УДК 621.771.23

Байков Е. В.

## МЕТОД РАСЧЕТА ТОЛЩИНЫ ПОЛОСЫ В НЕЙТРАЛЬНЫХ СЕЧЕНИЯХ ПРИ АСИММЕТРИЧНОЙ ПРОКАТКЕ

Конъюнктурные изменения на рынке металлопродукции вызывают необходимость в постоянном совершенствовании технологии производства, обеспечивающей повышение конкурентоспособности готовой продукции, т. е. улучшении качества при незначительном увеличении (а лучше даже снижении) затрат на производство. Это, в свою очередь, подталкивает к созданию новых и (или) совершенствовании уже существующих технологических процессов и приемов [1], позволяющих повысить конкурентоспособность готовой продукции.

Одним из таких приемов, который применяют для повышения качества при производстве листов, полос и лент, является асимметричная прокатка. Это связано с тем, что при незначительных затратах на реализацию процесса использование асимметрии при прокаткепозволяет снизить силу прокатки [2] (и, следовательно, уменьшить разнотолщинность листового проката), воздействовать как на форму листов и полос [3], так и на шероховатость их поверхности [4], а также влиять на текстуру деформации листового материала [5].

Но при назначении режима асимметрии для исключения поломки оборудования прокатного стана надо учитывать то, что при асимметричной прокатке, при прочих равных условиях, крутящий момент, передаваемый шпинделем ведущего валка, больше, чем при симметричной.

Для расчета силовых параметров прокатки в валках разного диаметра (моментов на ведущем и ведомом валках, среднего нормального контактного напряжения) используем теоретические зависимости, предложенные В. Г. Синицыным [6].

$$M_{1} = R_{1} \cdot \left[ l_{d} \cdot f_{y} \cdot p_{cp} - 2k_{s} \cdot \left\{ \left[ \frac{\xi_{1} \cdot \delta + 1}{\delta + 1} \cdot \left( \frac{H_{B}}{h} \right)^{\delta} - 1 \right] \cdot H_{B} - \frac{\delta \cdot (\xi_{1} - 1)}{\delta + 1} \cdot h \right\} \right]; \tag{1}$$

$$M_2 = R_2 \cdot \left[ 2k_s \cdot \left\{ \left[ \frac{\xi_0 \cdot \delta - 1}{\delta - 1} \cdot \left( \frac{H_0}{H_A} \right)^{\delta} - 1 \right] \cdot H_A \right\} - l_d \cdot f_y \cdot p_{-p} \right]; \tag{2}$$

$$p_{cp} = \frac{k_{s}}{l_{d} \cdot f_{y}} \cdot \left\{ \frac{\left(\xi_{0} \cdot \delta - 1\right) \cdot \delta}{\delta - 1} \cdot H_{A} - \left(\xi_{0} \cdot \delta - 1\right) \cdot H_{B} \right] + H_{B} \cdot \left[\frac{\xi_{1} \cdot \delta + 1}{\delta + 1} \cdot \left(\frac{H_{B}}{h}\right)^{\delta} - 2\right] - \left(H_{A} - H_{B} - H_{B} \cdot \ln \frac{H_{A}}{H_{B}}\right) \cdot \delta - \left\{ -\frac{\left(\xi_{0} - 1\right) \cdot \delta}{\delta - 1} \cdot H_{0} - \frac{\delta \cdot \left(\xi_{1} - 1\right)}{\delta + 1} \cdot h \right\},$$

$$(3)$$

где  $M_1$  – момент прокатки на ведущем валке;  $M_2$  – момент прокатки на ведомом валке;  $p_{cp}$  – среднее нормальное контактное напряжение;  $R_1$  – радиус ведущего валка;  $R_2$  – радиус ведомого валка;  $2 \cdot k_s = (2k_{s0} + 2k_{s1})/2$  – средний вынужденный предел текучести ленты;  $2k_{s0} = 1,15\sigma_{m0}$  – вынужденный предел текучести ленты до прокатки;  $2k_{s1} = 1,15 \cdot \sigma_{m1}$  – вынужденный предел текучести ленты после прокатки;  $\sigma_{m0}$  – предел текучести ленты до прокатки;  $\sigma_{m1}$  – предел текучести ленты после прокатки;  $H_0$  – начальная толщина ленты;

