

円孔を有するウェブの曲げおよびせん断座屈強度

金沢大学 正会員 吉田 博
金沢大学 正会員 細川 喜

1 まえがき

最近、水道管やガス管を構成する床組に通すため、横桁のウェブに円孔を開けたり、建築および船舶のプレートガーダーに、配管のための円孔を開けることが多い。このようなフランジおよび補剛材によつて開かれたウェブに孔が開けられた場合、曲げおよびせん断座屈強度はどの程度減少するかまた、補強のためにどれほどの補剛材が必要とするかについて検討を行うため、簡単なモデルに対する有限要素解析を行つたので、その結果について報告する。

2 解析法

任意形状および任意の境界条件に対する板の座屈解析を行うため、三角形有限要素法を用いる。板の面外変位の問題に対しては四角形要素に比較して三角形要素は精度の面で問題があるが、C.A.Felippa らの三角形要素をさらに 3 つの Subelement に分割し、それまでの Subelement 内で¹⁾3 次の完全多項式で表わされる変位関数を用いた。

まず、座屈前の応力状態を知るために、2 次元三角形有限要素解析を行う。補剛材は三角形要素の 1 辺に沿うトラス要素と考えて、弾塑性平面応力解析を行い、各要素の σ_x , σ_y , τ_{xy} および ϵ_x , ϵ_y , γ_{xy} を知ることができます。降伏条件は Mises の式を用い、応力-ひずみ関係は Prandtl-Reuss の式を用いた。

Felippa の変位行列を $[A]$ 、 N 番目の有限要素の一般化座標を $\{Y_N\}$ とすると、座屈変形に伴う $w + W$ は、 $W = [A]\{Y_N\}$ で表わされ、曲率とねじり率を表す行列 $\{X\}$ は、 $\{X\} = \{\partial^2 w / \partial x^2, \partial^2 w / \partial y^2, 2 \partial^2 w / \partial x \partial y\} = [C]\{Y_N\}$ となる。ここに、 $[C] = \{\partial^2 [A] / \partial x^2, \partial^2 [A] / \partial y^2, 2 \partial^2 [A] / \partial x \partial y\}$ である。応力マトリックス $[P]$

$$[P] = \begin{bmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} \\ \tau_{xy} & \sigma_y \end{bmatrix} \quad [G] = \begin{bmatrix} \partial(A) / \partial x \\ \partial(A) / \partial y \end{bmatrix}$$

と傾斜行列 $[G]$ をとし、曲げおよびねじりモーメントの関係を $[M] = [D]\{X\}$ とおくと、有限要素 N の曲げに対する剛性行列 $[K_N]$ と定常係数行列 $[K_N']$ は、 $[K_N] = \iint [C]^T [D] [C] dx dy$, $[K_N'] = t \iint [C]^T [P] [G] dx dy$ である。ここに、 $[D]$ は塑性域においては塑性変形理論によるものとし、塑性域においてはすべて、計算を増分形式で行つた。板全体の剛性行列および定常係数行列に補剛材の剛性行列および定常係数行列を附加すると座屈条件式は、 $[(K) - (K')] = 0$ となる。ここに、 (K) および (K') は全般的剛性および定常係数行列である。

3 計算結果

計算用 1 辺 60cm、厚さ 5mm の正方形板に円孔がない場合、中心に 12cm および 30cm の円孔がある場合について行った。純せん断を受けるときは周辺単純支持と周辺固定について、また、純曲げを受ける場合は周辺単純支持のみについて、1 次および 2 次の座屈モードの計算を行つた。円孔のまわりの補剛材は純せん断を受けるときのみ、ウェブとの曲げ剛度の比を $\delta = 5.0$ 、断面積比を $\delta = 0.1$

の場合について計算を行ふ。計算結果をオ1表及びオ2表に示す。これらの表には弹性座屈強度のみが示されている。またオ2図には円孔を有する板のせん断座屈のモードが示されている。

4. 考察

せん断座屈に対しては円孔が大きいほど周辺固定の影響が大きくなる。円孔が大きくなると急激に座屈強度が減少する。補剛材を有するものと有しないものの比は円孔の大きさに関係なくほぼ一定である。

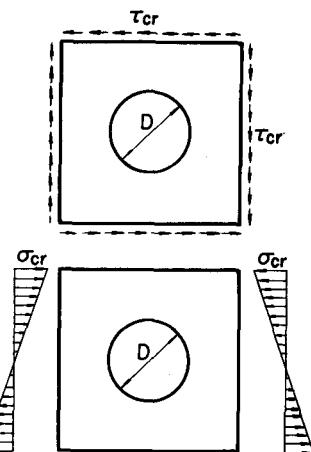


図-1 計算のモデル

曲げ座屈に対する円孔のない場合のモードが小さい座屈応力を与えるが、円孔を有する場合は1次のモードが小さい座屈応力を与える。

さらに詳細な計算結果については講演当日発表する。

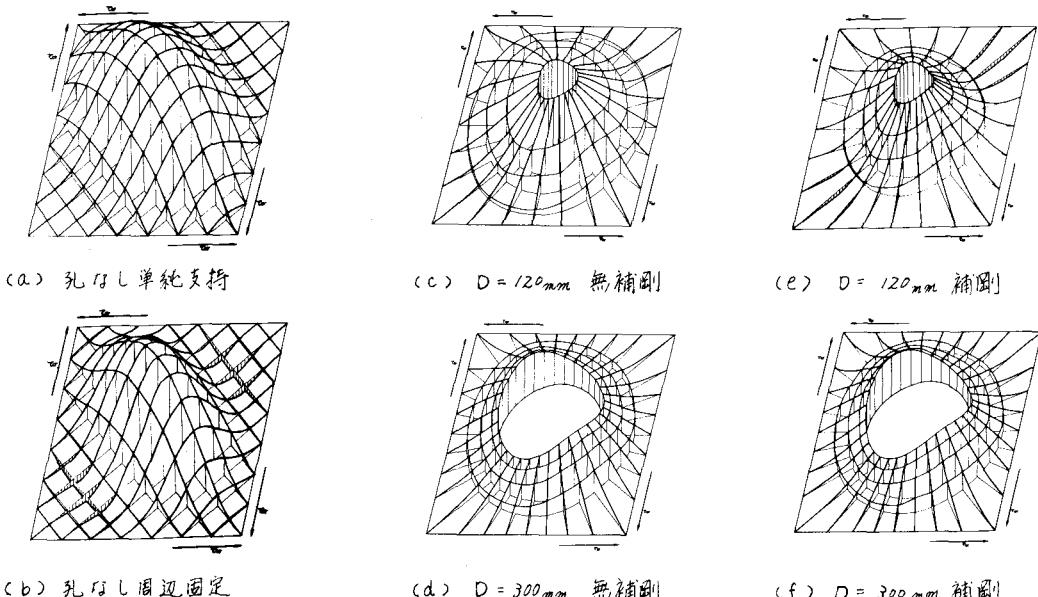


図-2 座屈モード(せん断)

参考文献

- 1) C. A. Felippa and R. W. Clough: "A Refined Quadrilateral Element of Plate Bending." Proc. Conference on Matrix Methods in Structural Mechanics, Wright Patterson Air Force Base, Ohio Oct., 1968.