日大生産工(院) 〇生田 修一 日大生産工 前田 将克

1. 緒言

摩擦圧接とリベット締結法を組み合わせた技術である摩擦スタッドリベット締結法(Friction Stud Riveting: FSR)は①従来のリベット締結法で必要となる穴あけ加工が上板のみで済む,②丸棒状のス タッド材を接合してからリベット頭部の形状に摩擦成形するためリベットの製造が必要ない,③首 下長さを自在に変更できるため,様々な板厚に対応可能,④片側アクセスでの接合,等のメリット が期待できる.著者らはこれまでに FSR の継手にせん断試験を行った結果,上板の通し穴に充填さ れた層状の微細化結晶粒組織(以下,移乗金属組織)と下板の界面で破断することを報告した¹⁾.移乗金属組織には多数の欠陥が含まれるため非常に脆弱な機械的性質を示すが,アプセット圧力を 300 MPa にすることで欠陥の形成を抑制でき,継手効率が向上することが明らかになった²⁾.しか しながら,高圧力であることから本接合のメリットである片側アクセスでの接合が困難になる.そこで,アプセット圧力を下げる方法としてスタッド材の接合端部に中空構造を設けることで接触面 積を減少させ,負荷推力を下げることが有効である.

本研究ではスタッド材の接合部に中空構造を設け,FSR の第一工程であるスタッド材と下板の摩擦スタッド圧接を行い,より低いアプセット圧力で移乗金属組織の形成を抑制し,接合が可能かを検討する.

2. 実験方法

供試材として、スタッド材には直径10mmの 2024BE-T4 アルミニウム合金丸棒材を長さ 50 mm に切断して用いた.また,接合端部の接触 面積を減少させ,負荷推力を低くするためにス タッド材の接合端面側に直径 2 mm と 4 mm, 深さ 15 mm の中空構造を設け、中実材との変 化を比較した. 板材には,板厚3mmの7075P-T651 アルミニウム合金板材を用いた. また, 上板には丸棒の通し穴として, 直径 13 mm の 穴あけ加工を施した. 接合条件を Table 1 に示 す. アプセット圧力は摩擦圧力の2倍である P₂=100 MPa 一定にした. なお, 摩擦過程およ びアプセット過程の負荷推力は、例として円筒 部内径 4 mm の場合, 摩擦過程は約 3.3kN, ア プセット過程は約 6.6kN の負荷推力である.こ れは中実材の接合中の負荷推力の約 82.5% で ある.得られた継手の評価を外観観察、断面の 組織観察, せん断試験にて行った.

実験結果および考察

Fig.1に継手のせん断強さとスタッド材の円 筒部内径との相関を示す.ばらつきがあるもの の中実材と比較して,円筒部内径2mmと4mm

Ta	ble	1	Friction	stud	weld	ling	condition.
----	-----	---	----------	------	------	------	------------

Parameter	Symbol	[Unit]	Values
Rotational speed	N	[rpm]	4000
Friction pressure	P_1	[MPa]	50
Upset pressure	P_2	[MPa]	100
Friction time	t1	[s]	0.5
Upset time	t2	[s]	5
Brake time	t _b	[s]	0.5



Friction Stud Welding Applied to Fasten Plates and Reduce Upset Pressure.

Shuichi IKUTA, Masakatsu MAEDA

<u>-63</u>

はいずれも大きな変化は見られない. このこと から, 円筒部を設けたスタッドは中実材のスタ ッドと同等のせん断強さを示す. なお, 接合中 の負荷推力は中実材と比較して円筒部内径 2 mmの場合は約5%, 円筒部内径4 mmの場合 は約17.5%低減する. また, いずれも継手効 率は母材の半分程度であり, スタッド材に設け た円筒部により接合面積が減少しているが, 継 手効率が低下していないといえる.

Fig. 2 に得られた継手の巨視的組織及び微視 的組織を示す.(a)は中実材,(b)は円筒部内径 4 mmの継手である.材料から排出されるばりに 着目すると(a)は外ばりとして材料が排出され ている.一方,(b)は外ばりに加えて,中心に向 かって内ばりとして材料が流動している事が 確認できる.なお,(a)と(b)は共に外ばりによる 上板の通し穴の変形は確認できない.また,(a) の場合,接合部の中心は板材の重ね代から下板 側に向かって約1mmほど後退している.一方, (b)の場合,接合部の中心のみ板材の重ね代か ら約0.4 mm 隆起していることが確認できる.

次に接合部とスタッド材の界面に着目し, 微視 的組織を観察する. それぞれ(c)と(d)は(a)内の 接合部の外周部と中心部, (e)と(f)は(b)内の接 合部の外周部と中心部の微視的組織を示す.(c) は接合部とスタッド材の界面に丸枠で示す欠 陥が確認できる.(d)は欠陥は確認できない. 一 方,(e)は(c)と同様に接合欠陥が確認できる.(f) は接合部中に欠陥が確認できる.

Fig. 3 にせん断試験後の継手の巨視的組織を 示す. (a)と(b)は共に下板に接合部が残存して いることが確認できる. このことから,破壊経 路はそれぞれ, (a)は Fig. 2(c)に見られた接合欠 陥を起点にスタッド材と接合部の界面を通過 し,(b)は Fig. 2(e)に見られた接合欠陥を起点に スタッド材と接合部の界面および Fig. 2(f)の欠 陥を通過していることが推察される. また, Fig.1 より中実材,円筒内径 2 mm と 4 mm の継 手効率が母材の半分程度であったことから,破 壊の起点である(c)や(e)のような接合部外周の 欠陥をなくすことで継手効率が向上すると考 えられる.

参考文献

 生田修一ら:溶接学会全国大会講演発 表概要,113(2023),274-275.

 2) 生田修一ら:溶接学会全国大会講演発 表概要,138 (2024),78-79.





Fig. 2 Macrostructure and microstructures of joints.(a) : d=0 mm, (b) : d=4 mm



Fig. 3 Macrostructure of joints after shear test. (a) : d=0 mm, (b) : d=4 mm