Report





M.Yang

К, Мапаве

チューブハイドロフォーミングの 知的センシング・制御システムの開発

楊 明*, 真鍋 健一**

1. はじめに

チューブハイドロフォーミング (以下 THF) は軽量か つ高剛性な構造部材を製造する有用な塑性加工技術であ り、これまで困難とされてきた一体成形品などの高付加 価値製品を生み出す技術として注目されている.近年, 自動車産業をはじめとする多くの産業技術分野において, 省エネルギー化や地球環境保全の観点から軽量化の推進 が重要課題となっており、従来の小物部品から構造部材 へと THF 製品の応用展開が進んでいる. しかし, その THF 技術の進展には目を見張るものがあるものの,依然 として未解明な部分が多く,特に内圧と軸押しの負荷経 路に関しては試行錯誤によることが多い.近年では数理 計画法を用いた数値シミュレーションによる最適化も試 みられているが, まだ多くの時間と労力が必要とされて いる. その最適負荷経路の決定と同様に、その最適プロ セス制御技術の開発も重要な研究テーマとして挙げられ ている.

そこで本研究では,主要な THF である T 字枝張出し型 THF を対象として,柔軟性の高い制御が期待できるファ ジィ推論を用いたプロセス制御コンセプトを提案し, THFファジィ制御システムを開発することを目的として いる.また,ヴァーチャルで構築した本ファジィ制御シ ステムとそれに必要な新たな評価関数の有効性を検証す るため、ヴァーチャルで得られた負荷経路を新たに開発 した制御システムに適用しその経路を用いて本システム の妥当性を検証した.

2. T字枝張出し型 THF モデル

対象とした T 字枝張出し型 THF モデルを図 1 に示す. 本モデルは内圧, 軸押しおよびカウンターパンチ(以下 CP)変位を制御することによって,新たに枝張出し部を 成形する代表的な THF のひとつである.FEM コードは LS-DYNA ver.950 を用いた.ブランクは面外異方性弾塑 性体のシェル要素,ダイ等は剛体モデルとした.全要素 数は14592,全節点数は15004,ブランクの要素数は9500, 節点数は9696 である.加工速度は解析上0.1秒で50MPa の内圧に上昇させる線形負荷とし,軸押し・CP変位は後 述するファジィルールに準じて制御した.材料モデル SUS304 の材料特性値を**表**1 に示す.摩擦係数は $\mu_s=0.02, \mu_k=0.01$ とした.

3. 仮想 THF ファジィ制御システム

本研究では、以前に開発されたデータベース援用深絞 り加工ファジィ制御システム^{1)~3)}をコンピューター上に 構築し、THFに適用している.図2にデータベース援用 ヴァーチャルTHFファジィ制御システムの概要を示す. 本システムの特徴は、データベース、プロセス設計を行 うプログラムおよびFEM シミュレーションの3つの構 成要素がオンライン上に構築されていることであり、金 型形状、加工条件の変更、およびプロセス制御に不可欠



(T-branch).

表 1 FEM シミュレーションで用いた管状素材の力学 的 5 km

Density (kg/m³)	Young's modulus (GPa)	Poisons ratio	Yield stress (MPa)	n-value	r-value
8.0	197	0.34	262	0.53	0.96



図2 データベース援用仮想ファジィ制御システムの概要

 ^{*} 首都大学東京大学院システムデザイン研究科 教授
** 首都大学東京大学院理工学研究科 教授

な変形履歴データ等の獲得を簡単に行える利点がある. 図3に本システムのプロセス制御工程を示す.本システムは、ファジィ制御パラメータ決定にデータベースを導入し、パラメータ決定の高効率化、高柔軟化を図るものである.制御プログラムは次に説明するファジィ制御コンセプトをプログラム化したものであり、FEM シミュレーション上でプロセス制御設計を行う.



図3 テューノハイトロノオーミングのノアシイ制御 システムによるプロセス制御の流れ

4. T字枝張出し型 THF ファジィ制御コンセプト

4.1 目的関数

THF 製品に求められる品質は, 張出し高さおよび肉厚 減少抑制による製品強度の向上の二つが考えられる.本 研究では,成形部でしわ・座屈(以下,座屈)が生じな い程度の可能な限りの軸押し変位を負荷することで張出 し側壁部での引張応力を抑え,薄肉化を抑制することで 達成する「肉厚減少抑制による製品強度の向上」を目的 関数とした.なお,張出し高さΔR は初期直径 42.7mm に 達した時点を最終製品形状とした.

4.2 評価関数

前述の目的関数を満足する制御を行うためには,時々 刻々と変化する座屈の危険度を評価可能な指標を定義し, 座屈発生を正確に予測しなくてはならない.そこで,本 研究では成形初期に発生する波状座屈の危険度を評価す る指標として、**図4**に示す評価関数Φを提案し、式(1) のように定義した.



