ТЕХНИЧЕСКИЕ НАУКИ / TECHNICAL SCIENCE

УДК 621.382.8 AGRIS P05 https://doi.org/10.33619/2414-2948/77/42

МОДЕЛИРОВАНИЕ ГИБРИДНОЙ СИСТЕМЫ, СОСТОЯЩЕЙ ИЗ ФОТОЭЛЕКТРИЧЕСКОГО ПРЕОБРАЗОВАТЕЛЯ СОЛНЕЧНОЙ ЭНЕРГИИ И ВОДОНАГРЕВАТЕЛЬНОГО УСТРОЙСТВА

©Исманов Ю. Х., ORCID: 0000-0001-8176-2602, SPIN-код: 1183-7001, д-р. физ.-мат. наук, Киргизский государственный университет строительства, транспорта и архитектуры им. Н. Исанова, г. Бишкек, Кыргызстан, i yusupjan@mail.ru

©Джаманкызов Н. К., д-р. физ.-мат. наук, Институт физико-технических проблем и материаловедения им. акад. Ж. Жеенбаева НАН Киргизской Республики, г. Бишкек, Кыргызстан, nasip49@gmail.com

©Ниязов Н. Т., Институт физико-технических проблем и материаловедения им. акад. Ж. Жеенбаева НАН Киргизской Республики, г. Бишкек, Кыргызстан, nurniyaz@mail.ru ©Дуйшеев Т. Д., Институт физико-технических проблем и материаловедения им. акад. Ж. Жеенбаева НАН Киргизской Республики, г. Бишкек, Кыргызстан, tem_dush@mail.ru

SIMULATION OF A HYBRID SYSTEM CONSISTING OF A PHOTOELECTRIC SOLAR ENERGY CONVERTER AND A WATER-HEATING DEVICE

 ©Ismanov Yu., ORCID: 0000-0001-8176-2602, SPIN-code: 1183-7001, Dr. habil., Kyrgyz State University of Constriction, Transportation and Architecture named after N. Isanov, Bishkek, Kyrgyzstan i_yusupjan@mail.ru
 ©Dzhamankyzov N., Dr. habil., Institute of physics and technology problems and materials science named after Zh. Zheenbayev, National Academy of Sciences of the Kyrgyz Republic, Bishkek, Kyrgyzstan, nasip49@gmail.com
 ©Niyazov N., Institute of physics and technology problems and materials science named after Zh. Zheenbayev, National Academy of Sciences of the Kyrgyz Republic, Bishkek, Kyrgyzstan, nurniyaz@mail.ru
 ©Duisheev T., Institute of physics and technology problems and materials science named after Zh. Zheenbayev, National Academy of Sciences of the Kyrgyz Republic, Bishkek, Kyrgyzstan, nurniyaz@mail.ru

Bishkek, Kyrgyzstan, tem_dush@mail.ru

Аннотация. Комбинация фотоэлектрического преобразователя солнечной энергии и коллектора для подогрева воды представляет собой довольно эффективную систему. В сравнении с общеизвестными нагревательными устройствами для воды, эта гибридная система обладает рядом преимуществ, среди которых меньшие габариты, более низкая рабочая температура теплоносителя, значительное повышение КПД системы, причем здесь одновременно происходит выработка электроэнергии и подогрев воды для отопления. Если же провести сравнение с другими системами, комбинирующими фотоэлектрический модуль и устройство для подогрева воды, то данная система обладает более простой конструкцией, что значительно снижает производственные затраты и поддержание системы в рабочем состоянии. Экспериментальные данные по работе гибридной системы — фотоэлектрический преобразователь и устройство нагрева воды в основном принимали во внимание стационарные системы, которые позволяли получать данные о характеристиках системы за достаточно большой промежуток времени, чаще всего за год и более. Однако такой подход не



позволяет учесть постоянно меняющиеся факторы, такие как освещенность, потоки воды и др. В данной статье рассматривается динамическая тепловая модель гибридной системы фотоэлектрический преобразователь и устройство нагрева воды, которая может быть применима для практического анализа подобной гибридной системы. Предлагаемая модель позволяет проводить оценку мгновенных характеристик гибридной системы, определять в любой момент времени производительность системы, состояние ее компонентов и, в конечном счете, при определенных условиях осуществлять всеобъемлющий тепловой расчет гибридной системы. Получены соотношения, позволяющие оценить тепловой И электрический КПД гибридной системы.

