小く、K.Glinkmann⁽¹⁾、L.Zetlin⁽²⁾ および R.N.Williams⁽³⁾ の報告があるに過ぎない。文献(1)は座屈の際の板の撓み波形の仮定に問題があり、高さ b と幅 a の比が 0.9 以上の板にしか適用できず、文献(2)は応力図範に制限があってこれを $b/a \geq 1/3$ の板に適用することは妥当ではない。これらに対して文献(3)は $1/3 \leq b/a \leq 3$ の板も取扱っており非常に実用的ではあるが、(1)および(2)の結果との比較を行なっていらず、また(1)、(2)がエネルギー法によっているのに対し、階差法を用いて解を得ている。そこで本論では一般形状の矩形板について(1)、(2)と同じくエネルギー法による座屈荷重の近似解を求めた。

まず矩形板の応力分布を正しく決定し、これに基づいてエネルギー法、またRaileigh-Ritzの方法によって座屈条件式を誘導した。矩形板の境界条件としては(i)周辺単純支持 (ii)周辺固定の場合を考え、そのものについて座屈荷重を矩形板の二辺の比および荷重幅の荷重刃に対する比とを変数として算定した。

2. 矩形板の応力分布 図-1 に示すごとく、 x_1 、 y 直交座標を考え板の上縁中央に $\pm l$ 幅に亘って等分布する圧縮荷重 P および下縁の両端に幅 $l/2$ に亘って等分布する圧縮荷重 $P/2$ が作用するものとする。

簡単のため

$$x = 2x_1/a, y = 2y_1/b, \alpha = l/a, \alpha' = l'/a, \beta = a/b \quad \dots \dots (1)$$

なる無次元数を用いることにあら。

この場合の応力に関する境界条件は式(1)の記号を用いて次式のごとく表わされる。

$$\begin{aligned} x = \pm 1 \text{ にて } \sigma_x &= \sigma_{xy} = 0 \\ y = +1 \text{ にて } \sigma_y &= -\frac{2P}{ah} \left(\frac{1}{2} + \frac{1}{\pi a h} \sum_{n=1}^{\infty} \frac{1}{n} \sin n\pi \alpha \cos n\pi x \right) \\ &\quad \sigma_{xy} = 0 \\ y = -1 \text{ にて } \sigma_y &= -\frac{2P}{ah} \left(\frac{1}{2} - \frac{1}{\pi a h} \sum_{n=1}^{\infty} \frac{1}{n} \sin n\pi (1-\alpha') \cos n\pi x \right) \\ &\quad \sigma_{xy} = 0 \quad (h: \text{板厚}) \end{aligned} \quad \dots \dots \dots \quad (2)$$

これを満足する応力系は次式で与えられる。⁽⁴⁾

$$\begin{aligned} \sigma_x &= \frac{2P}{ah} \sum_{n=1}^{\infty} \left\{ A_n S \left(\frac{n}{\beta}, y \right) \cos n\pi x + B_n T \left(\frac{n}{\beta}, x \right) \cos n\pi y \right\} - \frac{P}{\pi a h} \sum_{n=1}^{\infty} \frac{1}{n} \left(\frac{1}{\alpha} \sin n\pi x + \frac{1}{\alpha'} \sin n\pi (1-\alpha') \right) S' \left(\frac{n}{\beta}, y \right) \cos n\pi x \\ &\quad + \frac{2P}{ah} \sum_{n=1}^{\infty} \left\{ C_n S \left(n\beta, x \right) \sin n\pi y + D_n T \left(n\beta, x \right) \cos n\pi y \right\} \\ \sigma_y &= -\frac{P}{ah} + \frac{2P}{ah} \sum_{n=1}^{\infty} \left\{ A_n S \left(\frac{n}{\beta}, y \right) \cos n\pi x + B_n T \left(\frac{n}{\beta}, x \right) \cos n\pi y \right\} - \frac{P}{\pi a h} \sum_{n=1}^{\infty} \frac{1}{n} \left(\frac{1}{\alpha} \sin n\pi x + \frac{1}{\alpha'} \sin n\pi (1-\alpha') \right) T' \left(\frac{n}{\beta}, y \right) \cos n\pi x \\ &\quad + \frac{2P}{ah} \sum_{n=1}^{\infty} \left\{ C_n S \left(n\beta, x \right) \sin n\pi y + D_n T \left(n\beta, x \right) \cos n\pi y \right\} \\ \sigma_{xy} &= \frac{2P}{ah} \sum_{n=1}^{\infty} \left\{ A_n S \left(\frac{n}{\beta}, y \right) \sin n\pi x + B_n T \left(\frac{n}{\beta}, x \right) \sin n\pi y \right\} - \frac{P}{\pi a h} \sum_{n=1}^{\infty} \frac{1}{n} \left(\frac{1}{\alpha} \sin n\pi x + \frac{1}{\alpha'} \sin n\pi (1-\alpha') \right) S' \left(\frac{n}{\beta}, y \right) \sin n\pi x \\ &\quad + \frac{2P}{ah} \sum_{n=1}^{\infty} \left\{ C_n S \left(n\beta, x \right) \cos n\pi y + D_n T \left(n\beta, x \right) \sin n\pi y \right\} \end{aligned} \quad \dots \dots \dots \quad (3)$$