h — конечная толщина ленты;  $H_A$  — толщина ленты в точке, соответствующей положению нейтрального сечения на ведомом валке;  $H_B$  — толщина ленты в точке, соответствующей положению нейтрального сечения на ведущем валке;  $l_d$  — длина очага деформации;  $f_y$  — коэффициент трения при установившемся процессе;  $\delta = 2 \cdot l_d \cdot f_y / (H_0 - h)$  — коэффициент, который учитывает геометрические размеры очага деформации и внешнее трение;  $\xi_0 = 1 - T_0 / H_0 \cdot B \cdot 2k_{s0}$  — коэффициент заднего натяжения;  $T_0$  — сила заднего натяжения;  $T_0$  — сила переднего натяжения;  $T_1$  — сила переднего натяжения.

Недостатком данной методики является большая трудоемкость при расчете толщины полосы в нейтральных сечениях.

Целью настоящей работы⁴ является разработка инженерного метода расчета толщины полосы в нейтральных сечениях при асимметричной прокатке.

Очаг деформации при прокатке в валках разного диаметра и упругого сжатии валков и полосы рассмотрим по схеме Хитчкока-Целикова (рис. 1).

При учете упругого сжатия валков и полосы в очаге деформации выделяют две зоны: активной деформации  $l_1$  (расстояние от линии, соединяющей центры вращения валков, до плоскости входа металла в валки) и пассивной  $l_2$  (расстояние от линии, соединяющей центры вращения валков, до плоскости выхода металла в валки)

Длину зоны активной деформации  $l_1$  для условия неравенства диаметров валков можно определить по зависимости:

$$l_1 = \sqrt{2 \cdot R_1 \cdot \Delta h^1 + l_2} = \sqrt{2 \cdot R_2 \cdot \Delta h^2 + l_2} , \tag{4}$$

где  $\Delta h^1$ ,  $\Delta h^2$  – абсолютное обжатие со стороны ведущего и ведомого валков, соответственно.

Абсолютное обжатие со стороны ведущего и ведомого валков определяем по зависимости Головина-Симса:

$$\Delta h^1 = \frac{R_2}{R_1 + R_2} \cdot \Delta h \; ; \quad \Delta h^2 = \frac{R_1}{R_1 + R_2} \cdot \Delta h \; .$$
 (5)

Подставив уравнение (5) в уравнение (4) получаем:

$$l_1 = \sqrt{\frac{2 \cdot R_1 \cdot R_2}{R_1 + R_2} \cdot \Delta h + l_2^2} \ . \tag{6}$$

Длину зоны пассивной деформации  $l_2$  для условия неравенства диаметров валков можно по зависимости:

$$l_2 = \sqrt{2 \cdot R_1 \cdot \left(\Delta_1^1 + \Delta_2^1\right)} = \sqrt{2 \cdot R_2 \cdot \left(\Delta_1^2 + \Delta_2^2\right)},\tag{7}$$

где  $\Delta_1^1$ ,  $\Delta_1^2$  — упругая деформация ведущего и ведомого валков, соответственно;  $\Delta_2^1$ ,  $\Delta_2^2$  — упругая деформация полосы со стороны ведущего и ведомого валков, соответственно.

Используя зависимости Головина-Симса можно записать:

$$\Delta_1^1 = \frac{R_2}{R_1 + R_2} \cdot \Delta_1; \quad \Delta_1^2 = \frac{R_1}{R_1 + R_2} \cdot \Delta_1; \quad \Delta_2^1 = \frac{R_2}{R_1 + R_2} \cdot \Delta_2; \quad \Delta_2^2 = \frac{R_1}{R_1 + R_2} \cdot \Delta_2. \tag{8}$$

Подставляем уравнения (8) в уравнение (7) получаем:

<sup>&</sup>lt;sup>4</sup> Работа выполнена под руководством д-ра техн. наук, проф. Горелика В. С.

$$l_2 = \sqrt{\frac{2 \cdot R_1 \cdot R_2}{R_1 + R_2} \cdot \left(\Delta_1 + \Delta_2\right)} \,. \tag{9}$$