Abstract. The combination of a photovoltaic solar energy converter and a collector for heating water is an efficient system. Compared to well-known water heaters, this hybrid system has a number of advantages, including smaller dimensions, lower operating temperature of the coolant, significant increasing in system efficiency, while generating electricity and heating water for heating at the same time. When compared with other systems that combine a photovoltaic module and a water heating device, this system has a simpler structure, which greatly reduces production costs and maintenance of the system. Experimental data on the operation of a hybrid system — a photoelectric converter and a water-heating device mainly took into account stationary systems, which made it possible to obtain data on the characteristics of the system over a sufficiently long period, most often for a year or more. However, this approach does not allow taking into account constantly changing factors, such as illumination, water flows, etc. This article discusses a dynamic thermal model of a hybrid system — a photoelectric converter and a water-heating device, which can be applied for practical analysis of such a hybrid system. The proposed model makes it possible to evaluate the instantaneous characteristics of a hybrid system, to determine at any time the performance of the system, the state of its components, and, ultimately, under certain conditions, to carry out a comprehensive thermal calculation of the hybrid system. Relationships that can estimate the thermal and electrical efficiency of a hybrid system are obtained.

Ключевые слова: гибридная система, фотоэлектрический преобразователь, водонагревающее устройство, солнечная энергия, математическая модель, выходная мощность.

Keywords: hybrid system, photoelectric converter, water heating device, solar energy, mathematical model, output power.

Введение

Гибридные системы, представляющие собой комбинацию фотоэлектрических и тепловых устройств преобразования солнечной энергии, были часто на пике внимания в последние годы. Предлагалось множество вариантов таких систем. Довольно эффективная система представляет собой комбинацию фотоэлектрического преобразователя солнечной энергии и коллектора для подогрева воды. Сравнение с общеизвестными нагревательными устройствами для воды, эта гибридная система обладает рядом преимуществ, среди которых меньшие габариты, более низкая рабочая температура теплоносителя, значительное повышение КПД системы, причем одновременно происходит здесь выработка электроэнергии и подогрев воды для отопления. Если же провести сравнение с другими системами, комбинирующими фотоэлектрический модуль и устройство для подогрева воды,

 (\mathbf{I})

то данная система обладает более простой конструкцией, что значительно снижает производственные затраты и поддержание системы в рабочем состоянии. Рабочие характеристики подобной гибридной системы изучались экспериментально [1–3], были проведены исследования численными методами [4–6], однако, все предложенные исследования были посвящены анализу работы системы в стационарном случае. Необходимость такого подхода была обусловлена тем, что работа системы сильно зависит от погодных условий, что приводило к тому, что работа системы рассматривалась пошагово, для разных погодных условий, и каждый шаг был стационарен.

Однако, надо понимать, что работа такой гибридной системы — фотоэлектрический модуль и водонагревающий коллектор — это работа динамической системы. Необходимо постоянно учитывать, что внешние факторы, такие как солнечная энергия и ветры, это факторы постоянно изменяющиеся. Даже работа частей конструкции, таких как циркуляционные насосы, из-за внешних факторов постоянно изменяется. Моделирование динамических систем — это очень затратный, с точки зрения использования машинного времени, подход. Однако при современном развитии информационных технологий эта проблема решается довольно успешно.

В работах [7–9] показано, что разбиение процесса работы гибридной установки на участки стационарного режима, часто не дают даже приблизительных результатов, если внешние факторы – солнечное освещение, дующие в данной местности ветры — быстро меняются. Это, в первую очередь, обусловлено значительной инертностью фотоэлектрического модуля — его время отклика на изменение внешних условий становится довольно значительным. Время отклика фотоэлектрического модуля, как дают оценки, находится в пределах одной минуты, что довольно много для быстро изменяющихся внешних условий [10–12].

Всеобъемлющий анализ теплового режима работы отдельных компонентов гибридной системы, постоянный контроль системы управления гибридного комплекса — это то, что в первую очередь требует динамической модели.

В работах [13–15] рассмотрены несколько численных моделей динамического характера, причем одна из них представляет собой трехмерную модель. Модель позволяет точную оценку выходной тепловой мощности слелать довольно гибрида фотоэлектрического преобразователя и теплового устройства нагрева воды. Конструкция съема тепла основывалась на однотрубной змеевидной системе. Предложенная трехмерная модель оказалась невероятно громоздкой, что привело к большим затратам машинного времени на обработку результатов моделирования. Так на час работы гибридной системы в реальном режиме требовалось не меньше трех часов работы трехмерной модели. Это привело к тому, что предложенная модель не нашла практического применения.

Целью данной статьи является рассмотрение динамической тепловой модели гибридной системы — фотоэлектрический преобразователь и устройство нагрева воды, которая может быть применима для практического анализа подобной гибридной системы. Предлагаемая модель позволяет проводить оценку мгновенных характеристик гибридной системы, определять в любой момент времени производительность системы, состояние ее компонентов и, в конечном счете, при определенных условиях осуществлять всеобъемлющий тепловой расчет гибридной системы.

