研究逐

UDC 621.77.019: 539.388.2: 621.771.22



木内 学*・向 四海*

Manabu KIUCHI and Su-Hai HSIANG

1. はじめに

鋼塊を圧延する際に,被圧延材の先端部と後端部に非 定常変形が発生し,端面が厚さ方向・幅方向に見て凹ま たは凸となることは,よく知られている現象である.こ れまで,この問題についてはプラスティシン等を用いた 模型実験¹¹による検討結果や剛塑性有限要素法を用いた 解析結果²¹などが報告されている.そのほか,先後端にお ける形状の不整をなくすため,種々の圧延法の開発³¹も 行われている.本報では,極限解析の手法を応用して, 被圧延材の先端部の凹形の非定常変形をシミュレートす る解析モデルを提案し,それを用いた計算結果について 報告する.

2. 解析モデルおよび速度場

本解析では被圧延材の嚙み込み条件は満足されるもの とし、さらに、次の仮定を用いる.(i)変形は2次元変 形である,(ii)被圧延材は剛完全塑性体である,(iii)ロ ールは剛体である,(iv)摩擦損失の計算においては定摩 擦条件を用い、摩擦定数 m を導入する.

変形途中の被圧延材を図1に示す.上半分は塑性域が 板厚方向に貫通する以前,下半分は以後の状態を表す. 図中,ZONE(I),(II)を塑性変形域とし,その他の領域 を剛体とする.まず,塑性変形域ZONE(I)内において 任意の位置における x 方向の平均速度を u_{1m}^* とおく. この位置での塑性域の厚さを $(y_{11}-y_{01})$ とすると,体積 流れ一定の条件より,次の関係式が成立する.

$$u_{x_{1m}}^{*} = \frac{u_i}{(y_{11} - y_{01})} \cdot (y_{B1} - y_{01})$$
(1)

ただし,座標系は図に示すように定める.式(1)を用い て x 方向の速度 ux1を次式のように仮定する.

$$u_{x1} = u_{x1m}^* [1 + f_1(x) \{ y - \frac{1}{2} (\tilde{y}_{01} + \tilde{y}_{11}) \}]$$
 (2)

ただし,
$$\tilde{y}_{01} = ax^2 + bx + c$$
, $y_{01} = \tilde{y}_{01} - h_1$,
 $\tilde{y}_{11} = \tilde{t}_{f1} + R_1 - \sqrt{R_1^2 - x^2}$,
 $y_{11} = \tilde{y}_{11} - h_1, f_1(x)$:未知関数

* 東京大学生産技術研究所 第2部



図1 解析モデル

a, b, c は剛塑性境界 Γ_2 の曲線形状を表すパラメータ である.式(2)から明らかなように u_{x1} は板厚方向に線 形の分布を有する.ここで,体積一定の条件および次の 境界条件を導入する.(i)剛塑性境界 Γ_2 で完全な速度 の連続性が保たれる.(ii)被圧延材とロールとの接触境 界 Γ_1 で,被圧延材の速度はロールのプロフィルに沿わ なければならない.以上の条件を考慮しつつ,ZONE(I) 内での動的可容速度場を次式のように構成する.

$$u_{x1} = F_1(x)y + F_2(x) \tag{3}$$

$$v_{y_1} = -\frac{1}{2} F_1'(x) (y^2 - \tilde{y}_{0_1}^2) - F_2'(x) (y - \tilde{y}_{0_1}) \quad (4)$$

$$f_2 f_2^* \cup_* F_1(x) = u_{x_1 m^*}^* f_1(x).$$

$$F_{2}(x) = u_{x1m}^{*} - F_{1}(x) \frac{1}{2} (\tilde{y}_{01} + \tilde{y}_{11})$$

$$f_{1}(x) = \frac{2\{u_{x1m}^{*}y_{11}^{'} + u_{x1m}^{*}(y_{11} - y_{01})\}}{u_{x1m}^{*}(y_{11} - y_{01})y_{01}^{'}}$$

また、ZONE(II)の動的可容速度場はZONE(I)と同様に x 方向の平均速度 u_{x2m} を導入し、併せて境界 Γ_3 における垂直速度成分の連続条件、ロールとの接触境界 Γ_1 上で速度がロールプロフィルに沿う条件および $y = h_1$ で y 方向の速度成分がゼロであるなどの条件を用いて構成され、次式により示される.

