

ОДЕСЬКА НАЦІОНАЛЬНА АКАДЕМІЯ ХАРЧОВИХ ТЕХНОЛОГІЙ
НАВЧАЛЬНО-НАУКОВИЙ ІНСТИТУТ ХОЛОДУ, КРІОТЕХНОЛОГІЙ
ТА ЕКОЕНЕРГЕТИКИ ім В.С. МАРТИНОВСЬКОГО
ФАКУЛЬТЕТ ПРИКЛАДНОЇ ЕКОЛОГІЇ, ЕНЕРГЕТИКИ
ТА НАФТОГАЗОВИХ ТЕХНОЛОГІЙ

МАТЕРІАЛИ
XVI Всеукраїнської
науково-технічної
конференції

АКТУАЛЬНІ ПРОБЛЕМИ
ЕНЕРГЕТИКИ ТА ЕКОЛОГІЇ

5-7 жовтня 2016 року, м. Одеса



ОДЕСА

2016

**УДК 621
ББК 31:20.1
А 43**

Копіювання, сканування, запис на електронні носії та тому подібне книжки в цілому або будь-якої її частини заборонені

ОРГКОМІТЕТ КОНФЕРЕНЦІЇ

Голова:

Єгоров Богдан Вікторович – ректор Одеської національної академії харчових технологій, д.т.н., професор.

Замісники:

Поварова Наталія Миколаївна – проректор з наукової роботи Одеської національної академії харчових технологій, к.т.н., доцент,

Косой Борис Володимирович – директор Навчально-наукового інституту холоду, кріотехнологій та екоенергетики ім. В.С. Мартиновського Одеської національної академії харчових технологій, д.т.н., професор.

Члени оргкомітету:

Артеменко С.В.

Бошкова І.Л.

Бошков Л.З.

Василів О.Б.

Гоголь М.І.

Дьяченко Т.В.

Железний В.П.

Зацеркляний М.М.

Князєва Н.О.

Кологризов М.М.

Котлик С.В.

Крусір Г.В.

Мазур В.О.

Мазур О.В.

Мілованов В.І.

Морозюк Л.І.

Нікулина А.В.

Ольшевська О.В.

Плотніков В.М.

Роганков В.Б.

Роженцев А.В.

Сагала Т.А.

Семенюк Ю.В.

Смирнов Г.Ф.

Тітлов О.С.

Шпирко Т.В.

Хлієва О.Я.

Хмельнюк М.Г.

Хобин В.А.

Цикало А.Л.

Відповідальний за випуск: Тітлов О.С., завідувач кафедри теплоенергетики та трубопровідного транспорту енергоносіїв

Мова видання: українська, російська, англійська

За достовірність інформації відповідає автор публікації

Рекомендовано до друку Радою факультету прикладної екології, енергетики та нафтогазових технологій, протокол № 2 від 21 вересня 2016 року.

А 43 Актуальні проблеми енергетики та екології / Матеріали XVI Всеукраїнської науково-технічної конференції. – Херсон: ФОП Грінь Д.С., 2016. – 312 с.

ББК 31:20.1

ISBN 978-966-930-137-6

© Одеська національна академія харчових технологій

© Факультет прикладної екології, енергетики та нафтогазових технологій

СЕКЦІЯ 5:

**. ЕНЕРГЕТИЧНІ ТА ЕКОЛОГІЧНІ ПРОБЛЕМИ
ТЕПЛОЕНЕРГЕТИКИ ТА ЕНЕРГОМАШИНОБУДУВАННЯ**

**ЕНЕРГЕТИЧНІ ТА ЕКОЛОГІЧНІ ПРОБЛЕМИ
ХАРЧОВОЇ ПРОМИСЛОВОСТІ**

**ОПТИМАЛЬНЕ УПРАВЛІННЯ ПРОЦЕСАМИ В
ТЕПЛОЕНЕРГЕТИЦІ І ЕНЕРГОМАШИНОБУДУВАННІ**

возвращать часть низкопотенциальной теплоты в цикл энергетической установки вместе с впрыском воды, что, в свою очередь, позволяет повысить коэффициент использования теплоты.