Математическая модель гибридной системы — фотоэлектрический преобразователь солнечной энергии + водонагревательное устройство

Передняя часть гибридной системы на основе фотоэлектрического преобразователя энергии и водонагревателя, также поперечное сечение одной трубы с водой, размещенной между двумя средними частями пластин поглотителя показаны на Рисунке. На Рисунке видно, что фронтальная крышка из стекла и фотоэлектрическая пластина разделены воздушным зазором.



Рисунок. Гибридная система на основе фотоэлектрического преобразователя энергии и водонагревателя

Фотоэлектрическая пластина крепится к адсорбирующей пластине с помощью тонкого слоя клея, который практически не поглощает тепло. При этом адсорбирующие пластины образуют ребра водяных труб, формирующих теплообменник. Ребра теплообменника расположены на равных расстояниях друг от друга вдоль всей панели.

Адсорбирующая пластина и водяные трубы жестко скреплены с помощью сварки. Два общих коллектора, расположенные на двух концах — вверху и снизу — обеспечивают сбалансированный поток воды во всех трубах и, как следствие, среднее расстояние между трубами таково, что практически полностью отсутствует переток тепла от одной трубы к другой. Края и нижняя поверхность панели хорошо теплоизолированы. Компактность и тонкость конструкции панели приводит к потерям поглощенной солнечной энергии в

окружающую среду в основном через переднюю и заднюю поверхности панели, причем потери по краям совсем незначительны, особенно для панелей больших размеров.

Анализ гибридной системы в динамическом режиме обычно осуществляется посредством решения равновесных уравнений для переходной энергии для различных компонентов гибридной системы. При использовании метода конечных разностей рассматриваемый объем [16–18] создается посредством задания условных границ, ограничивающих реальное пространство, в котором действуют законы сохранения физики (в частности, баланса массы и энергии). Эта рассматриваемая область представляет собой узел в моделируемой сети. Для данной гибридной системы важным исходным условием является предположение о достаточной однородности свойств материала и физических размеров в каждой составляющей части панели. Такие характеристики, как расход воды и температурный режим во всех параллельных трубках, обычно рассматривают как одинаковые. Общая тепловая картина всей совокупности труб выводится из анализа теплопередачи в непосредственной близости от одиночной водопроводной трубы, как в разрезе S–S на Рисунке (б).

В случае небольшой области размещения труб потери на краях области могут быть поглощены потерями за счет подобранной областью размещения труб. Собирательный теплообмен, направленный вдоль течения воды (направление X) создает градиент со знаком плюс для температуры во всех частях гибридной системы. Данный температурный градиент рассматривают независимо от изменения температуры в поперечном направлении (направление Y). Из сказанного следует, что энергетический обмен между различными частями гибридной системы можно рассматривать, учитывая их средние температуры.

Описанная выше гибридная система может быть разбита на семь блоков, а математически ее можно представить с помощью системы уравнений в матричном виде, описывающих балансы массового расхода и энергии на данный мгновенный момент времени в каждом из рассматриваемых блоков. Первый блок обозначен на Рисунке (б) буквой g, и он представляет собой стеклянную крышку. Второй блок р – это фотоэлектрический блок. Блок номер три, обозначенный буквой b, ограничивает область расположения тонкой поглощающей пластины. Следующие области t — область соединения из металла между пластиной и трубкой, i —слой изоляции, а w1 — вода, текущая в трубе. Один блок, обозначенный w2, не показан на Рисунке. Этот блок ограничивает область выходящей воды.

Из данного блока исходит информация о состоянии выходящей воды, которая поступает в блок, расположенный ниже по течению, что позволяет более точно проводить анализ задержек в передаче энергии и массы. Причины потери энергии при отражении от стеклянной крышки имеют, по крайней мере, два объяснения. Для стеклянной крышки значения его коэффициентов пропускания α_c , отражения β_c и коэффициента поглощения τ_c , который необходимо учитывать как при отражении, так и поглощении, рассчитываются с помощью методов прокладки путей прохождения лучей [19–21].

Обозначим поток солнечной энергии, падающий на поверхность стеклянной крышки через Ф. Энергия солнечного излучения, поглощаемая поверхностью стекла ежесекундно, определяется следующим соотношением:

$$W_c = \Phi \tau_c = \Phi (1 - \alpha_a). \tag{1}$$

здесь α_a — коэффициент пропускания стеклянной крышки, в котором учитываются потери энергии только за счет поглощения. Если ввести углы падения и преломления падающего луча φ_1 и φ_2 соответственно, то, согласно закона Бугера-Ламберта-Бера, получаем:

$$\alpha_a = e^{-Kl_c/\cos\varphi_2} = \exp\left[-Kl_c \left(1 - \frac{\sin^2\varphi_1}{B_c}\right)^{-0.5}\right]$$
(2)

здесь К — коэффициент экстинкции, а B_c — показатель преломления материала стеклянной крышки, l_c — толщина стеклянной крышки.