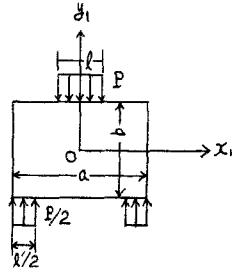


図-1

$$\begin{aligned}
& \text{たゞレ. } S(r, x) = H \{ (\sinh r\pi - r\pi \cosh r\pi) \cosh r\pi x + r\pi x \sinh r\pi \sinh r\pi x \} \\
& S'(r, x) = H' \{ (\cosh r\pi - r\pi \sinh r\pi) \sinh r\pi x + r\pi x \cosh r\pi \cosh r\pi x \} \\
& \zeta(r, x) = H \{ (\sinh r\pi + r\pi \cosh r\pi) \cosh r\pi x - r\pi x \sinh r\pi \sinh r\pi x \} \\
& \zeta'(r, x) = H' \{ (\cosh r\pi + r\pi \sinh r\pi) \sinh r\pi x - r\pi x \cosh r\pi \cosh r\pi x \} \\
& S(r, x) = H \cdot r\pi (x \sinh r\pi \cosh r\pi x - \cosh r\pi \sinh r\pi x) \\
& S'(r, x) = H' \cdot r\pi (x \cosh r\pi \sinh r\pi x - \sinh r\pi \cosh r\pi x) \\
& X(r, x) = H' \{ (2 \sinh r\pi - r\pi \cosh r\pi) \sinh r\pi x + r\pi x \sinh r\pi \cosh r\pi x \} \\
& \mu(r, x) = H' \cdot r\pi (\cosh r\pi \sinh r\pi x - x \sinh r\pi \cosh r\pi x) \\
& V(r, x) = H' \{ (\sinh r\pi - r\pi \cosh r\pi) \cosh r\pi x + r\pi x \sinh r\pi \sinh r\pi x \} \\
& \frac{1}{H} = \sinh r\pi \cosh r\pi + r\pi \quad \frac{1}{H'} = \sinh r\pi \cosh r\pi - r\pi \quad \cdots \cdots \cdots \quad (4)
\end{aligned}$$

