潤滑性能評価試験法における工具-材料間の

摩擦係数推定に関する研究

豊田工業高等専門学校 機械工学科 准教授 淺井 一仁 (2019 年度 奨励研究助成(若手研究者枠) AF-2019039-C2)

キーワード: 鍛造, トライボ特性, 摩擦係数

1. 研究の目的と背景

塑性加工におけるトライボ評価試験法では, 摩擦係数や 焼付き量, 摩耗量が測定され, 高性能な潤滑剤や硬質皮膜 の開発,型材の選定に利用されている.特に,鍛造や押出 し加工では、面圧が高く、型-材料間の摩擦が成形荷重や 製品の精度に強く影響する. そのため, 工程設計のシミュ レーション解析では、適切な摩擦係数の入力が求められる. そこで、トライボ評価試験法と FEM 解析を用いて、型と 材料間の摩擦係数が推定されている. 摩擦係数を一定と した FEM 解析より、摩擦係数ごとの成形荷重や素材の形 状変化から較正線図を作成する.その線図と実験の結果を 比較して,工具と試験片間の摩擦係数が推定される.FEM 解析とトライボ評価試験法を用いて,工具と試験片間の摩 擦係数を推定することに関して, Male ら¹⁾のリング圧縮 試験,それに関連して,久能木²⁾は,軸方向の中空圧縮の 詳細な変形をスラブ法で解析を行った.工藤³⁾は、上界法 で内径変化に対する摩擦の影響を解析した.長いすべり距 離の試験には、王らの据込み-押出し式の試験⁴⁾、Dubar らの据込み-滑り試験⁵⁾, Groche らの据込みスライド試験 のがある. さらに大きな表面積拡大を伴う試験として. ZhangらのT形圧縮試験⁷⁾,五十川らのスパイクテスト⁸⁾, 鷺坂らの前後方押出し試験⁹が挙げられる.

本報告書では,鍛造用トライボ評価試験法である外周を 拘束しないテーパープラグ通し試験法¹⁰⁾でのテーパープ ラグと試験片間の摩擦係数を推定した.

2. 実験方法

図 1 に外周を拘束しないテーパープラグ通し試験法の 模式図を示す.試験片にテーパープラグを押し込み,内径 を押し拡げる.テーパー半角を大きくすると試験片への変 形量が増加し,厳しい加工条件になる.この試験法では, 試験片外周をコンテナで拘束しない.そのため,テーパー プラグと試験片間のみに摩擦が発生する.表1に実験条 件を示す.テーパープラグの材質はSKD11,最大直径16.67 mm,半角5°である.試験片の材質はA1070-T1,外径×内 径×高さ=φ50×φ15×50である.潤滑剤は,牛脂+黒鉛を用 いて,テーパープラグと試験片内面に十分に塗布する.テ ーパープラグの押込速度は0.1 mm/s である.表2に解析 条件を示す.解析ソフトは simifact.formin 2021を用いる. テーパープラグと下型は剛体,試験片は剛塑性体である. テーパープラグと試験片間の摩擦係数には、クーロン摩擦 係数*μ*を用いる.



図1. 外周を拘束しないテーパープラグ通し試験の模式図

表1 実験条件

テーパープ	プラグ SKD11,最大直径 16.67 mm,半角 5°,室温
試験片	A1070-T1, 外径×内径×高さ=φ50×φ15×50
	室温
潤滑剤	牛脂 + 黒鉛
押込速度	0.1 mm/s

表 2 FEM 解析条件

テーパープラク	ゲ剛体, 最大直径 16.67 mm,半角 5°, 20°
試験片	剛塑性体, A1070
	外径×内径×高さ=φ50×φ15×50,20℃
摩擦係数	クーロン摩擦係数 μ
押込速度	0.1 mm/s

3. 研究成果

3・1 FEM 解析での荷重ストローク線図

図2にFEM解析でのテーパー半角5°の押込荷重線図を 示す.テーパープラグと試験片間の摩擦の増加に伴い押込 荷重は増加する.ストローク10mm程度で,幾何学上, テーパープラグと試験片の接触面積が定常になる.テーパ ープラグと試験片間の摩擦が低い時,荷重はストローク 10mm以降からほぼ定常となる.摩擦が高くなると非定常 になる.大きな摩擦は,前方にせん断変形を起こし,その 局部的なバルジングが穴径を小さくする.それにより摩擦 係数の増加に伴い,バルジ変形が増加する.それは断面積 減少率の増加に相当するので荷重が増加する.



