УДК 536.242:662.995

А. В. ХИМЕНКО, ведущий инженер Института возобновляемой энергетики НАН Украины, Киев

ОЦЕНКА И АНАЛИЗ ТЕПЛОВЫХ ПАРАМЕТРОВ ТВЕРДЫХ ТЕПЛОАККУМУЛИРУЮЩИХ ЭЛЕМЕНТОВ В РЕЖИМЕ ЗАРЯДА И ОТДАЧИ ТЕПЛА ЭЛЕКТРИЧЕСКОГО ТЕПЛОВОГО АККУМУЛЯТОРА

Проведено расчетное исследование нестационарного теплового режима теплоаккумулирующего элемента электрического теплового аккумулятора (ЭТА) предложенной конструкции. Проанализирована динамика нагрева и остывания теплоаккумулирующего элемента. Выполнена оценка и сравнение тепловой эффективности теплоаккумулирующих элементов предложенной конструкции с элементами стандартной конструкции. Предложены математические зависимости для расчета температуры теплоаккумулирующего элемента ЭТА.

Ключевые слова: электрический тепловой аккумулятор, теплоаккумулирующий элемент, режим заряда и отдачи тепла, тепловая эффективность, аккумулирующая способность.

Введение

Приоритетными задачами для энергетики Украины на сегодняшний день энергоемкости являются: снижение уровня производства, повышение энергоэффективности систем по выработке тепловой и электрической энергии, замещение природного газа другими видами энергоресурсов, в том числе полученными альтернативных источников энергии, а также повышение эффективности ИЗ использования тепловой энергии потребителями. В Государственной целевой экономической программе энергоэффективности на 2010-2015 гг. рекомендовано внедрение электрического теплоаккумуляционного отопления в бюджетной сфере (детсады, школы, ВУЗы и т.д.) и в административных зданиях, как один из эффективных вариантов решения проблемы повышения эффективности систем теплоснабжения потребителей. Для широкого внедрения систем теплоаккумуляционного отопления необходимо исследование тепловых процессов, протекающие в электрическом тепловом аккумуляторе (ЭТА) в режиме заряда и отдачи тепла с последующей выдачей рекомендаций по выбору теплоаккумулирующего материала, расчету геометрических и тепловых параметров ЭТА.

1 Постановка задачи исследования

В работах [1, 2] приведены расчетные исследования температурного поля стандартного теплоаккумулирующего элемента ЭТА. В [1] проанализирована динамика изменения температуры теплоаккумулирующего элемента при двух режимах работы ЭТА и выбран более рациональный режим. Проведена оценка экономических и энергетических затрат при использовании систем отопления с ЭТА и электрическими отопительными приборами конвективного типа. В [2] предложен вариант изменения схемы движения воздушного потока по каналам ЭТА и усовершенствования конструкции теплоаккумулирующего элемента. Выполнен расчет тепловых параметров нагреваемого воздуха при постоянной скорости движения воздушного потока для каждой из предложенных схем теплоаккумулирующего элемента и выбрана более рациональная схема.

В приведенных работах не в полной мере рассмотрены тепловые процессы, протекающие в теплоаккумулирующих элементах предложенной конструкции в режиме заряда и отдачи тепла ЭТА.

© А.В. Хименко, 2014

Следует проанализировать динамику нагрева и охлаждения теплоаккумулирующего элемента при снижении величины теплового потока $q_{\text{тэн}}$ с поверхности трубчатых электронагревателей (ТЭН) и оценить теплоотдачу стенки воздушного канала теплоаккумулирующего элемента предложенной конструкции для выбранного диапазона скоростей движения воздушного потока.

Целью данной работы является оценка теплового потенциала ЭТА при работе с теплоаккумулирующими элементами предложенной конструкции, а также сопоставление полученных результатов с тепловыми параметрами ЭТА при его работе со стандартными теплоаккумулирующими элементами.

2 Оценка тепловой эффективности твердых теплоаккумулирующих элементов выбранной конструкции

На основе проведенного математического моделирования нестационарных теплообменных процессов в теплоаккумулирующих элементах с различной формой и количеством воздушных каналов при условии равенства площади поперечного сечения данных каналов выбрана более рациональная схема теплоаккумулирующего элемента ЭТА с двумя каналами круглого сечения [2]. Схема движения воздушного потока по каналам теплоаккумулирующих элементов и горизонтальное сечение теплоаккумулирующего элемента представлены на рис. 1.