定数 A_m, B_n, C_n および D_n は次の連立方程式より決定せられる。

$$\begin{aligned}
A_m + \sum_{n=1}^{\infty} A_m \sum_{j=1}^{m+1} (-1)^{j+m+1} J\left(\frac{m}{\rho}, j\right) J(j\rho, n) &= -\frac{1}{2\pi r\pi} \left(\frac{1}{\rho} \sin m\pi\rho - \frac{1}{\rho} \sin n\pi\rho \right) \\
B_j &= \sum_{m=1}^{\infty} A_m (-1)^{m+1} J\left(\frac{j}{\rho}, j\right) \\
C_n + \sum_{m=1}^{\infty} C_m \sum_{j=1}^{m+1} (-1)^{j+m+1} L(m\rho, j) K'\left(\frac{j}{\rho}, n\right) &= \frac{1}{2\pi r\pi} \frac{1}{\rho} \left(\frac{1}{\rho} \sin j\pi\rho + \frac{1}{\rho} \sin n\pi\rho \right) J'\left(\frac{j}{\rho}, n\right) \\
D_n &= \sum_{m=1}^{\infty} C_m (-1)^{m+1} L(m\rho, j) \quad \cdots \cdots \cdots \quad (5)
\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
J(r, n) &= \int_1^1 S(r, x) \cos n\pi x dx = \frac{4(-1)^{n+1}}{(n^2 + \rho^2)\pi} \frac{\sinh^2 r\pi}{\sinh r\pi \cosh r\pi + r\pi} \\
J'(r, n) &= \int_1^1 S'(r, x) \sin n\pi x dx = \frac{2(-1)^{n+1} n}{(n^2 + \rho^2)\pi} \frac{\sinh r\pi \cosh r\pi + \pi(n^2 + \rho^2)}{\sinh r\pi \cosh r\pi - \pi} \\
K'(r, n) &= \int_1^1 X(r, x) \sin n\pi x dx = \frac{4(-1)^{n+1} n^3}{(n^2 + \rho^2)^2 \pi} \frac{\sinh^2 r\pi}{\sinh r\pi \cosh r\pi - \pi} \\
L(r, n) &= \int_1^1 S(r, x) \sin n\pi x dx = \frac{4(-1)^{n+1} n^2}{(n^2 + \rho^2)^2 \pi} \frac{\sinh^2 r\pi}{\sinh r\pi \cosh r\pi + \pi} \quad \cdots \cdots \cdots \quad (6)
\end{aligned}$$

3. 座屈の基本式 板の挾みを W とすると弾性座屈に対する基礎方程式は次式で与えられる。

$$D \Delta \Delta W = h \left(\alpha_x \frac{\partial^2 W}{\partial x^2} + 2 \alpha_{xy} \frac{\partial^2 W}{\partial x \partial y} + \alpha_y \frac{\partial^2 W}{\partial y^2} \right) \quad \cdots \cdots \cdots \quad (7)$$

たゞレ D は板の曲げ剛性である。問題は与えられた境界条件のもとに上式を解き固有値 P の最小値を求めるにはよいかわざあるが、応力系が一定でないために上式は非齊次型微分方程式となりこれを直接積分することは非常に困難である。それゆえ本論では Rayleigh-Ritz の方法を適用することにした。

いま座屈波形 W を次のとく仮定する。

$$W = \sum_m \sum_n a_{mn} X_m(x) Y_n(y) \quad \cdots \cdots \cdots \quad (8)$$

こゝに $X_m(x)$ および $Y_n(y)$ はそれぞれ与えられた境界条件を満足する x 、 y の函数である。次に曲げによる歪みエネルギーを V 、座屈の際に応力のなす仕事を T とすれば、それらは次のように表わされる。

$$V = \frac{D}{2} \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} \left(\frac{\partial^2 W}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 W}{\partial y^2} \right)^2 dx dy = \frac{2D}{\alpha_x^2} \int_{-1}^1 \int_{-1}^1 \left(\frac{\partial^2 W}{\partial x^2} + \beta^2 \frac{\partial^2 W}{\partial y^2} \right)^2 dx dy \quad \cdots \cdots \cdots \quad (9)$$

$$\begin{aligned}
T &= -\frac{h}{2} \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} \left\{ \alpha_x \left(\frac{\partial W}{\partial x} \right)^2 + 2 \alpha_{xy} \frac{\partial W}{\partial x} \frac{\partial W}{\partial y} + \alpha_y \left(\frac{\partial W}{\partial y} \right)^2 \right\} dx dy \\
&= -\frac{h}{2} \int_{-1}^1 \int_{-1}^1 \left\{ \alpha_x \left(\frac{\partial W}{\partial x} \right)^2 + 2 \beta \alpha_{xy} \frac{\partial W}{\partial x} \frac{\partial W}{\partial y} + \beta^2 \alpha_y \left(\frac{\partial W}{\partial y} \right)^2 \right\} dx dy \quad \cdots \cdots \cdots \quad (10)
\end{aligned}$$

いま与えられた矩形板の有する全ポテンシャルエネルギーを Π とすれば、この問題の解は与えられた境界条件のもとに Π の停留値を求めることに帰するゆえ停留条件: $\delta \Pi = 0$ が成立する。したがってすべての a_{mn} について次の方程式が成立しなければならない。

$$\frac{\partial \Pi}{\partial a_{mn}} = \frac{\partial V}{\partial a_{mn}} - \frac{\partial T}{\partial a_{mn}} = 0 \quad \cdots \cdots \cdots \quad (11)$$

