皿型高力ボルト継手におけるボルト破断強度に関する解析的検討

大阪市立大学大学院	学生員	〇中本	勇	大阪市立大学大学院	正会員	山口	隆司
				大阪市立大学大学院	正会員	林	厳

1. 研究目的

ボルトヘッドの突出により継手部に凹凸が生じない 皿型高力ボルトは、高力ボルト継手部での塗装の耐久 性向上に大きく寄与するものと期待されている.これ まで、比較的板厚が薄い皿型高力ボルト継手のすべり 耐力および最大耐力に関する検討がなされてきた.ま た、既往の実験^{1)で}、母板厚40mm、連結板厚22mmの 二面継手の場合に図-1のように皿型高力ボルトのせん 断破断が一面のみ生じるものの、その最大耐力はボル トの二面せん断耐力の1.15倍程度となることを確認し た.しかし、それ以外の板厚構成のときにボルト破断が 生じる場合の最大耐力および破断モードは明らかにな っていないことから、解析により検討することとした.

2. 解析条件

解析には汎用有限解析コード Abaqus2020 を用い,弾 塑性有限変位解析を実施した.部材形状を図-2 に示す. 解析対象は1行2列の高力六角ボルト(M22F10T)および 皿型高力ボルト(M22C10T)を用いた摩擦接合継手とし た.解析モデルを図-3 に示す.要素は8節点低減積分 ソリッド要素を用い,メッシュは1辺の大きさが母板 および連結板2.5mm,ボルトセット1.5mmになるよう に分割した.すべりを考慮できる接触境界を定義し,接 合面の静止摩擦係数は実験結果¹⁾より0.64 とした.ボ ルトに設計軸力205kNを導入した後,母板に強制変位 を与えた.表-1に解析に用いた材料特性を示す.

3. 解析ケース

解析ケースを表-2 に示す.パラメータは母板と連結 板の板厚とした.ケース名はH:高力六角ボルト,C: 皿型高力ボルトとし,数字は母板の板厚を示している. 実験結果¹⁾より,皿型高力ボルトのせん断破断荷重は *P*bod の 1.15 倍程度であったことから,確実にボルトの せん断破断が生じる母板厚 40mm を最大板厚とし,Hケ ースとCケースそれぞれ4ケースの板厚構成をモデル 化した.

キーワード 皿型高力ボルト,摩擦接合,せん断耐力

連絡先 〒558-8585 大阪市住吉区杉本 3-3-138 大阪市立大学 Tel&Fax 06-6605-2765



図-1 皿型高カボルト破断状況(締付け総厚 84mm)



表-1 材料特性

部材	鋼種	弹性係数 E(N/mm ²)	ポアソン比 ν	降伏点 $\sigma_y(N/mm^2)$	引張強度 σ_t (N/mm ²)	構成則
母板 連結板	SS400	200000	0.3	235	400	バイリニア型
ボルト セット	F10T C10T			900	1000	E/100

表-2 解析ケースの内訳

た ケース名 (母板 板厚 <i>t_m</i> (mm)	連結板 板厚 <i>t_{spl}</i> (mm)	ボルトの二面 せん断耐力 P _{bod} (kN)	母板 純断面 引張耐力 P _{ind-m} (kN)	連結板 引張 P _t (k Hケース	純断面 耐力 ^{nd-s} N) Cケース
H28 / C28	28	16	877	846	966	936
H32 / C32	32	16	877	966	966	936
H36 / C36	36	19	877	1087	1148	1117
H40 / C40	40	22	877	1208	1329	1298

※黄色が最大耐力の設計値 Pmax-d

4. 解析結果

荷重と全体変位の関係を図-4 に、最大耐力時の外側 ボルトの Mises 応力コンターを図-5 に示す. ここで, 全体変位は母板縁端に作用させた強制変位である.最 大耐力 Pmax は、ボルトの軸部断面または被締結材の純 断面において連続する全ての要素積分点の Mises 応力 が引張強度に到達したときの荷重と仮定し、それぞれ ボルトのせん断破断, 被締結材の純断面破断とした. ボ ルトのせん断破断は母板厚 36mm 以上で生じ, H ケー スではヘッド側とナット側の両方で,Cケースではナッ ト側のみで生じた. これは, C ケースではざぐり加工に より連結板ボルト孔周辺の塑性変形が大きくなり、へ ッド側のせん断変形が進展しなかったためである.

最大耐力 Pmax を表-2 に示した設計値 Pmax-d で無次元 化したものを図-6 に示す. ボルト破断が生じた母板厚 36mm 以上の Pmax/Pmax-d が, H ケースでは 1.2 以上, C ケ ースでは1.1以上となった.これは、ボルトがせん断抵 抗だけではなく曲げ抵抗によっても引張荷重に抵抗し たためと考えられる. 片面のみせん断破断が生じた C ケースでも P_{max}/P_{max-d} が 1.1 以上となったのは、ヘッド 側のせん断力が引張強度まで増加しなかったものの, 曲げ抵抗の影響が高力六角ボルトのそれより大きかっ たためと考えられる.

Hケースに対する Cケースの最大耐力比を図-7に示 す. 母板厚 40mm の最大耐力比は母板厚 36mm より大 きかった.これは、連結板厚の大きい C40 の方がざぐ り部の塑性変形が小さく, ヘッド側のせん断抵抗が大 きくなったためと考えられる. 皿型高力ボルトでは継 手に適用される y の範囲が限られており, 連結板厚が母 板厚より極端に大きいケースはないため、母板厚 36mm 以上では、皿型高力ボルトのせん断破断はナット側の み生じると考えられる.

5. まとめ

本解析はボルト破断が生じる場合の最大耐力および 破断モードを検討した.得られた結果を以下に示す.

- 1)ボルト破断が生じる皿型高力ボルト継手の最大耐力 は、ボルトの曲げ抵抗の影響により設計値より1割以 上大きい.
- 2) 皿型高力ボルトは、いずれの板厚においても連結板の 塑性変形の影響でヘッド側のせん断力が増加せず,せ ん断破断はナット側のみ生じる.



(b) 皿型高力ボルト 図-5 最大荷重時の外側ボルト Mises 応力コンター



<参考文献> 中本勇,山口隆司,堀岡良則,澁谷敦:長尺皿型高力ボルトを用いた摩擦接合継手の力学的挙動に関する実験的研究,土 木学会全国大会第75回年次学術講演会