Впрыск перегретой воды (температура 120 °С) в термопрессор позволяет уменьшить длину участка испарения и следовательно уменьшить длину рабочей камеры термопрессора. Это, в свою очередь, уменьшает потери на трение на 5...15 % (3...9 кПа). Кроме этого, уменьшается количество теплоты наддувочного воздуха, которое расходуется на дополнительный подогрев впрыскиваемой воды до температуры насыщения. Анализ работы данной системы, при скорости воздушного потока в рабочей камере $M = 0,95$ показывает, что при степени сжатия в турбокомпрессоре $\bar{\kappa} = 2,5$ и перегреве впрыскиваемой воды, повышения давления (термогазодинамическая компрессия) составляет $\Delta P = 0,02$ МПа (9 %), при температуре воздуха на выходе из термопрессора $t_{b2} = 55$ °С (относительная температура $T_1/T_2 = 1,25$), а при $\bar{\kappa} = 5,0$ термогазодинамическая компрессия составляет $\Delta P = 0,1$ МПа (20 %), при температуре воздуха на выходе из термопрессора $t_{b2} = 80$ °С (относительная температура $T_1/T_2 = 1,50$). Полученные результаты позволяют сделать вывод, что впрыск перегретой воды в термопрессор даёт возможность дополнительно увеличить относительное повышение давления воздуха до 6% для $\bar{\kappa} = 2,5$ и до 10 % для $\bar{\kappa} = 5,0$, при тех же температурах воздуха на выходе из термопрессора, с соответствующим уменьшением мощности турбокомпрессора двигателя.

Выводы

Результаты исследований показали, что использование перегретой воды для впрыска в термопрессор системы охлаждения наддувочного воздуха судовых двигателей является перспективным способом повышения эффективности процесса распыления, который обеспечивает уменьшение расхода мощности турбокомпрессора на сжатие наддувочного воздуха и возврата сбросной теплоты в цикл энергетической установки.

Литература

1. Коновалов Д.В. Термопрессорні системи охолодження суднових ДВЗ [Текст] / Д.В. Коновалов. // Авиационно-космическая техника и технология. – 2011. – №10 (87). – С. 44–48.
2. Вулис Л.А. Термодинамика газовых потоков [Текст] / Л.А. Вулис. – Москва, Ленинград: Госэнергоиздат, 1950. – 304 с.
3. Степанов И.Р. Некоторые задачи движения газа и жидкости в каналах и трубопроводах энергоустановок [Текст] / И.Р. Степанов, В.И. Чудинов. – Ленинград: Наука. Ленингр. отд-ние, 1977. – 199 с. – (АН СССР, Кольск. филиал им. С.М. Кирова).
4. Ерофеев В.Л. Экспериментальное исследование термопрессора [Текст] / В.Л. Ерофеев // Тр. ленинградского института водного транспорта. Судовые энергетические установки и техническая эксплуатация флота. – 1974. – № 147. – С. 25–30.
5. Коханский А.И. Повышение эффективности работы двухступенчатой холодильной установки на основе применения термогазодинамического эффекта / А. И. Коханский, А. Н. Богач, В. И. Живица. // Холодильная техника. – 1980. – №1. – С. 25–30.
6. Дикий М.О. Підвищення ефективності ГПТУ «Водолій» охолодженням повітряного потоку в компресорі / М.О. Дикий, А.С. Соломаха, В.Г. Петренко. // Наукові вісті НТУУКПІ. – 2011. – №5. – С. 31–34.

УДК 621.577

ПРИМЕНЕНИЕ ТЕРМОГАЗОДИНАМИЧЕСКОЙ КОМПРЕССИИ В СИСТЕМЕ ТУРБОНАДДУВА СРЕДНЕОБОРОТНЫХ СУДОВЫХ ДВИГАТЕЛЕЙ

Коновалов Д.В., канд. техн. наук, доцент, Джуринская А.А., аспирантка
Херсонский филиал Национального университета кораблестроения, г. Херсон

Рассмотрен методологический подход к охлаждению наддувочного воздуха в среднеоборотном двигателе с помощью применения термогазодинамического эффекта. Для повышения эффекта снижения температуры воздуха перед двигателем и увеличением мощности компрессора, а также для обеспечения автономности работы термопрессорной системы предложено осуществлять предварительное охлаждение перед компрессором, а влагу, которая конденсируется в теплообменнике впрыскивать в термопрессор. Применение термопрессорной системы с предварительным охлаждением позволяет увеличить давление воздуха, с одновременным понижением температуры, что в свою очередь, увеличивает

моцність компресора на 10...20 % с соотвітуючим увеліченням моцності двигуна.

Ключові слова: термогазодинамічний ефект, термопрессор, двигун, утилізація теплоти, наддувочний повітря, турбокомпресор, екологічне увлажнення.