上式から未定係数 a_{mn} に関する同次連立方程式が得られるが、右辺はすべて 0 であるゆえ、この連立方程

式が a_{mn} の 0 でない有限な解に対して成り立たなければ、それらの係数行列式が 0 に等しくねばならず、この行列式が求める座屈荷重 P を与える。

4. 周辺単純支持の場合 この場合の w に関する境界条件は式(1)の記号を用いて次のとく表わされる。

$$\begin{aligned} x = \pm 1 \text{ にて } w = 0 & \quad \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} + \nu \beta^2 \frac{\partial^2 w}{\partial y^2} = 0 \\ y = \pm 1 \text{ にて } w = 0 & \quad \beta^2 \frac{\partial^2 w}{\partial y^2} + \nu \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} = 0 \end{aligned} \quad \cdots \cdots \cdots \quad (12)$$

こゝに ν は板のボアソン比である。上記の条件も満足する撓み w としては、荷重条件が y 軸に関して対称であることより、(1) には w が常に偶函数となるが、 y については偶函数の場合と奇函数の場合とが考えられるから、そのおのおのにつけて考えなければならぬ。すなわち

(a) w が y について偶函数である場合

$$w = \sum_{m=3,5}^{\infty} \sum_{n=1,3,5}^{\infty} a_{mn} \cos \frac{m\pi}{2} x \cos \frac{n\pi}{2} y \quad \cdots \cdots \cdots \quad (13)$$

(b) w が y について奇函数である場合

$$w = \sum_{m=1,3,5}^{\infty} \sum_{n=2,4,6}^{\infty} a_{mn} \cos \frac{m\pi}{2} x \sin \frac{n\pi}{2} y \quad \cdots \cdots \cdots \quad (14)$$

式(13)または式(14)を式(9)および式(10)に代入して V 、 T を求めるとそれを ν 次のごとく得られる。

複号はそれぞれ式(13)または式(14)に対応する。)

$$V = \frac{\pi^4 D}{8a^2 \beta} \sum_m \sum_n a_{mn}^2 (m^2 + \beta^2 n^2)^2 \quad \cdots \cdots \cdots \quad (15)$$

$$\begin{aligned} T = & \frac{PTE\beta}{8a} \sum_m \sum_n n^2 a_{mn}^2 - \frac{P\pi^2}{16a\beta} \sum_m \sum_n \sum_p a_{mp} a_{pg} \\ & \times \left[\frac{\beta^2}{(m-p)^2} A_{\frac{m+p}{2}} \{ (m_f - np)^2 \cdot N(\frac{m+p}{2\beta}, \frac{nq}{2}) \pm (m_f + np)^2 \cdot N(\frac{m+p}{2\beta}, \frac{n+q}{2}) \} + \frac{\beta^2}{(m+p)^2} A_{\frac{m+p}{2}} \{ (m_f + np)^2 \cdot N(\frac{m+p}{2\beta}, \frac{nq}{2}) \pm (m_f - np)^2 \cdot N(\frac{m+p}{2\beta}, \frac{n+q}{2}) \} \right. \\ & \left. + \frac{1}{(m-q)^2} B_{\frac{m+q}{2}} \{ (m_f - np)^2 \cdot N(\frac{m+q}{2\beta}, \frac{m+p}{2}) + (m_f + np)^2 \cdot N(\frac{m+q}{2\beta}, \frac{m+p}{2}) \} \pm \frac{1}{(m+q)^2} B_{\frac{m+q}{2}} \{ (m_f + np)^2 \cdot N(\frac{m+q}{2\beta}, \frac{m+p}{2}) + (m_f - np)^2 \cdot N(\frac{m+q}{2\beta}, \frac{m+p}{2}) \} \} \right] \end{aligned} \quad \cdots \cdots \cdots \quad (16)$$

上式において a_{pq} は a_{mn} と同一系統の係数を表わし、 $N(m,n)$ は次式で定義されるものである。

$$N(m,n) = \frac{4(-1)^n \beta^3}{(n^2 + \beta^2)^2 \pi} \frac{\sin m\beta^2 \pi}{\sin n\beta^2 \pi \cos m\beta^2 \pi + n\beta^2 \pi} \quad \cdots \cdots \cdots \quad (17)$$