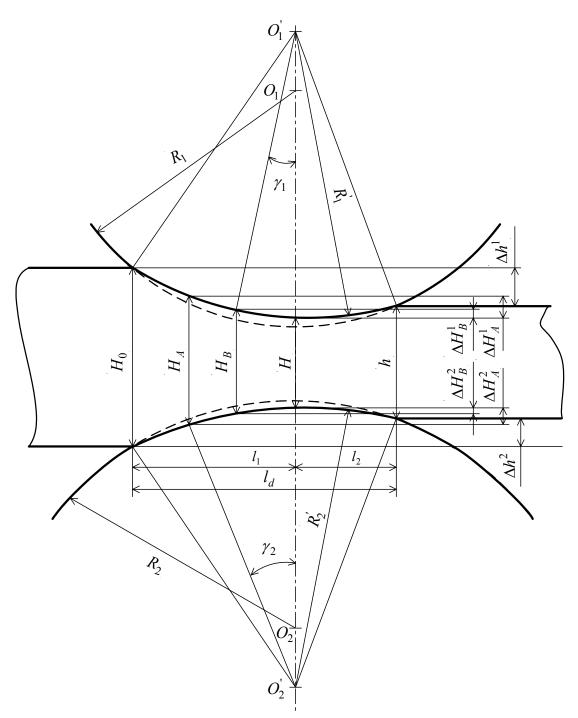


Рис. 1. Схема очага деформации при прокатке в валках неодинакового диаметра и упругом сжатии валков и полосы

В уравнении (9) подставляем известные из теории упругости значения  $\Delta_1$ ,  $\Delta_2$  и среднее нормальное контактное напряжение сжимаемых цилиндров. В результате получаем выражение для определения  $l_2$  при прокатке в валках разного диаметра:

$$l_{2} \approx 4 \cdot p_{cp} \cdot \frac{2 \cdot R_{1} \cdot R_{2}}{R_{1} + R_{2}} \cdot \left( \frac{1 - \mu_{6}^{2}}{\pi \cdot E_{6}} - \frac{1 - \mu_{n}^{2}}{\pi \cdot E_{n}} \right). \tag{10}$$

Как видно из схемы очага деформации (см. рис. 1) толщины ленты в точках, соответствующих положению нейтральных сечений на ведущем и ведомом валках, можно определить по следующим уравнениям:

$$H_B = H + \Delta H_B^1 + \Delta H_B^2 \,; \tag{11}$$

$$H_A = H + \Delta H_A^1 + \Delta H_A^2, \tag{12}$$

где H – толщина полосы на линии, соединяющей центры вращения валков;  $H_{B,}$   $H_{A}$  – толщина полосы в нейтральных сечениях на ведущем и ведомом валках, соответственно;  $\Delta H_{B}^{1}$ ,  $\Delta H_{B}^{2}$  – абсолютное обжатие полосы после нейтрального сечения на ведущем валке со стороны ведущего и ведомого валков, соответственно;  $\Delta H_{A}^{1}$ ,  $\Delta H_{A}^{2}$  – абсолютное обжатие полосы после нейтрального сечения на ведомом валке со стороны ведущего и ведомого валков, соответственно.

Толщину полосы на линии осей валков определяем через длину зоны пассивной деформации  $l_2$  :

$$H = h - \frac{l_2^2 \cdot (R_1 + R_2)}{2 \cdot R_1 \cdot R_2},\tag{13}$$

где  $R_{1}^{'}, R_{2}^{'}$  – условные радиусы деформированной дуги захвата ведущего и ведомого валков, соответственно.

Условный радиус деформированной дуги захвата каждого из валков определяем по формуле Дж. X. Хитчкока (J. H. Hitchcock) [7]:

$$R_{i}' = R_{i} \cdot \left[ 1 + \frac{16 \cdot p_{cp} \cdot l_{d} \cdot \left(1 - \mu_{e}^{2}\right)}{\pi \cdot E_{e} \cdot \Delta h} \right]. \tag{14}$$

Используя зависимость Головина-Симса находим абсолютные обжатия полосы после нейтральных сечений со стороны ведущего и ведомого валков.

$$H_B = H + R_1' \cdot (1 - \cos \gamma_1) \cdot \left(1 + \frac{R_1'}{R_2'}\right);$$
 (15)

$$H_{A} = H + R_{2}' \cdot (1 - \cos \gamma_{2}) \cdot \left(1 + \frac{R_{2}'}{R_{1}'}\right). \tag{16}$$