The methodological approach to charge air cooling of medium speed engine by thermogasdynamic effect is considered. For the increase the air temperature reduction effect before an engine and increasing the compressor power, and also for the thermopressor system autonomous operation, the pre-cooling before the compressor is proposed. The moisture which is condensed in the heat-exchanger is injected in the thermopressor. The thermopressor system using with the pre-cooling allows to increase air pressure, with a simultaneous temperature reduction, that increases compressor power on 10...20 % with the conforming engine power increase.

Key words: thermogasdynamic effect, thermopressor, engine, warmth utilization, charge air cooling, turbocharger, ecological moistening.

На даний момент в енергомашинобудуванні існує кілька методологічних підходів до систем охолодження наддувочного повітря двигунів внутрішнього згорання (ДВС).

В сучасній енергетиці все більше використовують автономні когенераційні системи енергообслуговування. Основною задачею таких систем є забезпечення споживачів електрическої та теплової енергії. В складі головної енергетичної установки зазвичай використовують дизель-генератори на базі середньооборотних первинних двигунів. Особливістю таких двигунів є достатньо високий тепловий потенціал викидів газів ($t_r = 350\ldots400^\circ\text{C}$) та наддувочного повітря ($t_{in} = 180\ldots230^\circ\text{C}$ при $\square_k = 3,0\ldots4,5$) [1].

Одним з перспективних засобів покращення системи турбонаддува є застосування термопрессорних систем охолодження. Основним елементом такої системи є термопрессорний апарат, в якому реалізується підвищення тиску повітря в процесі миттєвого парування води, вприскуваної в повітряний потік, ускореного до швидкості, близької до звукової [1]. Парування води відбувається теплотою від наддувочного повітря, і як наслідок, знижується температура. Термопрессор – це достатньо компактне пристрій, яке за габаритами значно переважає інші системи охолодження поверхневого або контактного типу та, головне, забезпечує певне підвищення тиску, що для повітряних систем може бути дуже значним і становити 20..30% [2, 3]. Сочетання кількох процесів в термопрессорі – контактного охолодження наддувочного повітря та підвищення тиску, дозволяє зменшити витрати енергії компресора.

Іншим засобом зменшення витрат енергії компресора є охолодження повітря на вході в турбокомпресор [4, 5]. Це дозволяє не тільки зменшити роботу компресора на сжаття, але і зменшити температуру наддувочного повітря на нагнітання, що означає зменшити теплову навантаження на охладильник наддувочного повітря (ОНВ).

В сучасних ДВС для зниження викидів оксидів азота NO_x використовують спеціальні системи увлажнення наддувочного повітря [1, 6]. Кількість води, подаваної в ДВС з наддувочним повітрям, має бути в 3 рази більше, ніж кількість спалюваного палива. Температура наддувочного повітря на вході в циліндри двигуна становить 50..70 °C, а влагосодержання – до 80 г/кг [6]. Такі параметри повітря дозволяють знизити еміssію оксидів азота на 70..80%. Ефект обумовлений тим, що водяний пар, який випаровується відповідно до температури, відбирає теплоту парообразування значительного кількості теплоти, що приводить до зниження температури в камерах згорання. Відповідно, температура формування NO_x напряму залежить від температури, тобто більша вода в смесі газів в циліндрі, тим нижча температура горіння та менше виникає оксидів азота.

В роботі показано можливість комбінації трьох функцій системи охолодження наддувочного повітря: контактне охолодження та сжаття наддувочного повітря (на вході в компресор та під час сжаття в компресорі), а також екологічне (з метою зменшення еміssії оксидів азота NO_x) увлажнення наддувочного повітря на вході в циліндри ДВС. Представлено метод тонкого распылення води в наддувочному повітрі термопрессором, тобто непосредственно в теплообміннику-термопрессорі, завдяки турбулізації потоку при високих швидкостях потоку (число Маха $M = 0,80\ldots0,95$) та зменшення розмірів капель в результаті парування. Використання рідини в термопрессорі, в разі його встановлення за турбокомпресором, дозволяє частично або повністю виключити застосування конструктивно більш складних систем увлажнення наддувочного повітря типу CASS ("Wartsila", Фінляндія).