図4 枝管部の波状座屈に対する評価関数Φ

$$\phi = R_c - R_b \tag{1}$$

 R_c は張出し中央部の張出し高さ, R_b はダイ肩 R 近傍の 最大張出し高さである.この評価関数は25に示すよう に、 Φ の値がマイナスの場合は過大な軸押し変位により 座屈危険度が大きいことを意味し、逆にプラスの場合は 座屈の危険性は小さいことを意味する.また、 Φ の微分 値 Φ 'は座屈の成長速度を表す指標で制御精度向上のた めの補助的な評価関数として用いた.





4.3 ファジィモデル

座屈危険度の評価には図 6(a)に示す入力メンバーシッ プ関数群を用いる. ϕ_a , ϕ_b , ϕ'_a , ϕ'_b の各値は座屈の評 価を適切に行うための重要な値であり,データベースより 半自動的に決定される. **表** 2 にそれらの値を示す.ここで, ϕ_b , ϕ'_b は座屈発生時の値,つまり座屈危険度指数の最大 値が代入され, ϕ_a , ϕ'_a には最小値,つまり最も安全であ る値が代入される. 制御値の決定は,図 6(b)に示す制御値 決定用出力メンバーシップ関数群と**表** 3 に示す入出力メ ンバーシップ関数を関連付ける If-then ルールにより行わ れ,式(2)より出力メンバーシップ関数の重心値 Gとし



表 2 入力メンバーシップ関数Φ用のパラメータ

Φ a	Φ b	Ø'a	Ф'ь
0	-0.771	0	-126

表 3 メンバーシップ関数Φ用の If-then ルール

if (φ , φ')	then (∆APS)
ϕ is Small and ϕ ' is Small	∆APS=∆APS _{ss}
ϕ is Small and ϕ ' is Large	∆APS=∆APS _{SL}
ϕ is Large and ϕ ' is Small	∆APS=∆APS _{ls}
ϕ is Large and ϕ ' is Large	∆APS=∆APS _{II}

て軸押し変位速度の増分ΔAPS が算出される.

$$\Delta APS = G = \frac{a_1g_1 + a_2g_2 + \dots + a_ng_n}{a_1 + a_2 + \dots + a_n} = \frac{\sum a_ig_i}{\sum a_i}$$
(2)

4.4 評価関数

加工中期以降,枝張出し部は肉厚減少を抑制するため に CP との接触を保持した状態で成形すべきである.そこ で本研究では,接触を評価する指標として図7に示す評 価関数Ψを提案した.Ψは式(3)に示す張出し部の CP とのなじみ度を示す接触度合を表している.

$$\Psi = C_l - C_{ideal} \tag{3}$$

ここで、 C_l は CP との軸方向接触長さ、 C_{ideal} は Fig.7 に示す張出し高さ増加に伴う理想的な接触長さの経路を 示す.張出し高さの増加に伴い徐々に接触率も増大させ ることによって、張出しR部での引張応力を抑制、肉厚



図 7 成形限界評価用の評価関数Ψ

減少を抑制する. Ψ の値がプラスのときは軸押し変位を 減少, CP 変位を増加させ, Ψ の値がマイナスのときは逆 の制御を行うことによって, その時々の内圧に対する適 切な軸押し変位と CP 変位を負荷する.また,評価関数 Φ の場合と同様に Ψ の微分値 Ψ 'を精度向上のため用いた. ファジィモデルは Fig.6 に示すメンバーシップ関数群の 各値が表4に示す値に変換され, Δ APS および CP 変位速 度の変化量 Δ CPS が算出される.

表 4 入力用メンバーシップ関数Ψ用のパラメータ.

Ψa	Ψь	Ψ' α	<i>Ψ</i> 'b
-0.2	0.2	-250	250

4.5 ファジィ制御パラメータチューニング

制御値 Δ APS および Δ CPS の係数をチューニングし, F_{Φ APS}・・・・・,F_{Ψ APS}=0.03,F_{Ψ CPS}=0.03 と設定した. また,加工後期は最終張出し高さでの型なじみ工程であ り,内圧と軸押し変位の関係を Δ p/ Δ *l*=0.3 と設定し,本シ ステムによるファジィ制御を行った.