Рис. 1 – Схема движения воздушного потока по каналам теплоаккумулирующего элемента *a* и схема теплоаккумулирующего элемента предложенной конструкции б

Проведем расчетное исследование теплового режима теплоаккумулирующего элемента предложенной конструкции из магнезита в течение 48 часов для 3 случаев, когда скорость воздушного потока ω в канале равна 2; 2,5 и 3 м/с, а также при условии ограничения температуры теплоаккумулирующего элемента в конце периода заряда до 650 °C. Подробное описание математической модели, задания начальных и граничных условий и причины ограничения максимальной температуры в период заряда ЭТА также приведены в [2]. Полученные результаты математического моделирования теплообменных процессов в теплоаккумулирующем элементе предложенной конструкции при заданных условиях в течение периода заряда и отдачи тепла приведены на рис. 2.



Рис. 2 – Тепловые параметры ЭТА при его работе с теплоаккумулирующими элементами предложенной конструкции: a – изменение температуры T_{CK} на стенке канала теплоаккумулирующего элемента; δ – изменение температуры нагреваемого воздуха T_{w1} на выходе из теплоаккумулирующих элементов в режиме отдачи тепла; e – изменение температуры T_{c1} на наружной поверхности теплоизоляции теплоаккумулирующих элементов); e – тепловой поток Q от стенки канала теплоаккумулирующего элемента к потоку нагреваемого воздуха в режиме отдачи тепла: l – при ω = 2 м/с; 2 – при ω = 2,5 м/с; 3 – при ω = 3 м/с

Диапазон скоростей с выбран исходя из ограничения уровня шума в помещениях жилых и общественных зданий [3] и ограничения скорости воздуха в рабочей зоне [4]. Установлено также, что при снижении скорости воздушного потока в канале до 1,5 м/с и ниже наблюдается ламинарный вязкостно-гравитационный режим течения жидкости при котором коэффициент теплоотдачи α_к в течение периода отдачи тепла ЭТА меняется незначительно и составляет 6,6-6,8 Bт/(м².°C). Расчет нестационарного температурного поля проводился с учетом изменения температуры нагреваемого воздуха T_{ж1} по высоте канала, изменения теплофизических свойств теплоаккумулирующего материала в зависимости от температуры, а также был учтен конвективный и лучистый теплообмен с окружающей средой при расчете температуры T_{c1} на наружной поверхности теплоизоляции теплоаккумулирующих элементов. Аналогичные расчеты при $\omega = 2-3$ м/с были проведены и для теплоаккумулирующего элемента стандартной конструкции. В работе [2] также были проведены подобные расчетные исследования теплового режима рассматриваемых теплоаккумулирующих элементов, но только при скорости воздушного потока в канале $\omega = 3$ м/с. Также не было учтено изменение теплофизических свойств теплоаккумулирующего материала в зависимости от температуры. Таким образом, полученные значения тепловых параметров T_{CK} , $T_{\kappa 1}$, T_{c1} и Q более точно отображают тепловые процессы, протекающие в теплоаккумулирующих элементах в режиме заряда и отдачи тепла ЭТА.

3 Анализ и сравнение динамики нагрева и остывания рассматриваемых теплоаккумулирующих элементов

Анализ полученных значений тепловых параметров на основе проведенного математического моделирования тепловых режимов теплоаккумулирующего элемента предложенной конструкции и сопоставления их с аналогичными тепловыми параметрами, полученными для теплоаккумулирующего элемента стандартной конструкции, позволяет сделать вывод о тепловой эффективности предложенной конструкции теплоаккумулирующего элемента. Так, температура стенки воздушного канала теплоаккумулирующего элемента *T*_{CK} в конце периода отдачи тепла (рис. 2*a*) при $\omega = 3$ м/с и суммарная величина Q за период отдачи тепла (рис. 2г) в 2,2 раза выше, чем аналогичные значения рассматриваемых параметров для теплоаккумулирующего элемента стандартной конструкции (T_{CK} равны 100 и 45 °C, суммарное значение Q 8343 и 3821 Вт соответственно). Такое соотношение полученных тепловых параметров прослеживается и при $\omega = 2-2.5$ м/с. Полученные результаты достигаются благодаря изменению схемы движения воздуха по каналам теплоаккумулирующих элементов, изменению расположения и формы воздушных каналов (рис. 1) при условии обеспечения эквивалентности общей площади поперечного сечения воздушных каналов и объема сравниваемых теплоаккумулирующих элементов. Предложенные изменения позволяют увеличить расход нагреваемого воздуха G_{возл} соответственно увеличив значения Q в период отдачи тепла ЭТА, а также получить более высокую температуру ТСК в конце периода отдачи тепла, что дает возможность достичь максимальной температуры в конце периода заряда ЭТА (примерно 650 °C) при уменьшении теплового потока с поверхности ТЭН на 30 % за такой же промежуток времени по сравнению с вариантом, когда происходит нагрев теплоаккумулирующего элемента стандартной конструкции. Таким образом, использование предложенной конструкции теплоаккумулирующих элементов в ЭТА позволит снизить мощность ТЭН и соответственно сократить потребление электроэнергии.