図 2. テーパープラグと試験片間の摩擦係数を変えた時の 押込荷重線図

3・2 FEM 解析での試験片形状

図3にストローク30mmでの試験片形状を示す.図3(a) は、上端面での高さ変化を示す.テーパープラグと試験片 間の摩擦係数の減少に伴い内径付近の高さが高くなる.こ れは、押込方向と逆向きに材料が流動したためである.一 方で、摩擦係数が増加すると材料が穴に引き込まれる.図 3(b)は試験片の外周形状を示す.摩擦係数が増加するほど 外径は大きくなる.これは体積一定則より高さ減少分の体 積が外径の増加に使われたためである.



図 3. テーパープラグと試験片間の摩擦係数による試験片 形状の変化

図4にストローク30 mmでの試験片の相当塑性ひずみ 分布を示す.図4(a)はテーパー半角5°での相当塑性ひず み分布を示す.摩擦係数の増加に伴い表面近傍での相当塑 性ひずみの値は大きくなる.これは、摩擦係数の増加に伴 うせん断力の増加による.図4(b)はテーパー半角20°の相 当塑性ひずみ分布を示す.半角が大きくなると相当塑性ひ ずみは大きくなる.加えて、摩擦係数が0の時でも、未試 験の部分がテーパープラグによって据え込まれ圧縮され ている.テーパー半角20°の時、テーパープラグ付近の材 料にせん断変形と圧縮変形が生じる.



(a) テーパー半角 5° での相当塑性ひずみ分布



(b) テーパー半角 20° での相当塑性ひずみ分布

図4. ストローク30mmでの試験片の相当塑性ひずみ分布

3・3 荷重ストローク線図

図 5 に各潤滑条件でのテーパープラグ押込み荷重線図 を示す.参考のため,FEM 解析でのテーパープラグ押込 荷重線図を示す.ストローク10 mm まで荷重は急激に増 加する.その後,荷重は緩やかに増加または減少する.試 験片内面とテーパープラグに潤滑した時,荷重はストロー ク25~30 mm でほぼ定常となる.また,この荷重は摩擦 係数0.1の荷重線図と一致する.これまで,この潤滑条件 の見かけの摩擦係数としてµ=0.1と推定されてきた.



図 5. 各潤滑条件でのテーパープラグ押込荷重線図

3・4 試験後の試験片内面とテーパープラグの観察

図 6 に試験後の試験片内面とテーパープラグの観察結 果を示す. 各潤滑条件において,ストローク 20 mm 以降 から深い傷が試験片内面に発生している.テーパープラグ 上の凝着が 20 mm 以降から発生したと考える. テーパー プラグ上に凝着が発生すると材料間でのせん断を生じる ためテーパープラグと試験片間の摩擦係数の正確な推定 は困難である.



図 6. 試験後の試験片内面とテーパープラグの観察結果

4. テーパープラグと試験片間の摩擦係数の推定法

図7にストローク5mmまでの実験とFEM解析の押込荷 重線図を示す.ストローク1.3 mmまでは、μ=0.1の線図 と実験の線図はほぼ重なる.ストロークが1.3 mm以上に なると実験時の荷重はμ=0.1の線図よりも大きくなる.こ の時点で実際の変形はμ=0.1が一定の変形と異なる.これ まで摩擦係数を推定するためにノモグラフを作成し摩擦 係数を推定してきた.しかし、実験中の摩擦係数の変化を 考慮した解析が必要であると考える.斎木ら¹¹⁾¹²⁾はリング 試験中の工具と試験片間の摩擦係数の変化を推定するた めに摂動逆解法を提案し、リングの変形データと数値解析 を用いてステップごとの摩擦係数の探索と推定を行った.



図 7. ストローク 5 mm までの実験と FEM 解析での押込 荷重線図

図 8 にテーパープラグと試験片間の摩擦係数を推定す るための解析方法を示す.まず,ストローク s₁までの摩 擦係数をμιと決める.この工程が Step1 とする.μιの押込 荷重線図が実験の押込荷重線図と重なったら,Step1の解 析結果を次の工程に引き継がせる.そうでなければ,摩擦 係数を変えて Step1 を解析させる.次に,Step2 では,ス トローク s₁から s₂までのテーパープラグと試験片間の摩 擦係数をμ2とする.その後,同様の手法をとる.これら繰 り返し計算を用いて,外周を拘束しないテーパープラグ通 し試験でのテーパープラグと試験片間の摩擦係数を推定 する.