Стеклянная крышка накапливает энергию солнечного излучения W_c . Кроме того накопление энергии происходит также за счет теплообмена с окружающим воздухом с температурой T_s посредством конвективного теплообмена, теплообмена с окружающей средой в длинноволновом диапазоне теплового излучения, с фотоэлектрической пластиной, находящейся при температуре T_{ϕ} , через замкнутый воздушный зазор посредством комбинированного действия двух явлений — конвекции и излучения. Учитывая все сказанное выше, можно рассчитать коэффициенты теплопередачи на внешней поверхности в следующем виде:

$$\delta_{_{KOH6}} = 3v_6 + 2,8\tag{3}$$

$$\delta_{_{U31}} = \xi_c \sigma (T_{_{KOHG}}^2 + T_{_{U31}}^2) (T_{_{KOHG}} + T_{_{U31}}).$$
(4)

Здесь v_e — скорость ветра, заданная в м/с; σ — постоянная Стефана-Больцмана; Т и ξ_c — абсолютная температура и коэффициент излучательной способности рассматриваемого слоя. Если $\beta_n, \beta_c, \beta_{en}$ — коэффициенты, задающие угол обзора поверхности стеклянной крышки относительно неба, земли и окружающей среды, то:

$$T_{_{U33}}^{4} = \beta_{_{H}}T_{_{H}}^{4} + \beta_{_{C}}T_{_{C}}^{4} + \beta_{_{GH}}T_{_{GH}}^{4}.$$
(5)

Анализ результатов исследований показал, внешнего что температура фона практически не отражается на работе гибридной системы, комбинирующей фотоэлектрический преобразователь солнечной энергии водонагревательного устройства. Полученные результаты показывают, что при температуре воздуха 20 °C изменение $T_{_{usn}}$ от 0 до 20 °С приводит к изменению электрического и теплового прироста менее чем на 1,5%. Следовательно, для практического применения в зданиях $T_{_{uзn}}$ можно принять таким же, как T 603. Коэффициент теплопередачи внутренней поверхности можно задать следующим соотношением:

$$\delta_{cn} = (\delta_{u_{33}})_{cn} + (\delta_{\kappa_{OHG}})_{cn} = \frac{\sigma(T_c^2 + T_n^2)(T_c + T_n)}{\frac{1}{\xi_c} + \frac{1}{\xi_n} - 1} + \frac{Nv_e d_e}{l_e}$$
(6)

Здесь *d* и *l* соответственно теплопроводность и толщина рассматриваемых слоев. В работе [22–24] представлено соотношение, связывающее числа Нуссельта и Релея при

С ву Тип лицензии CC: Attribution 4.0 International (CC BY 4.0)

наличии естественной конвекции между плоскими пластинами, расположенными параллельно. Тепло, которое поглощает пластина фотоэлектрического устройства, определяется следующим соотношением:

$$W_n = \Phi(\zeta \tau_n) - E_n. \tag{7}$$

здесь ($\zeta \tau_n$) — эффективная поглощающая способность пластины фотоэлектрического устройства, значение которой имеет вид:

$$(\zeta \tau_n) = \frac{\zeta_e \zeta_n \tau_n}{1 - (1 - \tau_n)\mu} \tag{8}$$

здесь ζ_n — коэффициент пропускания стекла, учитывающий только потери при отражении, а μ — коэффициент отражения стекла при условии диффузного падающего излучения. Возможна ситуация, когда часть излучения достигает пластины с поглощающим слоем. Такое возможно, если пластина фотоэлектрического устройства частично прозрачна х. В этом случае уравнения должны быть изменены, для учета процесса деления энергии излучения, поглощенной пластиной. Если возникает необходимость в дополнительном остеклении, то и в этом случае необходимо учесть, что энергия, поглощаемая пластиной, перераспределяется. В этом случае в модели появляется дополнительный блок, учитывающий этот фактор. Мощность постоянного тока E_n , генерируемая гибридной системой, сильно зависит эффективности работы солнечного элемента η_2 , которая, в свою очередь, зависит от температуры окружающей среды. Если ψ_2 — отношение площади элемента солнечной батареи к площади апертуры, то:

$$E_n = \Phi \psi_c \eta_{\mathfrak{s}} \tag{9}$$

И

$$\eta_{\mathfrak{g}} = \eta_{\mathfrak{gm}} [1 - \omega_{\mathfrak{gm}} (T_n - T_{\mathfrak{gm}})] \tag{10}$$

здесь $\eta_{_{3m}}$ КПД эталонной ячейки при эталонной рабочей температуре $T_{_{3m}}$, а $\omega_{_{3m}}$ — температурный коэффициент.