式(15)および式(16)を式(11)に代入すると各 a_{mn} に関する次の条件式が得られる。

$$\begin{aligned} & \{ 2\pi (m^2 + \beta^2 n^2)^2 / R\beta - 2\beta^2 n^2 \} a_{mn} \\ & + \sum_p \frac{\beta^2}{(m-p)^2} A_{\frac{m+p}{2}} \{ (m_f - np)^2 \cdot N(\frac{m+p}{2\beta}, \frac{nq}{2}) \pm (m_f + np)^2 \cdot N(\frac{m+p}{2\beta}, \frac{n+q}{2}) \} + \frac{\beta^2}{(m+p)^2} A_{\frac{m+p}{2}} \{ (m_f + np)^2 \cdot N(\frac{m+p}{2\beta}, \frac{nq}{2}) \pm (m_f - np)^2 \cdot N(\frac{m+p}{2\beta}, \frac{n+q}{2}) \} \\ & + \frac{1}{(m-q)^2} B_{\frac{m+q}{2}} \{ (m_f - np)^2 \cdot N(\frac{m+q}{2\beta}, \frac{m+p}{2}) + (m_f + np)^2 \cdot N(\frac{m+q}{2\beta}, \frac{m+p}{2}) \} \pm \frac{1}{(m+q)^2} B_{\frac{m+q}{2}} \{ (m_f + np)^2 \cdot N(\frac{m+q}{2\beta}, \frac{m+p}{2}) + (m_f - np)^2 \cdot N(\frac{m+q}{2\beta}, \frac{m+p}{2}) \} \} \\ & = 0 \end{aligned} \quad \cdots \cdots \cdots \quad (18)$$

$$\text{こゝに } k = P b / \pi D \quad \cdots \cdots \cdots \quad (19)$$

式(18)より a_{mn} に関する同次連立方程式が求まり、この係数行列式を 0 とおくことによって k の決定式が得られる。この式において荷重幅比 α および刃比 β が与えられれば A_n 、 B_n は式(5)から定まる。未知数は k のみとなり、これを試乗法により決定すればよい。かくして得られた k の最小値を原連立方程式に代入すれば各 a_{mn} 間の関係が得られ、したがってその場合の座屈波形 w が決定される。

5. 周辺固定の場合 この場合の w に関する境界条件は次のとくである。

$$\begin{aligned} x = \pm 1 \text{ にて } w = 0 & \quad \frac{\partial w}{\partial x} = 0 \\ y = \pm 1 \text{ にて } w = 0 & \quad \frac{\partial w}{\partial y} = 0 \end{aligned} \quad \cdots \cdots \cdots \quad (20)$$

上記の条件を満足する w は前と同様二つの場合に分けて考えなければならぬ。

(a) w が y について 1 次函数である場合 w を次のとく仮定する。

$$w = \sum_{m=1,2,3}^{\infty} \sum_{n=2,3}^{\infty} a_{mn} \{ (-1)^{m+1} + \cos m\pi x \} \{ (-1)^{n+1} + \cos n\pi y \} \quad \cdots \cdots \cdots (21)$$

