アルミ押出形材結合部の強度特性

今村美速・米沢和男・橋村御

アルミ・銅事業本部・技術部

Welded joint strength of extruded aluminum tubes

Yoshihaya Imamura • Kazuo Yonezawa • Tohru Hashimura

Using extruded aluminum tubes welded in T and L configurations, the stiffness and strength of tubular joints were investigated. The results indicated that simple set-on joining tends to cause partial penetration and produce low strength joints. An improved joining method known as the" inner through joint "was proposed instead. An pad reinforcement and crossbar addition of aluminum joints with a stiffness equivalent to that of steel joints were investigated. The weight of aluminum joints and steel joints were compared. Using improved aluminum joints, 10~20% weight reduction could be achieved.

まえがき=近年,排気ガスがもたらす地球環境問題に対 して車体の軽量化による燃費の向上が厳しく追求されて おり,車体へのアルミ材の適用も増加しつつある。今後, 本格的な軽量化を図るには車体の骨格にアルミ材を適用 していくことが重要な課題とされており,現状の鋼板製 車体のように成形した板材を抵抗スポット溶接にてハッ ト形状に組み立てて構成するモノコック構造を,アルミ 材に置換するための板材の成形や接合技術の開発が進め られている。

いっぽう,種々の部材断面形状の選択が可能な点で優 位とみられているアルミ押出形材をもちいたスペースフ レーム構造の検討もなされており,Audi A8 など実用化 された乗用車もある¹⁾。この構造はパイプ状部材をアー ク溶接で組み立てるのが一般的であり,溶接熱影響によ る構造体の変形と材料の軟化にともなう結合部の剛性お よび強度劣化を回避するため,設計においては結合部の 特性を十分に把握し,効率的な結合ならびに接合方法の 選択が重要となる²⁾³⁾。

ここでは基礎的検討としてアルミ押出形材を溶接によ って⊤形ならびにL形につなぎ合わせた結合体を製作 して,強度特性を調査することにより溶接の影響を検討 し,さらに角形鋼管の結合体との剛性比較を実施すると ともに結合部単体を考慮した際の軽量化効果について検 討した結果を報告する。

1. 試験方法

1.1 供試材

供試材にはアルミ押出形材として肉厚 3mm の A6N01 S-T5 材,溶加材には 2.4mm の A5356-BY をもちい, 角形鋼管としては車体骨格にもちいられる板厚を参考に 肉厚 1.6mm の STKR400,溶加材には 0.8mm の YGW12 をもちいた。母材と継手の機械的性質をそれぞれ第1 表に示す。

1.2 溶接方法ならびに結合体

溶接はアルミ合金には手動の交流ティグ溶接,鋼には 半自動の炭酸ガスアーク溶接により,第1図に示す簡 易なセットオン結合(部材端部を直角に切り落として結

合した形状)で⊤形ならびにL形結合体の製作をおこ なった。

1.3 結合体の強度特性の調査⁴⁾⁵⁾

写真 1 は結合体の曲げ試験の状況であり,⊤ 形ならび

に L 形の結合体は溶接により接合した端板(板厚 10mm)

第1表 供試材の母材ならびに溶接継手の機械的性質

 Table 1
 Typical mechanical properties of used materials and those of welded joints

Base metal	Tensile srength MPa	Yield strength MPa	Elongation %	
A6NO1S-T5	277	261	12	
STKR400	455	295	31	
Welded joint (As welded)	Tensile strength MPa	Yield strength MPa	Elongation (%)	Fractured location
A6NO1S-T5 A5356-BY	199	125	11	HAZ
STKP400 VGM12	452	288	30	Base metal



第1図 セットオン結合のT形ならびにL形結合体 Fig. 1 Welded tube to tube joints (set-on)



写真1 結合体の曲げ試験状況 Photo.1 Setup for bending component tests (in-plane bending)

を介して,M10のボルトにより第2図に示すように固 定治具に締結固定した後に油圧ジャッキで負荷した。荷 重負荷の方向は結合体に対して面内(方向)および 面外(方向)の二方向とした。測定はジャッキと負荷 点(ヒンジ)の間に設けたロードセルから荷重 P を検 出するとともに,摺動抵抗線形の変位計をもちいて結合 体の変形にともなう負荷点の変位 を求めることで,第 3 図に示す P と の関係がえられる。