Тепловой поток, перемещающийся от пластины фотоэлектронного преобразователя солнечной энергии к месту расположения металлического соединения трубы, проходит двумя различными путями: (а) через клеевой слой, затем вдоль поглощающей пластины и (б) вдоль пластины фотоэлектронного преобразователя солнечной энергии, затем через клеевой слой непосредственно к месту соединения труб. Вода в трубе отбирает тепло от соединительной системы посредством теплопроводности и конвекции. Принимая во внимание, что теплопроводность определяется проводимостью металлического соединения, получаем для теплопроводности следующее соотношение:

$$\delta_{coed} = \frac{\sigma_{coed} d_{coed}}{l_{coed}} \tag{10}$$

здесь σ_{coed} — теплопроводность металлического соединения, l_{coed} — среднее значение толщины металлического крепления трубы, d_{coed} — ширина металлического крепления

трубы. Расчет конвективного теплообмена $k_{_{конв}}$ можно провести, используя уравнение Диттуса-Белтера для полностью развитого турбулентного течения [25–27]:

$$Nv_{\Pi} = 0,023\Omega e_{\Pi}^{0,8} \operatorname{Pr}^{0,4}.$$
 (12)

здесь *N* — число труб, *v_д* — скорость воды в трубах, Ω — тепловое сопротивление, Pr — число Прандтля. Для полностью развитого ламинарного течения:

$$k_{\kappa o \mu \sigma} = 4,364 \frac{\delta_{\kappa o \mu \sigma}}{d_{summ}}$$
(13)

здесь $d_{_{внутр}}$ — внутренний диаметр трубы, $\delta_{_{конв}}$ — коэффициент теплопроводности при конвекции. Средний коэффициент конвективной теплоотдачи при более точном расчете учитывает входные эффекты и режимы совместного действия вынужденной и естественной конвекций. Расчеты показывают, что:

$$\frac{1}{\delta_{_{\theta m}}B_{_{\theta m}}} = \frac{1}{\delta_{_{\kappa o H \theta}}\pi d_{_{\theta H}}L} + \frac{1}{\delta_{_{coed}}L}$$
(14)

здесь δ_{em} — коэффициент теплопередачи воды в трубе, B_{em} — площадь внутреннего сечения трубы, L — длина трубы. Тепловой КПД гибридной системы — фотоэлектрический преобразователь солнечной энергии + водонагревательное устройство — определяется отношением тепловой мощности P_T , которую несет вода на выходе устройства, к соответствующему излучению Φ , приходящемуся на площадь сечения трубы В:

$$\eta_T = \frac{P_T}{\Phi} \tag{15}$$

а электрический КПД:

$$\eta_T = \frac{E_P}{\Phi} \tag{16}$$

Выводы

Разработана математическая динамическая тепловая модель гибридной системы – фотоэлектрический преобразователь и устройство нагрева воды, которая может быть применима для практического анализа подобной гибридной системы. Предлагаемая модель позволяет проводить оценку мгновенных характеристик гибридной системы, определять в любой момент времени производительность системы, состояние ее компонентов и, в конечном счете, при определенных условиях осуществлять всеобъемлющий тепловой расчет гибридной системы. Получены соотношения, позволяющие оценить тепловой и электрический КПД гибридной системы.

Список литературы:

1. Chow T. T. A review on photovoltaic/thermal hybrid solar technology // Applied energy. 2010. V. 87. №2. P. 365-379. https://doi.org/10.1016/j.apenergy.2009.06.037

2. Kraemer D., McEnaney K., Chiesa M., Chen G. Modeling and optimization of solar thermoelectric generators for terrestrial applications // Solar Energy. 2012. V. 86. №5. P. 1338-1350. https://doi.org/10.1016/j.solener.2012.01.025 3. Gou X., Xiao H., Yang S. Modeling, experimental study and optimization on low-temperature waste heat thermoelectric generator system // Applied energy. 2010. V. 87. №10. P. 3131-3136. https://doi.org/10.1016/j.apenergy.2010.02.013

4. Van Sark W. Feasibility of photovoltaic-thermoelectric hybrid modules // Applied Energy. 2011. V. 88. №8. P. 2785-2790. https://doi.org/10.1016/j.apenergy.2011.02.008

5. Moh'd A A. N., Tashtoush B. M., Jaradat A. A. Modeling and simulation of thermoelectric device working as a heat pump and an electric generator under Mediterranean climate // Energy. 2015. V. 90. P. 1239-1250. https://doi.org/10.1016/j.energy.2015.06.090

6. Wang N., Han L., He H., Park N. H., Koumoto K. A novel high-performance photovoltaic– thermoelectric hybrid device // Energy & Environmental Science. 2011. V. 4. №9. P. 3676-3679. https://doi.org/10.1039/C1EE01646F