図 8. 摩擦係数推定のための解析方法

図 9 に各 Step の押込荷重線図を示す. Step2 での立ち上 がり時の押込荷重は, $\mu_2 > \mu_1$ の時, Step1 の最大荷重より 大きい. そこで, 各 Step での押込荷重線図は差分法を用 いて書き直す.



図 9. 各 Step の押込荷重線図

図10に、Step2でのFEMと実験の押込荷重線図を示す. Step1では、実験の荷重線図が $\mu = 0.1$ の押込荷重線図と一 致する. Step2 では、 μ の値が 0.175 の時、解析の押込荷 重線図は実験の押込荷重線図と重なる.一方で、 μ の値を 0.1 または 0.25 の時、解析の押込荷重線図は実験の押込荷 重線図と重ならない.そのため、Step2 での実際の応力や ひずみの分布は、 $\mu = 0.175$ の解析結果と類似すると考え る.



図 10. Step2 での FEM と実験の押込荷重線図

図11 に逆解析による摩擦係数の推定結果を示す.図11 (a)に逆解析より選定された摩擦係数を示す.図11 (b)は, テーパープラグと試験片に潤滑剤を塗布した条件で,その 摩擦係数を用いたテーパープラグ押込荷重線図を示す.ス トロークの増加に伴い摩擦係数は増加する.図6より試 験片内面に大きな傷が見られないことから潤滑膜が薄く なり摩擦係数が増加した.



(b) テーパープラグと試験片に潤滑剤を塗布した時の実 験と FEM 解析での押込荷重線図

5. 緒言

鍛造用トライボ評価試験法である外周を拘束しないテ ーパープラグ通し試験でのテーパープラグと試験片間の 摩擦係数を推定した.以下に結果を示す.

- テーパープラグと試験片間の摩擦は、試験中の押込 荷重線図や試験片形状に影響した。
- 2) テーパープラグと試験片間の摩擦係数は,実験と FEM 解析を用いて推定可能であった.
- 3) FEM 解析と実験を併用した逆解析は微妙な摩擦係数 の変化を決めるのに役立った.

謝 辞

本研究は、公益財団法人天田財団 2019 年度 奨励研究 助成(若手研究者枠)AF-2019039-C2の支援を受けて行わ れ、本研究での結果は、The 19th International Conference on Metal Forming 2022 にて発表しました.同財団に深甚の謝 意を表します.

参考文献

- Male. A. T and Cockcroft. M. G: Journal of the Institute of Metals vol 93, (1964), pp 38-46.
- M. Kunogi: Report of Science Research Institute (Tokyo) 30-2, (1954), pp 63-92.
- Kudo: Proceedings of the 5th Japan national congress for application mechanics, (1955), pp 75-78.
- Z. G. Wang, S. Komiyama, Y. Yoshikawa, T. Suzuki, and K. Osakada: CIRP Annals (Manufacturing Technology 64),(2015), pp 285-288.
- Dubois. A, Lazzarotto. L, Dubar. L and Oudin. J: Wear vol 249, (2002), pp 951-961.
- Groche. P, Stahlmann. J and Müller. C: Tribology International vol 66, (2018), pp 345-351.
- Zhang. Q, Felder. E and Bruschi. S: Journal of Materials Processing Technology vol 209, (2009), pp 5720-5729.
- Isogawa. S, Kimura. A and Tozawa. Y: CIRP Annals vol 41, (1992), pp 263-266.
- Y. Sagisaka, I. Ishibashi, T. Nakamura, M. Sekizawa, Y. Sumioka and M. Kawano: Journal of Materials Processing Technology 212, (2012), pp 1869-1874.
- K. Asai and K. Kitamura: Key Engineering Materials vol.716, (2016), pp 147-156.
- H. SAIKI, Y. G. MENG, and H. SAKAMOTO: Advanced Technology of Plasticity Vol.1, (1990), pp 77-82.
- H. Saiki and Y. G. Meng: Advanced Technology of Plasticity, (1989), pp 73-76.

図11. 逆解析による摩擦係数の推定