実験により結合体のバネ定数 K は P - 曲線の初期 弾性勾配から

$$K = \frac{P_{\rm e}}{1} \qquad (1)$$

でえられ,曲げアーム長をr(ここではr=350mm一定) とすれば結合体の回転角は

$$=\frac{e}{r}$$
 (2)

となり,結合体の曲げ回転剛性*K* は(3)式で示される。 $K = \frac{P_e r}{P_e r} = \frac{P_e r^2}{R} = Kr^2$ (3)

ここでは,このK と最大荷重 Pmax を評価値としても ちいた。

2. 試験結果ならびに種々の検討

2.1 セットオン結合における結合体の強度特性

第4図にセットオン結合における結合体の曲げ試験 の結果を示す。曲げ回転剛性は第5図に例示した FEM より求めた値,最大荷重は塑性解析法による崩壊荷重と 比較した。

曲げ回転剛性は実験値のほうが低いものの,実験によ る結合体形状や負荷方向変化による剛性変化と一致した 傾向を示しており,結合体と拘束治具との締結部におけ るがたや端板の弾性変形を考慮すれば妥当であると考え る。

面内曲げの崩壊強度は⊤形と∟形結合体ともに負荷 された部材の曲げ強度で決定される。面外曲げの場合は さらに固定される部材のねじりを考慮する必要があり, 結果として⊤形結合体の曲げ強度は負荷された部材の 曲げ強度,∟形結合体では固定された部材のねじり強度 で決定される。塑性解析法による崩壊荷重は荷重点に近 い側の部材の全塑性モーメント M。と固定側部材の全塑 性トルク To から(4)式のように算出した。

$$P_{\rm B} = \frac{M_{\rm o}}{r} = \frac{Z_{\rm P}}{r}, P_{\rm T} = \frac{T_{\rm o}}{r} = \frac{Z_{\rm T}}{r}$$
(4)

ここで, Z_P は塑性断面係数, y は降伏応力, Z_T は塑 性ねじり断面係数, y はせん断降伏応力 (Von Mises 降伏条件をもちいて y= y/ 3), P_B は曲げ崩壊荷重, P_T はねじり崩壊荷重である。

最大荷重の実験値は(4)式で求めた崩壊荷重よりも 低くなり,T形結合体で70%程度,L形結合体で50% 程度となった。このことはA6N01S-T5材の母材と継手 の機械的性質(第1表)を比較してえられる,溶接によ る30~50%程度の強度低下の値と一致をみせているが, さらにL形結合体では開口端が存在することから,そ



第2図 試験体寸法と負荷方向





Fig. 4 Result of bending test on set-on joints



pei

第5図 FEM による面内曲げの変形

Fig. 5 Deformation of in-plane bending by FEM



(a) Appearance

(b) Cross section

写真 2 引張部からの溶接金属部の破断 (破壊形態 :不完全溶け込み部からの亀裂) Photo.2 Fracture of weld metal portion subjected to tension (Mode :Crack from incompletely penetrated portion)



(破壊形態 :溶接熱影響軟化部の座屈)



の近傍の部材壁面の局部座屈も大きな影響を及ぼしてい るものと考える。

破壊状態については面内曲げでは,写真2に示すような引張を受ける溶接金属部からの破断(破壊形態) が観察され,この部位の断面を詳細に調査した結果,それが溶接の不完全な溶込みによる裏面の未溶融スリット からの亀裂であることが確認された。また面外曲げでは, 写真3に示すような圧縮を受ける部位の局部座屈(破 壊形態)が観察され,この部位は硬さ分布から溶接熱 影響による軟化部であることがわかる。破壊形態 では 溶接金属部は健全に保たれており,溶接熱影響部の強度 のみを基準にすることで確実な設計が可能となる。逆に 破壊形態 の原因となる不完全な溶込みは,溶接施工条 件の適正化によって,ある程度は改善されるものの皆無 とはならず,また発生した場合にその部位の特定が難し いために設計を不確かなものとする要因となる。

