B119 コーナー形状が薄肉フレーム部材強度に 及ぼす影響の研究

野田裕久 (指導教員:正岡)

1. 緒言

自動車の構造要素である薄肉フレーム部材と は数枚の薄板をスポット溶接などにより、はり合 わせたフレーム部材であり、その強度は推定する ことが困難である.また板の折り曲げ部にはゆる い曲面をもつコーナー形状,コーナーRが存在し このコーナーRが薄肉フレーム部材の強度に与 える影響は明確には知られていない.そこで本研 究ではコーナーRの性質を明確にすることを目 的とし様々なrの値における最終強度値を非線形 有限要素法を用いて検討した.

2. 非線形有限要素法の概要

本研究では薄板構造物を考慮できるようにシ ェル要素を用い、非線形解析には Newton-Raphson 法, 弧長増分法を用いている.

3. 解析モデル

今回,解析モデルとして Fig.1 に示す正方形断 面にコーナーRを有するモデルを扱った.



Fig.1 解析モデル

3.1 モデル寸法と解析条件

モデル寸法と材料定数を Table1 に示す.なお解 析モデルの両端には端部影響を避けるために板 厚の厚い部分を設けている.

Table1 モナルリ法とM本社の			
一辺の寸法	a=100(mm)		
長さ方向の寸法	L=300(mm)		
コーナー R 半径	r=10,20,30(mm)		
板厚	t=1.0,1.5,2.0,2.5(mm)		
ヤング率	E=200000(MPa)		
降伏応力	$\sigma_{Y} = 300 (\text{MPa})$		
ポアソン比	V=0.3		

3.2 境界条件と荷重条件

荷重条件と境界条件を Fig.2 に示す.上側の平 面が圧縮,下側の平面が引っ張りになるような曲 げを作用させ境界条件は一端を固定,他端を自由 とし自由端にモーメントを作用させている.



Fig.2 荷重条件と境界条件

3.3 要素分割と初期不整

要素分割は断面を 48 要素に分割し長さ方向に は100分割とした.初期不整量として長さ方向に 3半波,幅方向に1半波のsin波の初期撓みを与え た.ただしコーナーR部分には初期撓みを与えて いない.初期撓みの大きさはwo/t=0.1 である.

4. 解析結果

4.1 荷重变位曲線

Fig.3 に解析結果の荷重変位曲線を示す. 横軸 に回転角 、,縦軸に作用するモーメントの値を とっている.t=1.0(mm)のときはrの値が大きくな るにつれて最終強度値が大きくなり,t=2.5(mm) になるとrの値が小さいほど最終強度値が大きく なっていることが確認できる.

MARINE SYSTEM ENGINEERING /March2005



4.2 変形図

Fig.4,5 に解析結果の変形図を示す.Fig.4 から t=1.0(mm)のときには座屈波形が確認でき,Fig.5 から t=2.5(mm)のときには座屈していないのが確 認できる.またR部の屈曲は見られない.



Fig.5 t=2.5(mm) 最終強度時の変形図(変形 6 倍)

4.3 初期降伏値の検討

Table2 に板厚 t=1.0,2.5(mm)の場合の初期降伏値 を示す r の値が大きくなるにつれて t=1.0(mm)の時 には初期降伏値は大きくなり t=2.5(mm)の時には小 さくなっているのがわかる .

Table2 初期降伏值					
	r=10	r=20	r=30		
t=1.0	2.03(MNmm)	2.51(MNmm)	2.55(MNmm)		
t=2.5	8.21(MNmm)	6.75(MNmm)	6.50(MNmm)		

4.4 最終強度値の検討

Table3 に各板厚における最終強度値を示す. Fig.6 には Table3 をグラフ化したものを示す. t=2.0(mm)あたりから r の値における最終強度値 の大小関係が変化していることが確認できる.

Table3 各板厚における最終強度値

	r=10	r=20	r=30		
t=1.0	2.63(MNmm)	2.84(MNmm)	3.11(MNmm)		
t=1.5	4.90(MNmm)	5.18(MNmm)	5.22(MNmm)		
t=2.0	7.45(MNmm)	7.47(MNmm)	7.13(MNmm)		
t=2.5	9.94(MNmm)	9.59(MNmm)	8.95(MNmm)		



Fig.6 各板厚における最終強度値

5.考察

解析結果から板厚によって各rにおける最終強 度値の大小関係がt=2.0(mm)付近で変化する事が わかった.コーナーRを有するモデルではR部分 が大きくなるに従い断面積,断面2次モーメント が減少する.また初期降伏モーメントの値は断面 2次モーメントの値に伴って増減する.この事か らコーナーRを有するモデルではRがつくほど 最終強度値は小さくなると考えられる.しかし, これは板厚が厚く全断面塑性に近い状態で崩壊 する場合である.ここで平板の座屈荷重の式を(1) に示す.¹⁾

$$\sigma_{E} = K \cdot \frac{E\pi^{2}}{12(1-v^{2})} (\frac{t}{b})^{2}$$
(1)

t の値が小さい薄板の場合,r の値が小さいと(1) 式からR部を除いた平面の部分の寸法bが大きく なり座屈荷重は減少し座屈を生じるようになる. つまり同じ板厚においてrの値が小さいほど座屈 を起こしやすくなる.そのためrが小さいとき座 屈により初期降伏値が減少し,それに従って最終 強度値が小さくなっていると考えられる.

6.結言

今回の解析から薄板フレーム部材が座屈をお こすような寸法,rの値とtの値がともに小さい ときはrが大きくなるにつれて最終強度は大きく なり,座屈を生じない寸法の場合には断面2次モ ーメントの減少に伴い初期降伏値が小さくなる ため最終強度値は小さくなることがわかった.

7.参考文献

1)山本善之,船体構造力学,成山堂書店