5. ヴァーチャルファジィ制御結果

図8にファジィ制御結果および一般的な従来設計法に よるマニュアル制御の加工経路を示す.図中のアルファ ベットは CP に接触した時点 A,最終張出し高さに達し た時点 B,成形完了時点 C である.ファジィ制御結果は マニュアル制御の加工経路に比べ,その加工経路は曲線 で構成されており,その時々の内圧に対する適切な軸押 変位と CP 変位が負荷されていることが分かる.そのた め,ファジィ制御では枝張出し部への十分な材料流動が 起こり,図9および式(4)に示す型なじみ率 K_cはファ ジィ制御:K_c=85.6%,マニュアル制御:K_c=76.7%と型な じみが大きく向上している.

$$K_c = C_l / D_b \tag{4}$$



図8 ファジィ制御と従来方式制御の加工負荷経路の比較



図 9 最終 THF 製品の比較. (左:ファジィ制御,右:従来方式制御)

ここで, D_b は枝張出し部直径 42.7mm である.また, 図 10 に最小肉厚 t_{min} と張出し高さΔR および図 11 に延性 破壊条件 I 値とΔR の関係を示す.延性破壊条件 I 値は式 (5)に示す大矢根の延性破壊条件式で表される材料の成 形余裕度および割れに対する指標で, I=1 以上で割れ発 生とみなす.



図 10 ファジィ制御と従来制御方式での T 成形での 最小肉厚の比較



ここで、 σ_m は静水圧応力、 σ_{eq} は相当応力、 ϵ_{eqf} は相当 破断ひずみ、a=0.34および b=0.56は材料モデル SUS304



図 11 ファジィ制御と従来制御方式での延性破壊 危険度 I 値の比較

の材料定数である.

本システムを用いることによって,最小肉厚 t_{min} は成 形完了時においてマニュアル制御結果に比べ約 8%向上 し,本システムを用いたファジィ制御には肉厚減少抑制 効果があることが明らかになった.また,延性破壊条件 I値は約 15%減少し,特に $\Delta R=20$ mm 以降の加工後期にお いて安定した成形がされ,成形余裕度を十分保持した状 態で成形が完了していることが分かる.

これらの結果より、本システムは目的関数「肉厚減少 抑制による製品強度の向上」に基づいた適切な加工経路 を設計し、さらには割れに対する材料の成形余裕度を保 持することによって加工限界を向上させる可能性を持っ たTHF設計ツールであることが明らかになった.

6. ファジィ制御 THF 装置の試作と実験検証

6.1 THF 装置の設計・開発

THF ファジィ制御システムの基礎となる試験システム を設計・開発した.装置の設計にあたり,まず本装置に要 求される加工力(最大内圧および最大軸押し荷重)をシミ ュレーションモデルの SUS304 およびアルミニウム合金 管 A6063-T5,マグネシウム合金管 AZ31 のそれぞれの場 合で算出し,設計の目安とした.これより,肉厚 1.0mm の SUS304 材に適用できるよう設計仕様を決定した.

図 12 および図 13 に本研究で設計・開発した TFH 装置 の外観および T 成形用金型、表5 に同装置の設計仕様を



図 12 設計試作した THF 装置の概観(温間成形仕様)



図13 T成形用金型

表 5 設計開発した THF 装置の設計仕様

Max pump pressure [MPa]	21
Max internal pressure [MPa]	70
Max axial force [kN]	320
Max axial punch displacement [mm]	80
Max counter punch displacement [mm]	80

示す.本装置は、あらかじめ PC に入力した負荷経路に 基づき左右軸押しパンチ、CP、増圧機に対しアナログ閉 ループ制御を行なうもので、加工中の各シリンダ変位お よび内圧は変位センサーと圧力計を用いて測定し PC へ 送られる.また、SUS304の加工に必要な内圧を供給する ために増圧機を用い、軸押しパンチの中心に設けた通路 より耐摩耗性作動油を試験片内部に供給し内圧を負荷す る.また室温で難成形性のマグネシウム合金の温間 THF にも適用できるように、カートリッジヒータを挿入した 金型と温間用の加圧媒体としてシリコン油を別回路で負 荷できるシステムとした.

6.2 アルミニウム合金管を用いた実験による検証

本制御システムの性能評価とファジィ制御アルゴリズ ムの有効性検証のため、アルミニウム合金管を用いた室 温での検証実験を行った.供試材はアルミニウム合金管 A6063-T1(長さ $L_0=200$ mm,直径 $D_0=42.7$ mm,厚さ t_0 =1.2mm)を用い、その材料特性を表 6 に示す.潤滑は スプレー式フッ素潤滑剤を用いた.まず本材料特性値を 用いてヴァーチャルファジィ制御 T成形シミュレーショ ンを行い、得られた適正負荷経路(実線)を図 14 に示 す.なお、同図に経験的に設定した2種類の折れ線から なる負荷経路を破線で示す.この折れ線負荷経路での実 験を行った結果、同図中に示すように、経路1ではコー

