ロールフォーミング汎用シミュレータの開発に関する研究 (第9報) ——電縫管成形時のロール径の影響について—— Study of Computational Simulation Method of Cold-Roll-Forming Process-9th Report

> 木内 学\*・元木健 一\* Manabu KIUCHI and Ken-ichi MOTOGI

# 1. はじめに

筆者らは、ロールフォーミング汎用シミュレータの開 発を目指して一連の研究を進めているが、前報<sup>11</sup>までに、 開発したシミュレータを用い、電縫管・形鋼について、 曲げ方式・曲げ角度配分・ロール段数・パスライン等、 パススケジュールの最適化について検討を行い、ロール フォーミング加工の成形プロセスの設計に有益な多くの 指針を得てきた。

本報では、本シミュレータの応用として、従来考慮さ れていなかったロール径が素板の変形挙動に与える影響 について、電縫管成形を例にとり、長手方向膜ひずみお よび接触長さ等の面から基礎的な検討を行った.この結 果について以下に報告する.

## 2. 解 析 方 針

本報では、曲げ方式としては、サーキュラベンド方式 を対象とし、ブレイクダウンロールによる成形について 検討する.具体的には、図1に示すように、素板が凹ロー ルに巻きついて進入していく状態を想定し、凹ロールに よる拘束の問題を取り扱う.また、前報までのロールに よる拘束を考慮しない解析法をモデル1、本報の解析法 をモデル2と称する.

図2に全体的な計算のフローを示す.モデル2がモデ ル1と異なる点は、2つの新しい形状関数を用いる点に ある.モデル2ではまず、ロールによる拘束を考慮しな い状態で(1)式による形状関数の制御パラメータNの最 適化を行い<sup>2)</sup>、変形曲面形状を決定する.この結果から、 変形曲面形状と凹ロールとの干渉の有無を考慮して、凹 ロールとの接触角度・接触長さを求める.次に、後述す る接触を考慮した形状関数(2)、(3)式を用いて変形曲 面形状を表示し、その中に含まれる制御パラメータkの 最適化を行って最終的な変形曲面形状を決定する.その 他の計算手法は、モデル1に準ずる<sup>2)</sup>. 接触域 *L\* R\* # n*スタンド *R\* # n*スタンド *0\**: 接触角度

R\*:接触点でのロール半径
L\*:接触長さ(縁部の長さにて表す)
\*d/2:ロール最小部半径
図1 解析モデル



\*東京大学生産技術研究所 第2部

250 38巻6号(1986.6)

#### 

## 3. 新しい形状関数の導入と接触点の算出

# 3.1 幅方向に変化しうるパラメータNを含む形状関数

前報までは、素板の変形曲面形状を、 $S(X) = \sin(\pi/2 \cdot (X)^n)$  (n:制御パラメータ、X : X 座標無次元値)なる形状関数<sup>20</sup>を用い表示してきた.その際、幅方向に一定なn を 想定したが、本報では、実際の現象をより精度よく解析するために、幅方向に変化しうるパラメータNを有する次式の形状関数を導入し、それを用いて表示した変形曲面形状に基づいて、ロールとの接触の検討を行った.

 $S'(X) = \sin(\pi/2 \cdot (X)^{N}), N = n' + (1+J)^{m}$  (1) ここで、N、(n')は制御パラメータ、Jは幅方向無次元 値(J=幅方向分割長さ/素板幅/2,0 $\leq J \leq 1$ ), mはス タンドピッチ・ロール径・材料幅等によって定まる定数 (m  $\geq 0$ ) であるとする、図3にS'(X)の値を示す、

#### 3.2 ロールとの接触を考慮した形状関数

ロールとの接触を考慮した解析モデルを図4に示す. このモデルでは、素板の変形曲面を領域1,領域2に分け、おのおのの領域で形状関数を使い分ける。素板は、 ロールとの接触点Cにおいて傾き(A)をなして進入し、 領域2では、C、G点を結ぶ楕円上を通ると仮定する. ただし、C点において連続であるという境界条件を適用 することにより、(2)式、(3)式の形状関数を導入し、 これらを用いてスタンド間全領域の変形曲面形状を表示 する.