Основні цілі дослідження – оцінка целисності методологічного підходу до охолодження наддувочного повітря середньооборотного двигуна за допомогою термопрессорної системи, яка об'єднує в собі кілька функцій: додаткове підвищення тиску, охолодження та екологічне увлажнення повітря. Така система включає в себе схему, за якої повітря перед всасуванням турбокомпресором (ТК) охолоджується в повітряохладителіх холодильної машини. В ТК повітря сжимається до тиску менше, ніж тиск на вході в циліндри ДВС. Сжатий повітря з високою температурою

поступает на испарительное охлаждение в термопрессор. Благодаря термогазодинамической компрессии температура воздуха значительно снижается, а давление повышается до величины, необходимой для подачи в цилиндры двигателя. В качестве внешней холодильной машины может быть применена, например, теплоиспользующая абсорбционная холодильная машина (АБХМ). Теплота в генераторе АБХМ подводится за счет уходящих газов ДВС.

Анализ работы термопрессорной системы произведен на примере системы охлаждения наддувочного воздуха среднеоборотного двигателя фирмы MAN B&W 5L21/31 мощностью $N_e = 1000$ кВт. Температура отходящих газов ТК для ДГ 5L21/31 составляет $t_r = 300\ldots350$ °C [1]. В качестве АБХМ предложено применить бромисто-литиевую АБХМ. Такая машина имеет ряд преимуществ перед другими теплоиспользующими машинами: компактность и достаточно большой, как для теплоиспользующих машин, тепловой коэффициент $\square = 0,8\ldots1,0$. Температура теплоносителя на входе в генератор АБХМ должна составлять около 90 °C, а температура теплоносителя на выходе из испарителя АБХМ $t_0 = 7$ °C. Такая температура в воздухоохладителе позволяет получить температуру охлажденного наддувочного воздуха $t_b = 12$ °C. Конденсат при охлаждении, предложено применить для впрыска в термопрессор. Расчет параметров работы термопрессорной системы выполнен для диапазона температур воздуха на входе $t_{hb} = 20\ldots55$ °C, и относительной влажности воздуха $\square = 60\%$. Кроме сжатия и охлаждения воздуха в функции термопрессорной системы входит экологическое увлажнение. Так, влагосодержание воздуха d_2 на выходе из термопрессора составляет 45...50 г/кг, при этом температура воздуха по сравнению с системами типа CASS меньше на 5...10 °C, что способствует большей топливной экономичности двигателя.

Література

1. Енциклопедія суднової енергетики / В. М. Горбов. – Миколаїв: НУК, 2010. – 624 с.
2. Радченко А.Н., Энергосберегающий экологически безопасный судовой кондиционер на базе дизельгенератора / А.Н. Радченко, А.И. Бузник // Авиационно-космическая техника и технология.– 2008. – №10(57). – С. 118–122.
3. Радченко М.І. Підвищення ефективності газового двигуна внутрішнього згоряння турбодетандерним охолодженням газоповітряної суміші / М.І. Радченко, Д.В. Коновалов, Л.М. Воробйов // Аерокосмічна техніка і технологія. – 2010. – № 10(77). – С.62-65.
4. Радченко М.І. Попереднє охолодження газо-повітряної паливної суміші газових двигунів у детандеротермопресорних холодильних машинах / М.І. Радченко, Д.В. Коновалов, Л.М. Воробйов // Обладнання та технології харчових виробництв: Зб. наук. праць ДонНУЕТ. – Донецьк: ДонНУЕТ. – 2010. – Вип. 24. – С.234–240
5. Радченко Р.Н. Использование сбросного тепла малооборотных дизелей для охлаждения воздуха на входе турбокомпрессоров / Р.Н. Радченко, Н.Я. Хлопенко // Авиационно-космическая техника и технология. – 2010. – № 8(75). – С.24-28.
6. Wartsila 46 Technology review. Wartsila Corporation, 2008. – 20 р.
7. Коновалов Д.В. Застосування термогазодинамічного ефекту для проміжного охолодження в системах наддувного повітря ДВЗ / Д.В. Коновалов // Авиационно-космическая техника и технология. – 2011. – № 8 (85). – С. 136–140.

УДК 621.564/25:551.510.534

ТЕНДЕНЦІЇ ЕКСПОРТУ, ІМПОРТУ СПГ У СВІТІ

Дьяченко Т.В., канд. техн. наук, докторант, Артиох В.М., аспірант
Одеська національна академія харчових технологій, м. Одеса

Зріджений природний газ є поширеним товаром на сучасному світовому енергетичному ринку. Його доля зростає з кожним роком. Будуються нові термінали для імпорту/експорту СПГ, заводи для зрідження природного газу.