7. Hsueh T. J., Shieh J. M., Yeh Y. M. Hybrid Cd-free CIGS solar cell/TEG device with ZnO nanowires // Progress in Photovoltaics: Research and Applications. 2015. V. 23. №4. P. 507-512. https://doi.org/10.1002/pip.2457

8. Zhang J., Xuan Y., Yang L. Performance estimation of photovoltaic-thermoelectric hybrid systems // Energy. 2014. V. 78. P. 895-903. https://doi.org/10.1016/j.energy.2014.10.087

9. Liao T., Lin B., Yang Z. Performance characteristics of a low concentrated photovoltaic– thermoelectric hybrid power generation device // International Journal of Thermal Sciences. 2014. V. 77. P. 158-164. https://doi.org/10.1016/j.ijthermalsci.2013.10.013

10. Dallan B. S., Schumann J., Lesage F. J. Performance evaluation of a photoelectricthermoelectric cogeneration hybrid system // Solar Energy. 2015. V. 118. P. 276-285. https://doi.org/10.1016/j.solener.2015.05.034

11. Wu Y. Y., Wu S. Y., Xiao L. Performance analysis of photovoltaic-thermoelectric hybrid system with and without glass cover // Energy Conversion and Management. 2015. V. 93. P. 151-159. https://doi.org/10.1016/j.enconman.2015.01.013

12. Lin J., Liao T., Lin B. Performance analysis and load matching of a photovoltaicthermoelectric hybrid system // Energy Conversion and Management. 2015. V. 105. P. 891-899. https://doi.org/10.1016/j.enconman.2015.08.054

13. Ismail K. A. R., Goncalves M. M. Thermal performance of a PCM storage unit // Energy conversion and management. 1999. V. 40. №2. P. 115-138. https://doi.org/10.1016/S0196-8904(98)00042-9

14. Huang M. J., Eames P. C., Norton B. Thermal regulation of building-integrated photovoltaics using phase change materials // International Journal of heat and mass transfer. 2004. V. 47. №12-13. P. 2715-2733. https://doi.org/10.1016/j.ijheatmasstransfer.2003.11.015

15. Huang M. J., Eames P. C., Hewitt N. J. The application of a validated numerical model to predict the energy conservation potential of using phase change materials in the fabric of a building // Solar Energy Materials and Solar Cells. 2006. V. 90. №13. P. 1951-1960. https://doi.org/10.1016/j.solmat.2006.02.002

16. Huang M. J., Eames P. C., Norton B. Phase change materials for limiting temperature rise in building integrated photovoltaics // Solar energy. 2006. V. 80. №9. P. 1121-1130. https://doi.org/10.1016/j.solener.2005.10.006

17. Maiti S., Banerjee S., Vyas K., Patel P., Ghosh P. K. Self regulation of photovoltaic module temperature in V-trough using a metal–wax composite phase change matrix // Solar energy. 2011. V. 85. №9. P. 1805-1816. https://doi.org/10.1016/j.solener.2011.04.021

18. Aelenei L., Pereira R., Gonçalves H., Athienitis A. Thermal performance of a hybrid BIPV-PCM: modeling, design and experimental investigation // Energy Procedia. 2014. V. 48. P. 474-483. https://doi.org/10.1016/j.egypro.2014.02.056

19. Malvi C. S., Dixon-Hardy D. W., Crook R. Energy balance model of combined photovoltaic solar-thermal system incorporating phase change material // Solar Energy. 2011. V. 85. №7. P. 1440-1446. https://doi.org/10.1016/j.solener.2011.03.027

20. Zhang P., Li Q., Xuan Y. M. Thermal contact resistance of epoxy composites incorporated with nano-copper particles and the multi-walled carbon nanotubes // Composites Part A: Applied Science and Manufacturing. 2014. V. 57. P. 1-7. https://doi.org/10.1016/j.compositesa.2013.10.022

21. Kraemer D., Poudel B., Feng H. P., Caylor J. C., Yu B., Yan X., Chen G. Highperformance flat-panel solar thermoelectric generators with high thermal concentration // Nature materials. 2011. V. 10. №7. P. 532-538. https://doi.org/10.1038/nmat3013

22. Ma T., Yang H., Zhang Y., Lu L., Wang X. Using phase change materials in photovoltaic systems for thermal regulation and electrical efficiency improvement: a review and outlook // Renewable and Sustainable Energy Reviews. 2015. V. 43. P. 1273-1284. https://doi.org/10.1016/j.rser.2014.12.003

23. Исманов Ю. Х., Ниязов Н. Т., Джаманкызов Н. К., Жумалиев К. М. Термоэлектронное преобразование солнечной энергии с использованием гетероструктурного катода // Бюллетень науки и практики. 2020. Т. 6. №9. С. 211-221. https://doi.org/10.33619/2414-2948/58/21

24. Исманов Ю. Х., Тынышова Т. Д., Алымкулов С. А. Использование приближения Френеля для расчета распределения светового поля, прошедшего сквозь решетку // Вестник Кыргызского государственного университета строительства, транспорта и архитектуры им. Н. Исанова. 2017. №3. С. 171-178.