これを用いて前と同様にして次の座屈条件式を得られる。

$$\begin{aligned} & \{ 8\pi(m^2+\beta^2n^2)^2/k\beta - 2\beta^2n^2 \} a_{mn} + 16\pi(-1)^m k/\beta \sum_p (-1)^p a_{mp} + 4(-1)^m \beta^2 n^2 \{ 4\pi \beta^2 n^2 / k\beta - 1 \} \sum_p (-1)^p a_{pn} \\ & + \sum_p \sum_q a_{pq} \left[A_m 2(-1)^{m+1} \beta^2 \{ 2(-1)^m N(\frac{m}{\beta}, p) + N(\frac{m}{\beta}, n+p) + N(\frac{m}{\beta}, n-q) \} + A_p 2(-1)^{p+1} \beta^2 \{ 2(-1)^m N(\frac{p}{\beta}, n) + N(\frac{p}{\beta}, n+p) + N(\frac{p}{\beta}, n-q) \} \right. \\ & \quad \left. + A_{mp} \frac{\beta^2}{(m+p)} \{ 2(-1)^{m+1} m^2 N(\frac{m}{\beta}, q) + 2(-1)^{q+1} n^2 p^2 N(\frac{m}{\beta}, n) + (m-p)^2 N(\frac{m}{\beta}, n+q) + (m-q)^2 N(\frac{m}{\beta}, n+q) \} \right] \\ & \quad + A_{m+p} \frac{\beta^2}{(m+p)} \{ 2(-1)^{m+1} m^2 q^2 N(\frac{m}{\beta}, q) + 2(-1)^{q+1} n^2 p^2 N(\frac{m}{\beta}, n) + (m-p)^2 N(\frac{m}{\beta}, n+q) + (m-q)^2 N(\frac{m}{\beta}, n+q) \} \\ & \quad + B_{m+n} \frac{1}{(m-n)} \{ 2(-1)^{m+1} m^2 p^2 N(\overline{n\beta}, p, m) + 2(-1)^{m+1} m^2 \{ 2(-1)^m N(\overline{np}, m) + N(\overline{np}, m+p) + N(\overline{np}, m+q) \} \} \\ & \quad + B_{m+n} \frac{1}{(m+q)} \{ 2(-1)^{m+1} m^2 q^2 N(\overline{n\beta}, p, m) + 2(-1)^{m+1} m^2 p^2 N(\overline{n\beta}, p, m) + (m-p)^2 N(\overline{n\beta}, p, m+p) + (m-q)^2 N(\overline{n\beta}, p, m+q) \} \} = 0 \quad \cdots \cdots \cdots (22) \end{aligned}$$

(b) w が y について 奇函数である場合 w を次のとく仮定する。

$$w = \sum_{m=1,2,3}^{\infty} \sum_{n=2,3}^{\infty} a_{mn} \{ (-1)^{m+1} + \cos m\pi x \} \{ (-1)^{n+1} \sin m\pi y + \sin n\pi y \} \quad \cdots \cdots \cdots (23)$$