Ключові слова: Зріджений природний газ. Світовий енергетичний ринок. Кріогенна рідина
Key words: Liquid natural gas. World energy market. Cryogenic liquid

Природний газ є енергоносієм ХХІ століття [1]. Очікується, що до 2020 р. доля природного газу на світовому енергетичному балансі становитиме 50 %. Тому багато компаній та дослідних центрів приділяють багато уваги обладнанню та енергоефективності для різноманітних технологічних процесів. Природний газ незалежно від фазового стану є універсальним екологічно чистим паливом [2], яке у 3...5 разів дешевше палива, одержаного з нафти [3]. Скраплений природний газ (СПГ) у порівнянні зі

ЕКОЛОГІЧНІ ХАРАКТЕРИСТИКИ ПАРОВОГО ВОДОТРУБНОГО КОТЛА ДКВР – 10/14 Ред'ко А.О., Давіденко А.В.....	199
ЭКСПЕРИМЕНТАЛЬНЫЕ ИССЛЕДОВАНИЯ ТЕПЛОФИЗИЧЕСКИХ ХАРАКТЕРИСТИК НИЗКОТЕМПЕРАТУРНЫХ ТЕПЛОВЫХ ТРУБ С КОМПОЗИЦИОННЫМИ КАПИЛЛЯРНЫМИ СТРУКТУРАМИ Шаповал А.А, Стрельцова Ю.В.....	201
РЕКОМЕНДАЦІЇ З ПРОЕКТУВАННЯ ТА ОРГАНІЗАЦІЇ ТЕХНОЛОГІЙ РОЗМОРОЖУВАННЯ М'ЯСА В ТУШАХ, ПІВТУШАХ ТА ЧЕТВЕРТИНАХ Желіба Ю.О., Желіба Т.О	204
ЕКОЛОГІЧНІ ПРОБЛЕМИ ХАРЧОВИХ ПРОДУКТІВ Кифоренко В. Є., Кіріяк Г.В.....	205
КОМПЛЕКСНА ОЦІНКА ТА ПРОГНОЗУВАННЯ ВПЛИВУ ВИРОБНИЦТВА Коваль В.Г	207
ИССЛЕДОВАНИЕ ПОТОКОРАСПРЕДЕЛЕНИЯ В ПРОМЫШЛЕННЫХ ХОЛОДИЛЬНЫХ КАМЕРАХ Лисица А. Ю., Петухов И. И., Михайленко Т. П., Немченко Д. А	208
РОЗРАХУНОК ТА ВИБІР ЛЬОДОАКАМУЛЯТОРІВ ІЗ ВРАХУВАННЯМ ДИНАМІКИ КРИСТАЛІЗАЦІЇ ТА ПЛАВЛЕННЯ ЛЬОДУ Пилипенко О.Ю., Засядько Я.І., Форсюк А.В., Грищенко Р.В.....	210
ВИМОГИ ДО ПРОЕКТУВАННЯ УЛЬТРАЗВУКОВОГО АПАРАТА ДЛЯ ВІДНОВЛЕННЯ МОЛОКА Постнов Г.М., Червоний В.М., Шипко Г.М.....	211
ОПТИМАЛЬНЕ УПРАВЛІННЯ ТЕПЛОСПОЖИВАННЯМ БУДІВЛІ Басок Б.І., Давиденко Б.В., Лисенко О.М.....	213
ОПТИМАЛЬНОЕ УПРАВЛЕНИЕ СИСТЕМАМИ КОНДИЦИОНИРОВАНИЯ ВОЗДУХА Жихарева Н. В.....	216
АНАЛИЗ ЦЕЛЕСООБРАЗНОСТИ УСТАНОВКИ РЕГУЛЯТОРОВ ДЛЯ ПОВЫШЕНИЯ НАДЕЖНОСТИ НАСОСОВ СИСТЕМ БЕЗОПАСНОСТИ РЕАКТОРНЫХ УСТАНОВОК Скалозубов В.И., Чжоу Хуюй.....	219
МОДЕЛИРОВАНИЕ ЦИКЛОВ АБСОРБЦИОННЫХ ХОЛОДИЛЬНЫХ АГРЕГАТОВ ПЕРИОДИЧЕСКОГО ДЕЙСТВИЯ Озолин Н.Е., Титлов А.С., Краснопольский А.Н	225