25. Исманов Ю. Х., Тынышова Т. Д., Абдулаев А. А. Моделирование оптической системы, работающей при некогерентном освещении // Международный журнал прикладных и фундаментальных исследований. 2020. №3. С. 98-102.

26. Maripov A., Ismanov Y. Interferometer based on the Talbot effect in holography // Journal of optics. 1995. V. 26. №1. P. 25.

27. Исманов Ю. Х., Джаманкызов Н. К., Тынышова Т. Д., Алымкулов С. А. Восстановление бесщелевой радужной голограммы когерентной волной // Материалы VII Международной конференции по фотонике и информационной оптике: сборник научных трудов. М., 2018. С. 596-597.

References:

1. Chow, T. T. (2010). A review on photovoltaic/thermal hybrid solar technology. *Applied energy*, 87(2), 365-379. https://doi.org/10.1016/j.apenergy.2009.06.037

2. Kraemer, D., McEnaney, K., Chiesa, M., & Chen, G. (2012). Modeling and optimization of solar thermoelectric generators for terrestrial applications. *Solar Energy*, *86*(5), 1338-1350. https://doi.org/10.1016/j.solener.2012.01.025

3. Gou, X., Xiao, H., & Yang, S. (2010). Modeling, experimental study and optimization on low-temperature waste heat thermoelectric generator system. *Applied energy*, *87*(10), 3131-3136. https://doi.org/10.1016/j.apenergy.2010.02.013

4. Van Sark, W. G. J. H. M. (2011). Feasibility of photovoltaic-thermoelectric hybrid modules. *Applied Energy*, 88(8), 2785-2790. https://doi.org/10.1016/j.apenergy.2011.02.008

5. Moh'd A, A. N., Tashtoush, B. M., & Jaradat, A. A. (2015). Modeling and simulation of thermoelectric device working as a heat pump and an electric generator under Mediterranean climate. *Energy*, *90*, 1239-1250. https://doi.org/10.1016/j.energy.2015.06.090

6. Wang, N., Han, L., He, H., Park, N. H., & Koumoto, K. (2011). A novel high-performance photovoltaic-thermoelectric hybrid device. *Energy & Environmental Science*, *4*(9), 3676-3679. https://doi.org/10.1039/C1EE01646F

7. Hsueh, T. J., Shieh, J. M., & Yeh, Y. M. (2015). Hybrid Cd-free CIGS solar cell/TEG device with ZnO nanowires. *Progress in Photovoltaics: Research and Applications*, 23(4), 507-512. https://doi.org/10.1002/pip.2457

8. Zhang, J., Xuan, Y., & Yang, L. (2014). Performance estimation of photovoltaic-thermoelectric hybrid systems. *Energy*, *78*, 895-903. https://doi.org/10.1016/j.energy.2014.10.087

9. Liao, T., Lin, B., & Yang, Z. (2014). Performance characteristics of a low concentrated photovoltaic-thermoelectric hybrid power generation device. *International Journal of Thermal Sciences*, 77, 158-164. https://doi.org/10.1016/j.ijthermalsci.2013.10.013

10. Dallan, B. S., Schumann, J., & Lesage, F. J. (2015). Performance evaluation of a photoelectric-thermoelectric cogeneration hybrid system. *Solar Energy*, *118*, 276-285. https://doi.org/10.1016/j.solener.2015.05.034

11. Wu, Y. Y., Wu, S. Y., & Xiao, L. (2015). Performance analysis of photovoltaicthermoelectric hybrid system with and without glass cover. *Energy Conversion and Management*, 93, 151-159. https://doi.org/10.1016/j.enconman.2015.01.013

12. Lin, J., Liao, T., & Lin, B. (2015). Performance analysis and load matching of a photovoltaic-thermoelectric hybrid system. *Energy Conversion and Management*, *105*, 891-899. https://doi.org/10.1016/j.enconman.2015.08.054

13. Ismail, K. A. R., & Goncalves, M. M. (1999). Thermal performance of a PCM storage unit. *Energy conversion and management*, 40(2), 115-138. https://doi.org/10.1016/S0196-8904(98)00042-9

14. Huang, M. J., Eames, P. C., & Norton, B. (2004). Thermal regulation of buildingintegrated photovoltaics using phase change materials. *International Journal of heat and mass transfer*, 47(12-13), 2715-2733. https://doi.org/10.1016/j.ijheatmasstransfer.2003.11.015

15. Huang, M. J., Eames, P. C., & Hewitt, N. J. (2006). The application of a validated numerical model to predict the energy conservation potential of using phase change materials in the fabric of a building. *Solar Energy Materials and Solar Cells*, *90*(13), 1951-1960. https://doi.org/10.1016/j.solmat.2006.02.002