Полученные коэффициенты теплоотдачи $\alpha_{\rm k}$ от стенки канала рассматриваемого теплоаккумулирующего элемента к потоку нагреваемого воздуха в период отдачи тепла представлены на рис. 3.



Аналогичные значения величины α_к, полученные для теплоаккумулирующего элемента стандартной конструкции, ниже на (7–10) %. Различие между полученными

величинами обусловлено влиянием геометрического размера воздушного канала $\alpha_{\rm k} \sim d_{\rm 3KB}^{-0,2}$ и коэффициентом ε_l , учитывающим изменение среднего $\alpha_{\rm k}$ по высоте канала [5]. Коэффициент теплоотдачи $\alpha_{\rm k}$ в течение периода отдачи тепла (рис. 3) меняется незначительно и для расчетов его можно принять постоянным. Таким образом, можно утверждать, что в данном случае имеет место регулярный тепловой режим II рода (квазистационарный).

На основе анализа распределения температуры $T_{\rm CK}$ в течение периода заряда и отдачи тепла ЭТА были предложены математические зависимости, которые с достаточной точностью описывают рассматриваемые тепловые процессы в теплоаккумулирующем элементе. Погрешность при расчете температуры $T_{\rm CK}$ в период заряда и отдачи тепла ЭТА составила (3–5) %.

$$T_{\rm CK \, \tau_o} = T_{\rm CK \, \tau_o^{-1}} e^{-m\tau_o} (0.92 - 0.94); \tag{1}$$

$$q_{\rm T3H} = \frac{\lambda_1}{\delta} \left(T_{\rm CK\,\tau_{\rm H}} - T_{\rm CK\,\tau_{\rm H}^{-1}} \right) (0.92 - 0.94), \tag{2}$$

где $T_{CK\tau}$ – температура стенки канала теплоаккумулирующего элемента в момент времени τ (конечная), °C; $T_{CK\tau-1}$ – то же в момент времени $\tau - 1$ (начальная), °C; $m = \frac{\alpha_{\kappa} F_{\kappa} n}{c_1 \rho_1 V}$ – темп охлаждения, c⁻¹; α_{κ} – коэффициент теплоотдачи от стенки канала в нериод отдани тенна (охлаждения). Вт/(m^2 .°C): E_{κ} – наощан, новеруности вознушного

период отдачи тепла (охлаждения), Вт/(м^{2.}°С); F_{κ} – площадь поверхности воздушного канала, м²; n – количество каналов на участке полуширины теплоаккумулирующего элемента (см. рис. 4); c_1 – теплоемкость аккумулирующего материала, Дж/(кг·°С); ρ_1 – плотность аккумулирующего материала, кг/м³; V – объем теплоаккумулирующего элемента, м³; λ_1 – теплопроводность аккумулирующего материала, Вт/(м·°С); δ – полуширина теплоаккумулирующего элемента, м; τ_0 и $\tau_{\rm H}$ – соответственно



Рис. 4 – Схема теплоаккумулирующего элемента для расчета температуры $T_{\rm CK}$ в течение периода заряда и отдачи тепла по формулам (1) и (2): δ – полуширина теплоаккумулирующего материала, м; 2 δ – полная ширина, м

продолжительность охлаждения и нагрева, с;

 $q_{\text{ТЭH}} = \frac{I^2 R}{S_{\text{ТЭH}}}$ – тепловой поток с поверхности

ТЭН, Вт/м²; I – сила тока, проходящая через ТЭН, А; R – сопротивление ТЭН, Ом; $S_{_{тэн}}$ – площадь поверхности ТЭН, м²; (0,92–0,94) – коэффициент, учитывающий долю тепловой энергии от общего её количества накопленной за период заряда (нагрева), которая приходится на тепловые потери.