$$u_{x2} = G', (x)(y - h_1) + G_2(x)$$
(5)

$$v_{y2} = -\frac{1}{2}G'_{,(x)}(y-h_{1})^{2} - G'_{2}(x)(y-h_{1}) \quad (6)$$

$$G_{2}(x) = u_{x2m} \cdot P_{1} \cdot x^{2},$$

$$G_{2}(x) = u_{x2m} - G_{1}(x) \frac{1}{2} y_{11}$$

$$u_{x2m} = \frac{(u_{x1m}^{*})_{x=i}(y_{11})_{x=i}}{y_{11}}, P_{1} = \frac{\{f_{1}(x)\}_{x=i}}{l^{2}}$$

以上の速度場を用い,塑性変形域での内部変形仕事率, 境界 Γ_1 における摩擦仕事率,境界 Γ_3 における y 方向の 速度不連続による剪断仕事率が得られ,これらの和の全 変形仕事率が求められる.また,上記の速度場には u_i , h_1 および塑性変形域の境界形状を示すパラメータ a,b,c(a,b,c は点 D_1 における境界 Γ_2 の勾配 Xp により定ま る) などが含まれ,これらのパラメータを変化さること により,全変形仕事率の最小化(最適化)を図ることが できる.実際の計算に際しては,被圧延材の進行状況を いくつかのステップに分けて,この最適化を行う.塑性 変形域が上下貫通する場合, h_1 がゼロになり,このとき, 新しいパラメータ d_1 を導入する.各ステップにおいて, パラメータ u_i , h_1 , Xp の場合とパラメータ u_i , d_1 , Xpの場合で得られた最小全変形仕事率を比較しながら被圧 延材の塑性変形の進行状態をシミュレートする.なお, 最適化手法としては F. P. S 法を用いた.

3. 解析結果

以上の解析モデルを用いて種々の圧延条件下での数値 計算を試みた. ロール半径・板厚比 R1/to=2.5~6.0, 変 形抵抗 ω=1.0, 摩擦定数 m=1.0, 圧下率 r=10 %~40 %に変化させた。圧延が進むにつれて、表層部の塑性変 形域が前方へ突出するが、ここでは、この変形形状を直 線を連ねた形で近似し解析を行った、図2に、圧延前の 板厚 $t_0 = 40.0$, r = 30%, $R_1/t_0 = 2.5$, m = 1.0の場合の 変形の進行状態を示す.圧延初期には,塑性変形域が隅 部に発生し,その後しだいに拡張して中心部に至り,あ る段階へ進むと塑性変形域が板厚方向に貫通し、その後 圧延方向に沿って拡張することがわかる.また、図中に 最終段階で,先端の突出量 f.,最終塑性変形域の長さ Aa などが示されている。図3は、各圧延条件下での貫通位 置を整理した結果である、横軸には圧下率 r,縦軸には塑 性変形域の貫通を表す値 l_h/L₁をとり、R₁/t₀=2.5~5. 0, r=10%~30%の範囲での計算結果を示す。図より、 圧下率が大きいほど、また、ロール半径・板厚 R₁/t₀が大 きくなるほど、塑性形域の貫通位置が入口側に近づくこ とがわかる.また、 $R_1/t_0 \ge l_h/L_1$ の関係を図4に示す。 図5に、被圧延材の先端突出量と圧下率およびロール半 径・板厚比との関係を示す。圧下率が大きくなるほど、 先端の突出量が大きくなり、同一の圧下率では、ロール 半径・板厚比 R₁/t_b が大きくなるほど, 先端の相対突出量 が小さくなることがわかる。図6,図7に、最終段階で の最適化で得られた最終塑性変形域および入側の最終速 度と圧下率の関係を示す。これらの塑性変形域ならびに 入口速度は、それぞれ定常圧延時の値に一致する。 圧下



速

研

究



図3 圧下率と塑性域貫通位置の関係



の関係



図4 R_1/t_0 と塑性域貫通位置の関係





図5 材料先端形状と圧下率の関係



率が大きくなるほど、最終塑性変形域を表す値がわずか ながら小さくなることがわかる.また、入側の最終速度 も圧下率が大きくなるにつれて減少することがわかる. 図8は、塑性変形域が上下貫通した後、変形域の板厚中 心線上での広がり状態を示すものである.図からわかる ように、圧下率の変化による影響はなく、ほぼ同じ比率 で広がる.