Нейтральный угол на каждом из валков, с учетом неравенства диаметра валков, определяем по условия равновесия сил в очаге деформации:

$$\sin \gamma_{1} = \frac{1}{2 \cdot R_{1}^{'}} \cdot \left( l_{1} - \frac{R_{2}^{'} \cdot \Delta h}{\left(R_{1}^{'} + R_{2}^{'}\right) \cdot f_{y}} - l_{2} + \frac{\sigma_{0}}{p_{cp} \cdot f_{y} \cdot B} \right); \tag{17}$$

$$\sin \gamma_2 = \frac{1}{2 \cdot R_2'} \cdot \left( l_1 - \frac{R_1' \cdot \Delta h}{\left( R_1' + R_2' \right) \cdot f_y} - l_2 + \frac{\sigma_1}{p_{cp} \cdot f_y \cdot B} \right). \tag{18}$$

При создании асимметрии разницей скоростей вращения валков уравнения (15) и (16) будут имеют следующий вид:

$$H_B = H + R_0' \cdot (1 - \cos \gamma_1) \cdot \left(1 + \frac{V_1}{V_2}\right);$$
 (19)

$$H_A = H + R_0' \cdot (1 - \cos \gamma_2) \cdot \left(1 + \frac{V_2}{V_1}\right).$$
 (20)

При отсутствии упругого сплющивания валков и полосы формулы (15), (16), (19) и (20) примут вид:

$$H_B = h + R_1 \cdot \left(1 - \cos \gamma_1\right) \cdot \left(1 + \frac{R_1}{R_2}\right); \tag{21}$$

$$H_A = h + R_2 \cdot (1 - \cos \gamma_2) \cdot \left(1 + \frac{R_2}{R_1}\right);$$
 (22)

$$H_B = h + R \cdot (1 - \cos \gamma_1) \cdot \left(1 + \frac{V_1}{V_2}\right); \tag{23}$$

$$H_A = h + R \cdot \left(1 - \cos \gamma_2\right) \cdot \left(1 + \frac{V_2}{V_1}\right). \tag{24}$$

## ВЫВОДЫ

Предложен инженерный метод расчета толщины полосы в нейтральных сечениях при асимметричной холодной прокатке. Применение данного метода позволит упростить расчет среднего контактного нормального давления и моментов прокатки на ведущем и ведомом валках по методике В. Г. Синицына.

## ЛИТЕРАТУРА

- 1. Смирнов А. Опыт производства сортовых заготовок для длинномерного проката / А. Смирнов, Е. Штепан, Е. Смирнов // Металл. -2005. -№ 1. C. 44–50.
- 2. Влияние кинематической асимметрии на силу прокатки в чистовых рабочих клетях толстолистовых станов / А. Н. Кулик, А. В. Данько, К. Ю. Юрков, А. А. Файчак // Удосконалення процесів і обладнання обробки тиском в металургії і машинобудуванні : зб. наук. пр. Краматорськ : ДДМА, 2008. С. 269—273.
- 3. Агеев Л. М. Управляющие воздействия на форму полосы при прокатке /Л. М. Агеев // Труды 4 Конгресса прокатчиков. Магнитогорск, 2002. Т. 1 С. 192–197.
- 4. Управление шероховатостью лент с помощью несимметричной прокатки / В. Е. Лунев, И. Г. Шубин, М. И. Румянцев [и др.] // Производство проката. 2003. № 6. С. 28–29.
- 5. Влияние сдвиговой прокатки на текстуры деформации фольги из алюминия высокой чистоты / Lu Aiqiang, Jiang Qiwu, Wang Fu [and ect.] // Jinshu xuebao − Acta met.  $\sin 2002 38 № 9 C$ . 974–978.
- 6. Синицын В. Г. Несимметричная прокатка листов и лент / В. Г. Синицын. М. : Металлургия, 1984. 167 с.
- 7. Климено В. М. Кинематика и динамика процессов прокатки / В. М. Клименко, А. М. Онищенко. М. : Металлургия, 1984. 232 с.

Байков Е. В. – ст. преподаватель ДонНТУ.

ДонНТУ – Донецкий национальный технический университет, г. Донецк.

E-mail: baykov ev@mail.ru