НОВЫЕ СХЕМЫ АБСОРБЦИОННЫХ ВОДОАММИАЧНЫХ ХОЛОДИЛЬНЫХ МАШИН ДЛЯ РАБОТЫ В СИСТЕМАХ ПОЛУЧЕНИЯ ВОДЫ ИЗ АТМОСФЕРНОГО ВОЗДУХА Осадчук Е.А., Васылив О.Б., Кирилов В.Х., Мазуренко С.Ю.....	238
МОБІЛЬНАЯ СИСТЕМА ОХЛАЖДЕНІЯ ЗЕРНА МЕЛКОСЕМЕННИХ КУЛЬТУР Петушенко С.Н., Олейник Е.В.	241
РАЗРАБОТОК ЭНЕРГОЭФФЕКТИВНЫХ СИСТЕМ АВТОМАТИЧЕСКОГО УПРАВЛЕНИЯ АБСОРБЦИОННЫМИ ХОЛОДИЛЬНЫМИ ПРИБОРАМИ (АХП) Титлова О.А., Ольшевская О.В....	243
ПЕРСПЕКТИВЫ ИСПОЛЬЗОВАНИЯ ИСКУССТВЕННОГО ХОЛОДА НА МАГИСТРАЛЬНЫХ ТРУБОПРОВОДАХ ДЛЯ СНИЖЕНИЯ ЭКСПЛУАТАЦИОННЫХ ПОТЕРЬ ПРИРОДНОГО ГАЗА Титлов А.С., Дьяченко Т.В., Артиох В.Н., Альсаид Хекмат	247
ЗАСТОСУВАННЯ ПОБУТОВИХ ХОЛОДИЛЬНИХ ПРИЛАДІВ ДЛЯ ТЕРМІЧНОЇ ОБРОБКИ ХАРЧОВИХ ПРОДУКТІВ, НАПІВФАБРИКАТІВ І СИРОВИНИ Титлов О.С., Приймак В.Г.....	247
ТЕРМОДИНАМІЧЕСКИЙ АНАЛІЗ АБСОРБЦІОННИХ ХОЛОДИЛЬНИХ МАШИН Мазуренко С.Ю., Озолин Н.Е., Савінков П.В.	249
АНАЛІЗ МЕТОДІВ НАДКРИТИЧНОЇ ФЛЮЇДНОЇ ЕКСТРАКЦІЇ Лук'янова О.С., Бошкова І.Л.	250
ПРИМЕНЕНИЕ ВПРЫСКА ПЕРЕГРЕТОЙ ЖИДКОСТИ В ТЕРМОПРЕССОРНОЙ СИСТЕМЕ ОХЛАЖДЕНИЯ НАДДУВОЧНОГО ВОЗДУХА ДВС Коновалов Д.В., Кобалава Г.А.....	253
ПРИМЕНЕНИЕ ТЕРМОГАЗОДИНАМИЧЕСКОЙ КОМПРЕССИИ В СИСТЕМЕ ТУРБОНАДДУВА СРЕДНЕОБОРОТНЫХ СУДОВЫХ ДВИГАТЕЛЕЙ Коновалов Д.В., Джуринская А.А.	255
ТЕНДЕНЦІЇ ЕКСПОРТУ, ІМПОРТУ СПГ У СВІТІ Дьяченко Т.В., Артиох В.М.	257
ВЫСОКОЭФФЕКТИВНЫЙ СПОСОБ СНИЖЕНИЯ КОНТАКТНОГО СОПРОТИВЛЕНИЯ ЦИЛИНДРА И ПЛОСКОСТИ Титлов А.С., Двирный В.В.	260

ОДЕСЬКА НАЦІОНАЛЬНА АКАДЕМІЯ ХАРЧОВИХ ТЕХНОЛОГІЙ
НАВЧАЛЬНО-НАУКОВИЙ ІНСТИТУТ ХОЛОДУ, КРЮТЕХНОЛОГІЙ
ТА ЕКОЕНЕРГЕТИКИ ім В.С. МАРТИНОВСЬКОГО
ФАКУЛЬТЕТ ПРИКЛАДНОЇ ЕКОЛОГІЇ, ЕНЕРГЕТИКИ
ТА НАФТОГАЗОВИХ ТЕХНОЛОГІЙ

МАТЕРІАЛИ
XVI Всеукраїнської
науково-технічної конференції
АКТУАЛЬНІ ПРОБЛЕМИ
ЕНЕРГЕТИКИ ТА ЕКОЛОГІЇ

5-7 жовтня 2016 року, м. Одеса

Підписано до друку 28.09.2016 р.

Формат 60x84/8. Папір Офс.

Ум. арк. 34,64 . Наклад 300 примірників.

Видання та друк: ФОП Грінь Д.С.,
73033, м. Херсон, а/с 15
e-mail: dimg@meta.ua
Свід. ДК № 4094 від 17.06.2011