領域1: $S_1(X) = \{(1/2) \cdot \sin(\pi \cdot (X^* - 1/2)) + 1/2 + k \cdot (1 - X^*) \cdot X^*\} \cdot \exp\{-(k + A) \cdot (1 - X^*)\}$  (2)

領域2:
$$S_2(X) = (R/a) \cdot \sqrt{a^2 - (1 - X^*)^2 - Zj}$$
 (3)

(X\*, R, aは図4参照)

ここでkは素板上の各点の空間的軌跡を規定する制御パ



ラメータであり、(1)式のN(n')に対応する.  $A \downarrow C \land$ におけるロールへの進入角度である. 図5に $S_1(X)$ の値を示す. 接触角度が大きくなるほど、素板はロール直前での立ち上がりが急になり、しかもロールへ直線的に進入していくことがわかる.

## 3.3 接触角度,接触長さの算出

#nスタンドにおいて,幅方向分割点jにおけるロール プロフィル上の点Gの座標を(1, Y, Z), (1)式を用 いて表示した変形曲面上の点Cの座標を $(X^*, Y^*, Z^*)$ とし、この点で接触が始まるとして、 $Y^*$ におけるロール の半径を $R^*$ とすると、接触開始点Cでは、

 $(1-X^*)^2+(Z^*+^{\phi}d/2)^2=R^{*2}$  (4) が成立する.ただし、 $^{\phi}d/2$ はロール最小部半径である.

これより、接触角度  $\theta^*$ および接触長さ $L^*$ はそれぞれ

 $\theta^* = \sin^{-1}(1 - X^*) / R^* \tag{5}$ 

 $L^{*2} = (1-X^*)^2 + (Y-Y^*)^2 + (Z-Z^*)^2$  (6) で求められるものとする.なお、記号は図4を参照されたい.

## 4. 実験結果およびモデル1との比較

#### 4.1 実験結果との比較

本解析法の妥当性を確認するため,鈴木ら<sup>3),4</sup>による電 縫管成形時のひずみ経路測定結果との比較を#1,#2ロー ルに対して行った.実験および解析条件を表1に示す. 実験と解析では、凹ロールの位置が逆になっていること に注意されたい.図6にロールとの接触長さ(以下L\*と 称す)を示す.接触領域の形に関して,#1ロールで双方 に差が見られる.これは、平板から円弧への成形過程で、 凹ロールに沿って進入する素板の変形挙動を、本解析モ デルによっても必ずしも十分に表示しきれなかったこと



	実験条件	解析条件
1.素板寸法	$3.0^{t} \times 180$	$3.0^{t} \times 180$
2.曲げ方式	Circ. B	Circ. B
3.スタンド段数	3 <sup>st.</sup>	2 <sup>st.</sup>
4.曲げ角度	30°, 60°, 90°	30°, 60°
5.スタンドピッチ	400 mm	400 mm
6.パスライン	Neutral const.	Bottomline const.
7.成形速度	30 m/min	40 m/min
8.素板特性	SS41	$E : 21,000 \text{ kg} / \text{mm}^2$ $H : 80 \text{ kg} / \text{mm}^2$ $\nu : 0.3$ $\sigma_e : 31.5 \text{ kg} / \text{mm}^2$
9.ロール形状	R11 st : 114.41 2 st : 108.34	*d/2=115.0s

表1 実験および解析条件

に起因する.しかし,縁部でのL\*は,実測値と比較して #1,#2ロールともほぼ良い対応を示した.

図7に長手方向膜ひずみ(以下( $\epsilon_{x0}$ )と称す)の推移 を示す.実験では,素板の縁から10mmの位置に深さ0. 2mmの浅い溝を堀りひずみゲージを埋め込むことによ り,連続的にひずみを測定する方法を用いている.解析 対象とした位置は,縁(j = 7)と縁から15mm(j = 6)の点である.スタンド間における長手方向膜をひず みの最大値(以下( $\epsilon_{x0}$ )maxと称す)の発生点が,実測値 の方がロール近傍にあり,解析値との相違が見られるも のの( $\epsilon_{x0}$ )maxの値や成形に伴い素板が長手方向に伸ばさ れることなど,( $\epsilon_{x0}$ )の挙動からみた重要な点は良い対応 を示している.また,この結果より幅方向にみた( $\epsilon_{x0}$ ) の分布を見ると,素板縁部近傍では,( $\epsilon_{x0}$ )が急激に増加 することがわかる.