表6 実験で用いたアルミニウム合金の材料特性

Material (Aluminum alloy)	6063-T1
Young's modulus E [GPa]	70
Yield stress σy[MPa]	50
F-value [MPa]	293
n-value	0.3
r-value	0.44

 $\sigma = F \varepsilon^n$



図 14 実験で用いたヴァーチャルファジィ制御から 得られた負荷経路と経験から設定した負荷経路



Experiment(b) FEM図 15 T成形品の実験と FEM との比較

ナー肩部での座屈が生じながら枝管頂部での割れが発生 し、経路2ではコーナー肩部での顕著な座屈が発生した. これに対し、ファジィ制御で得られた適正負荷経路では、 座屈や割れが生じることなく T 成形に成功した. 図 15 にその実験とヴァーチャルファジィ制御で得られた成形 品の比較を示す.成形部の枝管高さは両者での差異はほ とんどなく,実験ではヴァーチャルファジィ制御とほぼ 同じように成形されているといえる.実験による成形品 の横断面形状および肉厚分布(赤)と、ヴァーチャルフ ァジィ制御による肉厚分布を図 16 に示す. 両者の結果 がよく一致していることがわかる. 定量的に肉厚分布を 比較するために成形部各部の肉厚を測定し、両者を比較 した結果を表7に示す.この比較から、成形部全域で定 量的にも両者の肉厚分布はよく一致しており、その誤差 は最大7%程度である.表中の結果から、肉厚分布の最 大肉厚差は1.12mmで両者とも同じである.



図 16 ヴァーチャルファジィ制御と実験から得られた T成形形状および肉厚の比較

表7 ヴァーチャルファジィ制御と実験から得られたT 成形品の肉厚分布の比較



Locations	Thickness (mm)		
in Fig. (right)	Experiment	Simulation	
1	1.01	1.06	
2	1.11	1.16	
3	1.92	2.05	
4	2.13	2.18	
.5	1.23	1.29	
6	1.76	1.73	
7	2.07	1.92	

以上より,ファジィ制御 THF システムとその新たな評 価関数を用いたファジィ推論アルゴリズムの有効性を示 すことができた.

7. 結言

本研究では T 字枝張出し型 THF を対象として,柔軟性 の高い制御が期待できるファジィ推論を用いたプロセス 制御コンセプトを提案し,実際に THF ファジィ制御シス テムを開発することを目的とした.そのため、まず、ヴ ァーチャル THF システムを構築し新たな評価関数を用 いた基本制御アルゴリズムを検討し、その有効性を明ら かにした上で,その有効性を実証するために THF 装置を 設計試作した.得られた成果を以下にまとめる.

 代表的な THF である T 字枝張出し型 THF モデルを 対象に、加工初期に発生する波状座屈および張出し 部と CP の接触に着目した新たな評価関数を提案し、 それを用いたファジィ制御アルゴリズムを提案した.

- 2) 上記コンセプトをヴァーチャルで構築したデータベース援用 THF ファジィ制御システムを開発した.
- 3) 本システムを用いて THF プロセス制御設計を行い、 ヴァーチャルで適正な加工経路を求めた.その結果、 マニュアル制御結果と比較して最小肉厚 t_{min}が約8% 向上し、また成形余裕度を表す延性破壊条件 I 値は 約15%減少し、成形性の向上および肉厚分布の一様 化に適したプロセスとなることを示した.
- 4) 本システムは目的関数「肉厚減少抑制による製品強度の向上」を達成し、その肉厚減少抑制効果および延性破壊条件 I 値抑制効果から、加工限界を向上させる可能性を持った THF 設計ツールであることが明らかになった。
- 5) 今後はマイクロセンサーを用いて実プロセスの中で センシングする知的制御システムの開発確立を目指 す予定である.

謝辞

本研究は公益財団法人天田財団(当時 財団法人天田金 属加工機械技術振興財団)の一般研究開発助成 (AF-2001016)から継続して研究開発を行った成果をま とめたもので,同財団および関係の皆様に深甚なる感謝 の意を表します.また,本研究の遂行に携わった,当時 大学院生,宮本俊介君,末武正充君,森島 稔侍君,学部 生の山田晴一君に心から御礼申し上げます.

参考文献

- Koyama H., Manabe K. and Yoshihara S. : Proc. ASME IMECE2000 MED-Vol.11(2000), 805-810.
- 小山 寛,真鍋健一,吉原正一郎:塑性と加 工,43-503(2002),1162-1167.
- Koyama H., Manabe K. and Yoshihara S. : Journal of Materials Processing Technology Vol.139(2003), 343-348.
- Manabe K., Suetake M., Koyama H. and Yang M. : International Journal of Machine Tools & Manufacture, 46(2006), 1207-1211.