これより次の座屈条件式を得る。

$$\begin{aligned} & \{ 8\pi(m^2+\beta^2n^2)^2/k\beta - 2\beta^2n^2 \} a_{mn} + 2(-1)^m n \{ 4\pi(m^2+\beta^2n^2)^2/k\beta - \beta^2 \} \sum_p (-1)^p a_{mp} + 4(-1)^m \beta^2 n^2 \{ 4\pi \beta^2 n^2 / k\beta - 1 \} \sum_p (-1)^p a_{pn} \\ & + \sum_p \sum_q a_{pq} \left[4(-1)^{m+n+p+1} \beta^2 \{ 4\pi \beta^2 / k\beta - 1 \} + A_m 2(-1)^{p+1} \beta^2 \{ (-1)^m n_p \{ N(\frac{m}{\beta}, p-1) - N(\frac{m}{\beta}, p+1) \} + (-1)^p \{ N(\frac{m}{\beta}, n-1) - N(\frac{m}{\beta}, n+1) \} \} \right. \\ & \quad \left. + (-1)^{m+q} n \{ N(\frac{m}{\beta}, 0) - N(\frac{m}{\beta}, 2) \} + \{ N(\frac{m}{\beta}, n, p) - N(\frac{m}{\beta}, n+p) \} \} + A_p 2(-1)^{q+1} n_p^2 \{ (-1)^m n_p \{ N(\frac{p}{\beta}, n-1) - N(\frac{p}{\beta}, n+1) \} + (-1)^n \{ N(\frac{p}{\beta}, q-1) - N(\frac{p}{\beta}, q+1) \} \} \right. \\ & \quad \left. + (-1)^{m+q} q \{ N(\frac{p}{\beta}, 0) - N(\frac{p}{\beta}, 2) \} + n \{ N(\frac{p}{\beta}, n, q) - N(\frac{p}{\beta}, n+q) \} \} + \frac{\beta^2}{(m+p)} A_{mp} \{ (-1)^{q+1} n_p \{ (m-p)^2 N(\frac{m}{\beta}, p) - (m+p)^2 N(\frac{m}{\beta}, p, 2) \} \} \right. \\ & \quad \left. + (-1)^m n \{ (p-mq)^2 N(\frac{m}{\beta}, p, q) - (p+mq)^2 N(\frac{m}{\beta}, p, q+1) \} + (-1)^p q \{ (m-n)^2 N(\frac{m}{\beta}, n-1) - (m+n)^2 N(\frac{m}{\beta}, n+1) \} + (m-p)^2 N(\frac{m}{\beta}, n, p) - (m+q)^2 N(\frac{m}{\beta}, n, q) \} \right. \\ & \quad \left. + \frac{\beta^2}{(m+p)} A_{mp} \{ (-1)^{q+1} n_p \{ (m+p)^2 N(\frac{m}{\beta}, p) - (m+p)^2 N(\frac{m}{\beta}, p, 2) \} + (-1)^q n_p \{ (p+m)^2 N(\frac{m}{\beta}, p, q) - (p+m)^2 N(\frac{m}{\beta}, p, q+1) \} \} + (-1)^q n_p \{ (m+n)^2 N(\frac{m}{\beta}, n-1) - (m-n)^2 N(\frac{m}{\beta}, n+1) \} \right. \\ & \quad \left. + (m_p+n_p)^2 N(\frac{m}{\beta}, n, p) - (m_p-n_p)^2 N(\frac{m}{\beta}, n, p) \} + (-1)^{q+1} \frac{n}{p} B_{pq} \{ 2(-1)^{m+1} m^2 N(\overline{np}, m) + 2(-1)^{p+1} n^2 p^2 N(\overline{np}, p, m) + (m+p)^2 N(\overline{np}, m, p) + (m-p)^2 N(\overline{np}, m, p) \} \right. \\ & \quad \left. + (-1)^{q+1} \frac{n}{p} B_{pq} \{ 2(-1)^{m+1} m^2 N(\overline{np}, m) + 2(-1)^{p+1} n^2 p^2 N(\overline{np}, p, m) + (m+p)^2 N(\overline{np}, p, m) + (m-p)^2 N(\overline{np}, p, m) \} \right. \\ & \quad \left. + (-1)^{q+1} \frac{n}{p} B_{pq} \{ 2(-1)^{m+1} m^2 N(\overline{np}, p) + 2(-1)^{p+1} n^2 p^2 N(\overline{np}, p, m) + (m-p)^2 N(\overline{np}, p, m) + (p+mq)^2 N(\overline{np}, p, m) \} \right. \\ & \quad \left. + (-1)^{q+1} \frac{n}{p} B_{pq} \{ 2(-1)^{m+1} m^2 N(\overline{np}, p) + 2(-1)^{p+1} n^2 p^2 N(\overline{np}, p, m) + (m-p)^2 N(\overline{np}, p, m) + (p+mq)^2 N(\overline{np}, p, m) \} \right. \\ & \quad \left. + \frac{1}{(m+q)} B_{m+n} \{ (m-q)^2 N(\overline{n\beta}, p, m, p) + (m+q)^2 N(\overline{n\beta}, p, m, p) \} - \frac{1}{(m+q)} B_{m+n} \{ (m_q)^2 N(\overline{n\beta}, p, m, p) + (m-q)^2 N(\overline{n\beta}, p, m, p) \} \} = 0 \cdots \cdots \cdots (24) \right. \end{aligned}$$

k は式(22)または式(24)から前と同様にして求めよう。

6. 結論 本論は外力として板中央部に等分布圧縮荷重が作用し、反力として下端面端部に等分布する圧縮荷重が作用する場合に対し、周辺単純支持および固定の条件のもとに、座屈荷重を荷重幅比と板の二辺の比とを変数として決定する座屈条件式を求めたものである。他、境界条件、たとえば荷重辺が固定で他対辺が単純支持のような場合に対しても同様の手法を行なえばよく、これらについても逐次発表する予定である。

文献 (1) K. Glinkmann, International Association for Bridge and Structural Engineering, Final Report, 1936

(2) L. Zetlin, Proc. Paper 735, ASCE, Vol. 81, September, 1955

(3) R. N. White and W. S. Cottingham, Proc. Paper 3297, ASCE, Vol. 88, No. EM 5, October, 1962

(4) 大久保 鋼, 日本機械学会論文集, 第 8 卷第 33 号, 昭和 17 年 11 月