セットオン結合はその結合形状や負荷方向によっては 破壊形態 を生じる問題のある結合方式であることが判 明した。

2.2 結合方式の改善

セットオン結合で生じた不完全な溶込みを低減するた めに,第6図に示すような結合方式(以下,インナー スルー結合と呼ぶ)を選択した。この結合方式はL形 結合体の開口端をなくし,溶接が突き合わせとなるよう に配慮したもので,セットオン結合にくらべて溶接のね らい位置が改善され,さらに溶接部近傍の温度が均一化 され写真4のようにあらゆる部位で完全溶込み状態が えられた。

第7 図は面内曲げの負荷と変形量の関係においてイ ンナースルー結合をセットオン結合と比較したものであ り、インナースルー結合にすることで⊤形ならびに∟ 形結合体ともに広い塑性変形域と、高い最大荷重がえら れ、最大荷重は破壊形態のような不完全な溶込みによ る裏面の未溶融スリットからのき裂ではなく、溶接熱影 響による軟化部の局部座屈によって決定される。

このインナースルー結合はアルミ合金製角パイプ同士 を結合してもちいるフレーム構造物(以下,アルミフレ ーム構造と略す)において,溶接金属部を健全に保ちつ つ溶接熱影響による軟化部から破壊させる有力な方法の 一つと考えている。



第6図 結合方式の改善(インナースルー結合) Fig. 6 Improved joining method (inner-through)



Photo.4 Cross section in welded portion and distortion of inner-through joint



第7図 結合方式による強度特性比較(面内曲げ)





第8図 補強板の取り付けによる補強 Fig. 8 Configuration of pad reinforcement



第9図 ⊤形結合体における補強板寸法の効果



2.3 補強の検討

鋼材にくらべてアルミ材は弾性係数が低く,アルミフ レーム構造物においては剛性を確保するための検討が必 要となる。ここではインナースルー結合のT形ならび にL形結合体に第8図に示すように溶接によって板厚3 mmの補強板を取り付け,補強板寸法mと曲げ回転剛 性の関係から補強効果を調査した。第9図ならびに第10 図がその結果である。ここでは補強の目標値として肉厚 1.6mmの角形鋼管の結合体(以下,鋼結合体と略す)を 考え,その曲げ回転剛性を有するmの値を探索すると, T形結合体では面内,面外ともにm=200mmとなり,L 形結合体では面内でm=250mmとなるが,面外はm= 250mmでも不足となる。

このようにアルミフレーム構造の結合部設計には要求 特性を満たすための的確な補強の選択が重要となる。 2.4 結合体の重量比較

補強の検討においてえられた鋼結合体と同等以上の曲 げ回転剛性を有する補強板を取り付けた結合体と,その 目標となった鋼結合体の重量比較を実施した結果を第 11 図に示す。この結果から結合部単体としては,アル ミ結合体は鋼結合体に対して10~20%程度の軽量化が 可能であることが判明した。

ここではアルミフレーム構造物において比較的大きな 重量を占める結合部を対象に考えているので,アルミフ レーム構造物全体を対象とした場合には,さらなる軽量 化が実現するものと考える。

むすび=アルミ押出形材を溶接によってつなぎ合わせた 結合体において強度特性を調査し,溶接による影響の把 握とその性能の改善についての検討から以下の結果をえ た。

(1)簡易なセットオン結合では不完全な溶込みが生じやすく,塑性変形域が極端に狭まるとともに最大荷重が低



第10図 L 形結合体における補強板寸法の効果





第11図 鋼結合体とアルミ結合体の重量比較

Fig. 11 Comparison of weight of aluminum joints to those of steel ones

ι١.

(2) 不完全な溶込み部を低減し,完全溶込みを確保する にはインナースルー結合を選択することが有効であり, セットオン結合にくらべて,広い塑性変形域と高い最大 荷重をえることができる。

(3)補強板の取り付けにより鋼結合体と同等レベルの剛 性をもたせたアルミ結合体は,鋼結合体に対して10~20 %程度の軽量化が可能である。

参考文献

- 1) B. Irving : Welding Journal, August 1995, p. 29 .
- 2) G. E. Nordmark et al. : SAE Paper 930492, 1993 .
- 3) E. P. Patrick et al. : SAE Paper 920282, 1992 .
- 4) 猪田克美ほか:自動車技術会学術講演会前刷集 No. 851, 1985, p. 185.
- 5) 角南義治ほか:自動車技術会論文集 No. 38, 1988, p. 34.