Оценка эффективности применения аккумулирующего материала магнезита представлена в [6]. Были получены тепловые параметры теплоаккумулирующего элемента в режиме заряда и отдачи тепла для 3-х вариантов аккумулирующего материала. Аккумулирующую способность материала b, Вт· $c^{0.5}/(M^2 \cdot C)$ можно вычислить по формуле [7]

$$b = \sqrt{\lambda_1 c_1 \rho_1} \ . \tag{3}$$

Результаты расчетных исследований и выводы: 1) Получены тепловые конструкции параметры теплоаккумулирующего элемента предложенной лля выбранного диапазона скоростей движения воздуха по каналам. 2) Проведено сравнение полученных результатов аналогичными параметрами с для теплоаккумулирующего элемента стандартной конструкции и сделан вывод о тепловой и экономической эффективности выбранной схемы элемента ЭТА. 3) На основе анализа динамики нагрева и остывания теплоаккумулирующего элемента предложены математические зависимости, описывающие температурный режим при нагреве и остывании. 4) Оценена эффективность аккумулирования тепла.

Список литературы: 1. Хименко, А. В. Исследование режимов работы электрического теплового аккумулятора [Текст] / А. В. Хименко, В. А. Тарасова // Інтегровані технології та енергозбереження. -2013. – № 2. – С. 136–139. – ISSN 2078-5364. 2. Выбор рациональных геометрических параметров элемента электрического теплового аккумулятора [Текст] / В. А. Тарасова, А. В. Хименко // Вісник НТУ «ХПІ». Серія: Енергетичні та теплотехнічні процеси й устаткування. – Х.: НТУ «ХПІ», 2013. – № 13(987). - С. 110-115. - Бібліогр.: 8 назв. - ISSN 2078-774Х. 3. СанПин 3077-84. Санитарные нормы допустимого шума в помещениях жилых и общественных зданий и на территории жилой застройки. - Введ. 03.08.1984. - М.: Министерство здравоохранения СССР. Главное санитарно-эпидемиологическое управление, 1984. - 7 с. 4. СНиП 2.04.05-91*У Отопление, вентиляция и кондиционирование воздуха [Текст]. – Введ. 21.01.1994; переиздан 27.06.1996 с изм. № 1 и 20.12.2000 с изм. № 2. – М.: ГП ЦПП Минстрой России, 1994. - 66 с. 5. Михеев, М. А. Основы теплопередачи [Текст] / М. А. Михеев, И. М. Михеева. – 2-е изд. перераб. – М.: Энергия, 1977. – 344 с. 6. Хименко, А. В. Эффективность применения теплоаккумулирующих материалов в электрических тепловых аккумуляторах [Текст] / А. В. Хименко // Стратегия качества в промышленности и образовании: тез. докл. IX Международной научно-практической конференции, Болгария, 31 мая – 7 июня. – Варна, 2013. – С. 219–223. 7. Промышленные печи [Текст]: справ. руководство для расчетов и проектирования / Е.И. Казанцев. – 2-е изд. доп. и перераб. – М.: Металлургия, 1975. – 368 с.

Bibliography (transliterated): 1. Himenko, A. V., and V. A. Tarasova. "Issledovanie rezhimov raboty jelektricheskogo teplovogo akkumuljatora." *Integrovani tehnologii ta energozberezhennja* **2** (2013): 136–139. ISSN 2078-5364. Print. **2.** Tarasova, V. A., and A. V. Himenko. "Vybor racional'nyh geometricheskih parametrov jelementa jelektricheskogo teplovogo akkumuljatora." *Visnyk NTU "HPI". Serija: Energetychni ta teplotehnichni procesy j ustatkuvannja*. No. 13 (987). Kharkiv: NTU "HPI", 2013. 110–115. ISSN 2078-774X. Print. **3.** *SanPin* 3077-84. *Sanitarnye normy dopustimogo shuma v pomeshhenijah zhilyh i obshhestvennyh zdanij i na territorii zhiloj zastrojki.* Moscow: Ministerstvo zdravoohranenija SSSR. Glavnoe sanitarno-jepidemiologicheskoe upravlenie, 1984. Print. **4.** *SNiP* 2.04.05-91*U. Otoplenie, ventiljacija i kondicionirovanie vozduha. Moscow: GP CPP Minstroj Rossii, 1994. Print. **5.** Miheev, M. A., and I. M. Miheeva. Osnovy teploperedachi. Moscow: Jenergija, 1977. Print. **6.** Himenko, A. V. "Jeffektivnost' primenenija teploakkumulirujushhih materialov v jelektricheskih teplovyh akkumuljatorah." *Strategija kachestva v promyshlennosti i obrazovanii: tez. dokl. IX Mezhdunarodnoj nauchno-prakticheskoj konferencii* Bulgaria. 31 May – 7 June. – Varna, 2013: 219–223. Print. **7.** Kazancev, E. I. *Promyshlennye pechi: sprav. rukovodstvo dlja raschetov i proektirovanija*. Moscow: Metallurgija, 1975. Print.

Поступила (received) 17.02.2014