4. 定常圧延の場合に関する検討

被圧延材の板厚の中心がロールギャップを出た後,圧 延は定常状態となる。そこで、本速度場を使用して被圧 延材の板厚中心の速度およびロール表面での接線方向速 度の非定常圧延から定常圧延への推移を調べた。その1 例を図9に示す、塑性変形域外(A_d~L₁の間)の材料は 剛体と考えるため、その速度は一定である。塑性変形域 の板厚中心の速度変化は、図に示すように、入口側での 立ち上がりが大きくて、出口に近づくとその増加がゆる やかとなる。また、被圧延材のロールは接触方向の速度 変化を図の上側の曲線により示す。接線方向速度は概し てロール周速に近い値を示しているが、特に、圧下率が 小さい場合接続方向速度は入口近傍でもロール周速にほ ぼ等しい値を示す。圧下率が大きくなると入口近傍での 両者の差が大きくなる.ここで,被圧延材のロール接触 面上の接線方向速度とロール周速とが等しくなる点を中 立点と定義する.一方,Orowanの理論"を用いると中立 点は次式より求められる.

$$\frac{\pi}{4} \log_{e}(t_{f}/t_{0}) = 2\sqrt{\frac{R_{1}}{t_{f}}} \cdot \tan^{-1}\left(\sqrt{\frac{R_{1}}{t_{f}}} \cdot \varphi\right)$$
$$-\sqrt{\frac{R_{1}}{t_{f}}} \tan^{-1}\left(\sqrt{\frac{R_{1}}{t_{f}}} \cdot \alpha\right) \qquad (7)$$

ただし、 α は嚙み込み角、 σ は中立角、 R_1 はロール半 径、 t_0 は圧延前の板厚、 t_5 は圧延後の板厚

そこで、本解析で求めた中立点位置と式(7)で求めた 中立点位置との比較を図 10 に示す。図より、ロール半 径・板厚比 R_1/t_0 が小さい場合多少のばらつきがあるが、 R_1/t_0 が大きくなると、本解析で求めた値と Orowan の 理論による値とよく一致することがわかる。さらに、 Orowan & Pascoe の理論"によれば、単位幅当たりの圧 延荷重 P/b_m および圧延トルク T/b_m は

$$P/b_m = kL_1 \left(0.8 + \frac{L_1}{4t_f} \right)$$
 (8)

$$T/b_{m} = L_{1} \left\{ P/b_{m} - k \frac{(t_{0} - t_{f})}{8} \right\}$$
(9)

(ただし, k は変形抵抗, L1 は投影接触長さ)

な等しい値を示す.圧下率が大きくなると入口近傍での で与えられる.そこで, $T/b_m \cdot \omega (\omega: u - \mu の 角度)の$

報







値と本解析で得られた全変形仕事率との比較を図 11 に 示す.図より、本解析で求めた全変形仕事率がやや高め になっていることがわかる.なお、本解析では初期段階 の噛み込み限界とその判定について検討していないが、 被圧延とロールの間に常に r=mkの摩擦力が存在する としているので、これは噛み込み時の押し込み圧延に相 当するとも考えられる.

5.まとめ

被圧延材のロールギャップ内における非定常変形とそ



図 11 定常圧延場合全変形仕事率の比較・

の推移を検討するために,変形モデルおよび速度場を提 案し,それを用いて数値計算を行った。得られた結果は 実際の圧延現象を比較的よく説明しうるものであり,本 速度場が有用であることが判明した。

(1982年9月1日受理)

参考文献

1) 馬場善禄:塑性と加工, 8-74 (1967), p152

- 2) 小田,森ら:昭55年春塑加講論(1980) p.211
- 3) たとえば、平井信恒:鉄と鋼、67-15 (1981)、p.14
- 4) 日本鉄鋼協会:圧延理論とその応用(1969) 誠文堂新光

补

15