16. Huang, M. J., Eames, P. C., & Norton, B. (2006). Phase change materials for limiting temperature rise in building integrated photovoltaics. *Solar energy*, *80*(9), 1121-1130. https://doi.org/10.1016/j.solener.2005.10.006

17. Maiti, S., Banerjee, S., Vyas, K., Patel, P., & Ghosh, P. K. (2011). Self regulation of photovoltaic module temperature in V-trough using a metal–wax composite phase change matrix. *Solar energy*, *85*(9), 1805-1816. https://doi.org/10.1016/j.solener.2011.04.021

18. Aelenei, L., Pereira, R., Gonçalves, H., & Athienitis, A. (2014). Thermal performance of a hybrid BIPV-PCM: modeling, design and experimental investigation. *Energy Procedia*, *48*, 474-483. https://doi.org/10.1016/j.egypro.2014.02.056

19. Malvi, C. S., Dixon-Hardy, D. W., & Crook, R. (2011). Energy balance model of combined photovoltaic solar-thermal system incorporating phase change material. *Solar Energy*, 85(7), 1440-1446. https://doi.org/10.1016/j.solener.2011.03.027

20. Zhang, P., Li, Q., & Xuan, Y. (2014). Thermal contact resistance of epoxy composites incorporated with nano-copper particles and the multi-walled carbon nanotubes. *Composites Part A: Applied Science and Manufacturing*, *57*, 1-7. https://doi.org/10.1016/j.compositesa.2013.10.022

21. Kraemer, D., Poudel, B., Feng, H. P., Caylor, J. C., Yu, B., Yan, X., ... & Chen, G. (2011). High-performance flat-panel solar thermoelectric generators with high thermal concentration. *Nature materials*, *10*(7), 532-538. https://doi.org/10.1038/nmat3013

22. Ma, T., Yang, H., Zhang, Y., Lu, L., & Wang, X. (2015). Using phase change materials in photovoltaic systems for thermal regulation and electrical efficiency improvement: a review and outlook. *Renewable and Sustainable Energy Reviews*, 43, 1273-1284. https://doi.org/10.1016/j.rser.2014.12.003

23. Ismanov, Yu., Niyazov, N., Dzhamankyzov, N., & Zhumaliev, K. (2020). Thermoelectronic Conversion of Solar Energy Using a Heterostructural Cathode. *Bulletin of Science and Practice*, 6(9), 211-221. (in Russian). https://doi.org/10.33619/2414-2948/58/21

24. Ismanov, Yu. Kh., Tynyshova, T. D., & Alymkulov, S. A. (2017). Ispol'zovanie priblizheniya Frenelya dlya rascheta raspredeleniya svetovogo polya, proshedshego skvoz' reshetku. *Vestnik Kyrgyzskogo gosudarstvennogo universiteta stroitel'stva, transporta i arkhitektury im. N. Isanova,* (3), 171-178. (in Russian).

25. Ismanov, Yu. Kh., Tynyshova, T. D., & Abdulaev, A. A. (2020). Modelirovanie opticheskoi sistemy, rabotayushchei pri nekogerentnom osveshchenii. *Mezhdunarodnyi zhurnal prikladnykh i fundamental'nykh issledovanii*, (3), 98-102. (in Russian).

26. Maripov, A., & Ismanov, Y. (1995). Interferometer based on the Talbot effect in holography. *Journal of optics*, 26(1), 25.

27. Ismanov, Yu. Kh., Dzhamankyzov, N. K., Tynyshova, T. D., & Alymkulov, S. A. (2018). Vosstanovlenie besshchelevoi raduzhnoi gologrammy kogerentnoi volnoi. In *Materialy VII Mezhdunarodnoi konferentsii po fotonike i informatsionnoi optike: sbornik nauchnykh trudov,* Moscow. 596-597. (in Russian).

Работа поступила в редакцию 09.03.2022 г. Принята к публикации 12.03.2022 г.

Ссылка для цитирования:

Исманов Ю. Х., Джаманкызов Н. К., Ниязов Н. Т., Дуйшеев Т. Д. Моделирование гибридной системы, состоящей из фотоэлектрического преобразователя солнечной энергии и водонагревательного устройства // Бюллетень науки и практики. 2022. Т. 8. №4. С. 385-396. https://doi.org/10.33619/2414-2948/77/42

Cite as (APA):

Ismanov, Yu., Dzhamankyzov, N., Niyazov, N., & Duisheev, T. (2022). Simulation of a Hybrid System Consisting of a Photoelectric Solar Energy Converter and a Water-heating Device. *Bulletin of Science and Practice, 8*(4), 385-396. (in Russian). https://doi.org/10.33619/2414-2948/77/42