$$Q_2 = \frac{1}{\mu} \left(\frac{\partial R}{\partial x} + \frac{S}{xh} - \sigma_{\text{m. r}} \frac{\partial^3 h}{\partial x^3} \right) \left(h \hat{\sigma}^2 - \frac{\delta^3}{3} + h^2 \delta \right) + \frac{\tau_0}{\mu} \left(\delta h - \frac{\delta^2}{2} \right) - U_\Pi h. \quad (14)$$

Аналогичные выражения получим и для увлекаемого ЛКМ

$$Q_1 = \frac{1}{\mu} \left(\frac{\partial R}{\partial x} + \frac{\sigma_{\text{H. r}}}{xh} \right) \left(h \delta^2 - \frac{\delta^3}{3} + h^2 \delta \right) + \frac{\tau_0}{\mu} \left(\delta h - \frac{\sigma^2}{2} \right) + U_{\Pi} h. \tag{15}$$

Полученные соотношения представляют математическую модель формирования жидкого адгезированного слоя ЛКМ на движущуюся подложку и могут быть использованы для управления и оптимизации данного технологического процесса.

УДК 621.643.03: 620.17

О ПРИЧИНАХ РАЗРУШЕНИЯ СВАРНЫХ ШВОВ КОЛЛЕКТОРА ПАРОПЕРЕГРЕВАТЕЛЯ КОТЛА

Ю. К. ОПЯКИН. В. М. АЛЕКСАНДРОВ

Архангельский лесотехнический институт

Комплексное использование древесины сопровождается крупными затратами тепловой и электрической энергии. Улучшение качества электроснабжения— важная задача, решение которой в значительной степени зависит от безаварийной работы энергетического оборудования.

Исследование причин разрушений отдельных узлов и деталей оборудования спо-

собствует решению этого вопроса. В частности, на одной из ТЭЦ на котлах ТМ-84Б были обнаружены трещины в сварных швах приварки пароперепускных труб диаметром 133×13 мм к коллекторам конвективного пароперегревателя диаметром 219×32 мм, изготовленных из стали 12X1МФ. Қак показал макроскопический анализ, трещины глубоко уходят в тело коллектора. Максимальная протяженность трещин 150 мм при глубине до 14 мм.

Характер развития трещин и результаты выборки дефектов в металле одного из коллекторов в местах приварки штуцеров представлены на рис. 1. Твердость металла шва находится на уровне 160 . . . 190 НВ, а твердость основного металла коллектора — 135...137 НВ (рис. 2 табл. 1).

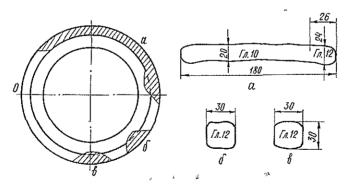


Рис. 1. Выборка металла сварного шва штуцера коллектора

Магистральные трещины развиваются снаружи и по мере распространения их вглубь рельеф излома становится более грубым.

Микроскопический анализ показал, что от магистральной трещины вдоль границ зерен расходятся множество микротрещин и микроразрывов аналогичного характера, заполненных окислами.

В зависимости от конфигурации труб и их ориентации в пространстве трещины расположены как с передней, так и с задней сторон коллекторов. Для количественных оценок напряжений выполнены расчеты напряженного состояния, перемещений отдельных сечений в результате температурных расширений труб и нагрузок на сварные швы в месте приварки штуцера к коллектору конвективного пароперегревателя по программе АСТРА для ЭВМ ЕС.

В программе полностью реализованы требования РТМ 24.038.08—72 по расчету трубопроводов энергетических установок на прочность.

Рис. 2. Срез участка сварного шва в районе трещины: арабскими цифрами обозначены точки замера твердости; римскими — сечения для микроскопического анализа металла

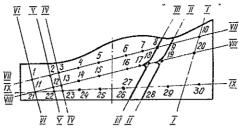


Таблица 1

Результаты испытаний на твердость сварного шва коллектора конвективного пароперегревателя (материал 12X1МФ)

Точ- ки за- мера твер- дости	Размер, мм	нв	Точ- ки за- мера твер- дости	Размер, мм	нв	Точ- ки за- мера твер- дости	Размер, мм	нв
1 2 3 4 5 6 7 8 9	$\begin{array}{c} 133 \times 12 \\ 219 \times 26 \end{array}$	147 139 159 185 176 185 185 172 133	11 12 13 14 15 16 17 18 19 20	$\begin{array}{c} 219 \times 26 \\ 219 \times 26 \end{array}$	144 144 190 185 169 172 169 153 141	21 22 23 24 25 26 27 28 29 30	$\begin{array}{c} 219 \times 26 \\ 219 $	144 147 185 185 185 185 180 147 137

Таблица 2

Результаты расчета пароперепускной трубы на совместное действие всех нагружающих факторов для рабочего состояния

Но-	Эквивалентные напряжения ^с э, МПа					
сече- ния	без учета овальности	с учетом оваль- ности				
0	140,8 84,6					
$\frac{2}{3}$	98,5/76,6 124.6	123,9				
4 5 6	164,3/100,8 77,2	107,1				
6 7	132,8/123,7 165,4	168,6				

Примечание. В числителе указаны напряжения в среднем сечении гиба, в знаменателе—в концевом; $\mathfrak{c}_{\mathrm{лоп}}^9=109,5$ МПа для прямых труб; $\mathfrak{c}_{\mathrm{лоп}}^9=182,5$ МПа для гибов; расчетные эквивалентные напряжения в сечениях 0,7— соединение пароперепускной трубы с коллектором— превышают допустимые.

Анализ результатов расчетов на совместное действие всех нагружающих факторов для рабочего состояния (внутрениее давление среды, весовая нагрузка, температурные расширения) выявил зоны повышенных на. пряжений в начальных и конечных сечениях всех труб в месте приварки штуцера к коллектору конвективного пароперегревателя (табл. 2). Приведенные данные свидетельствуют о том, что одна из причин разрушений — высокий уровень компенсационных напряжений (максимальные эквивалентные напряжения 165,4 МПа без учета овальности и 168,6 МПа с учетом овальности), обусловленный отсутствием свободы перемещений коллекторов при температурных расширениях труб и концентрации напряжений в местах приварки штуцера к коллек-

Кроме того, по нашему мнению, дополнительный фактор в развитии зародившихся трещин — коррозионная среда. Влияние коррозионной среды под напряжением способствует слиянию микронадрывов и микротрещин, которые объединяются и приводят к образованию магистральных трещин.

Эффект адсорбционного понижения прочности металла шва обусловлен прежде всего тем, что коррозионное влияние среды понижает поверхностную энергию металла и способствует зарождению пластических сдвигов.

В результате проведенного исследования установлено, что причина разрушения сварных швов конвективного пароперегревателя котла ТМ-84Б — повышенные напряжения компенсации температурных расширений пароперепускных труб под влиянием коррозионной среды.