以上より、本解析法は、素板に対するロール拘束の影響を考慮した解析モデルとして有効であると思われる.

## 4.2 モデル1との比較

本解析法(モデル2)とモデル1との関係を明確にす るため、両者の比較を行った。図8に( $\varepsilon_{x0}$ )の推移に関 する比較を示す。モデル2による縁部での( $\varepsilon_{x0}$ )maxの値 は、モデル1に比べ30~40%高くなっている。この場合 の形状関数の制御パラメータN(モデル2)およびn(モ デル1)を比べると、モデル2のほうが縁部に近づくに



つれ大きく、ロール直前で素板の縁部が急に立ち上がる 傾向を強く表していることがわかる.これは、凹ロール による拘束が的確に考慮された結果であると考えられる が、このようすを明確にするため、図9にモデル1、モ デル2の変形曲面形状を示した.



究



図 10 mの決定法





#### 5. 計算結果

本解析法により、ロール径が素板内に発生する ( $\varepsilon_{xo}$ )maxに与える影響について検討した結果を以下に 示す。断面寸法は $4.5' \times {}^{\circ}76.3$ ,スタンドピッチは600, 800,1,000 mm とし、他の条件は表1の解析条件に準じ た.なお、(1)式におけるmの決定は、図2に示す計算 フローにおいて、凹ロールとの接触を求める際の変形曲 面形状と、接触を考慮した最終的な変形曲面形状とは本 来同一であるべきであるという観点から、(1)式または (2)、(3)式による変形曲面形状より算出した( $\varepsilon_{xo}$ )max を評価基準として、図10に示す( $\varepsilon_{xo}$ )maxが等しくなるよ



図11 ロール径と長手方向膜ひずみ・接触長さとの関係

うにmの値を選択した。

図11に、入口ガイドからの距離が600mmの場合の#1 スタンドにおけるロール径と( $\epsilon_{x0}$ )max,  $L^*$ の関係を示 す.( $\epsilon_{x0}$ )maxはロール径の増大により急激に減少するこ とがわかる.しかし、 $L^*$ はロール径が小さくなるとやや 増加する傾向にある.つまり、ロール径が小さくなるほ ど(1)式のパラメータNの値は大きく、素板はロール直 前での立ち上がりが急になり、ロールに巻きついた状態 にて成形される傾向が強くなる.また、この結果として ( $\epsilon_{x0}$ )maxが増加すると考えられる.

図12に、同様に入口ガイド~#1ロール間の距離を、

600,800,1,000 mm と変化させたときの#1ロール径と ( $\varepsilon_{xo}$ )<sub>max</sub>の関係を示す。ロール径,入口ガイドからの距 離が増加するほど,( $\varepsilon_{xo}$ )<sub>max</sub>が減少し,ある一定値に近づ くことがわかる。この結果は、実生産ラインで生じる現 象をよく説明している。

## 6. おわりに

本研究で開発を進めているシミュレータの応用とし て、ロール径が素板の変動に与える影響について基礎的 な検討を行った。解析結果は、実験とほぼ一致し、解析 モデルの有効性を示した。今後は、曲げ方式・製品サイ ズ等に関して解析範囲の拡大を図り、系統的にロール径 の影響を検討していく予定である。

(1986年3月25日受理)

#### 参考文献

- 1) 木内・佐藤:昭60 塑加春講演集 511
- 2) 木内·高田橋·江藤:昭57 塑加春講演集 683
- 3) 鈴木・木内ら:塑性と加工, 11-110, (1970), 202
- 4) 鈴木・木内ら:塑性と加工, 11-112, (1970), 315