#### УДК 62.6:666.76

# Исследование тепловой работы футеровки топливных и электрических печей при ее разогреве и охлаждении

## Корнеев С.В.

Белорусский национальный технический университет

### Аннотация:

В работе рассмотрена тепловая работа футеровки печей периодического действия. Определены тепловые потери на аккумуляцию теплоты футеровкой печей различных типов.

#### Текст доклада:

При запуске печей для установления стационарного теплового баланса необходимо определенное время. Тепловой баланс может изменяться по причине прекращения выдачи металла, перехода печей на дежурный режим и полного их выключения. Автором ранее с использованием моделирования и опытных замеров определены тепловые потери на аккумуляцию теплоты футеровкой основных и кислых электродуговых печей [1].

Особенностью индукционных тигельных печей является, то, что при увеличении толщины тигля увеличивается тепловой КПД и снижается электрический КПД печи, поэтому существует оптимальная толщина тигля, которая определяется в зависимости от емкости печи.

Проведено моделирование нагрева стенки тигля и определено теплопоглощение, связанное с аккумуляцией теплоты материалами тигля печи емкостью 6 тонн для плавки чугуна. Стенка тигля состоит из кислой набивки на основе кварцита толщиной 120 мм и слоя изоляции 7 мм. В модели также присутствует стенка трубки индуктора, на которой задано граничное условие теплоотдачи к охлаждающей воде с температурой 40 °C.

Коэффициент конвективной теплоотдачи  $\alpha$  находили из обобщенных уравнений.

При охлаждении гладкой трубы в условиях турбулентного режима течения (Re> $10^4$ ):

$$Nu_{x} = 0.021 \cdot Re_{x}^{0.8} \cdot Pr_{x}^{0.43} \cdot \left(\frac{Pr_{x}}{Pr_{c}}\right)^{0.25} \epsilon_{l}$$

где  $Nu_{x}=\frac{\alpha\cdot d_{b}}{\lambda_{x}}$  — число Нуссельта;  $\alpha$  — коэффициент конвективной

теплоотдачи;  $d_{_{\circ}}$  – внутренний диаметр трубки;  $\lambda_{_{x}}$  – коэффициент тепло-

проводности жидкости;  $\epsilon_{_l}$  — коэффициент, зависящий от соотношения диаметра и длины труб;  $\mathrm{Re}_{_x}$  — число Рейнольдса;  $\mathrm{p}_{\mathrm{T}_x}/\mathrm{p}_{\mathrm{T}_n}$  — отношение чисел Прандтля при  $\mathrm{T}_x$  (температура жидкости) и  $\mathrm{T}_{\mathrm{c}\mathrm{T}}$  (температура стенки).

Максимальные тепловые потери теплопроводностью через стенку будут наблюдаться в стационарном режиме при наличии в тигле перегретого металла. Приближение к такому состоянию будет происходить по мере постепенного разогрева тигля с момента начала первой плавки без перерывов между плавками. Расчеты показали, что выход на квазистационарный режим будет происходить за время равное около 6 часов.

Моделировали различные случаи разогрева тигля. На рисунке 1 например представлены результаты расчета температурного поля стенки тигля в течение 30 минут после заливки расплава с температурой 1500 °C при работе печи в дуплекс процессе вторым агрегатом.

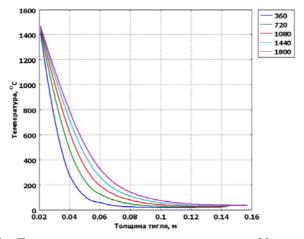


Рисунок 1 — Температурное поле по толщине тигля за 30 минут с шагом 6 минут

Для определения тепловых потерь теплопроводностью и на аккумуляцию материалом тигля были определены удельные и полные тепловые потоки. На рисунке 2 представлены результаты расчета удельного теплового потока по толщине тигля за 60 минут второго часа нагрева с шагом по времени равным 12 минутам.

Учитывая площадь внутренней поверхности тигля печи емкостью 6 тонн чугуна, равную  $4{,}313~{\rm m}^2$  получили зависимость полного теплового потока от времени разогрева тигля приведенную на рисунке 3.

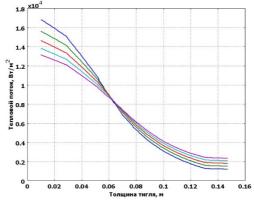


Рисунок 2 – Удельный тепловой поток по толщине тигля за 60 минут второго часа нагрева с шагом 12 минут

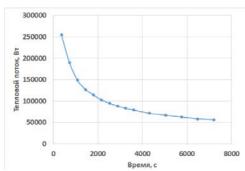


Рисунок 3 – Полный тепловой поток через стенку тигля в зависимости от времени разогрева печи

Тепловой поток в стационарном режиме определяется только теплопроводностью и составляет 31,5 кВт.

Аналогичные исследования были проведены в отношении вагранок.

Толщина стенки шахты в зоне подогрева вагранки производительностью 18 т/ч, представлена двумя слоями шамотных кирпичей толщиной 125 и 113 мм, шамотной засыпкой 40 мм и кожухом 12 мм. Диаметр шахты зоны подогрева 1800 мм, высота зоны – 5 метров.

На рисунке 4 представлена зависимость удельного теплового потока на внутренней поверхности от координаты по высоте шахты в зоне подогрева при нагреве в течение часа.

Приняв средний удельный тепловой поток в начале разогрева равным  $3100~\mathrm{Bt/m^2}$  получим тепловые потери в зоне подогрева с учетом площади внутренней поверхности шахты в зоне подогрева равной F=3,1416·1,8·5=28,27 м². Тепловые потери:  $Q_1$ =3100·28,27=87,65 кВт

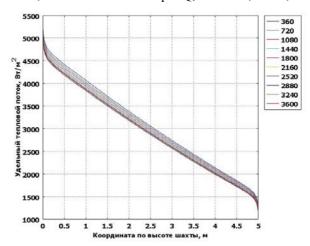


Рисунок 4-3ависимость удельного теплового потока от координаты по высоте шахты в зоне подогрева при нагреве в течение часа с интервалом в 6 минут

После непрерывной работы в течение 8 часов удельный тепловой поток снижается до величины 2750  $Bt/m^2$ , а тепловые потери составляют:  $Q_2=2750\cdot 28,27=77,75~\kappa Bt$ 

Многочисленные литературные источники показывают, что расход кокса при непрерывном ваграночном процессе составляет от 10 до 12% от массы металлошихты и при необходимости обеспечения более высокого перегрева чугуна и более высокой производительности повышается до 14-16%. Однако анализ данных по расходу кокса на действующих в Республике Беларусь предприятиях показывает, что расход кокса достигает величин 25-28%. Одной из основных причин является нестабильность режима работы и работа с длительными перерывами, что отражается на более высоких тепловых потерях на разогрев футеровки печи. В этой связи улучшение ритмичности работы существенно сказывается как на технико-

экономических показателях работы, так и на экологических (выбросы пропорциональны расходу кокса).

# Литература

1. Корнеев, С.В. Энергопотребление электродуговых печей при использовании футеровки различных типов // Металлургическая теплотехника. Сборник научных трудов Национальной металлургической академии Украины. – Днепропетровск: НМетАУ. – 2013. – Вып.5(20). – С. 10-20