ПУТИ ПОВЫШЕНИЕ ТЕПЛОВОГО КПД АВТОТРАКТОРНЫХ ДВИГАТЕЛЕЙ ПУТЕМ УТИЛИЗАЦИИ ТЕПЛОВЫХ ПОТЕРЬ

IMPROVING THE THERMAL EFFICIENCY OF AUTOMOBILE ENGINES BY USING HEAT LOSSES

Гуринович Е. В., асп.,

Белорусский национальный технический университет, г. Минск, Республика Беларусь Y. Hurynovich, Postgraduate, Belarusian National Technical University, Minsk, Belarus

Изучены основные методы повышения теплового КПД автотракторных двигателей путем утилизации тепловых потерь.

The main methods of increasing the thermal efficiency of automotive engines by utilizing heat losses have been studied.

Ключевые слова: двигатель, тепловой КПД, тепловые потери, методы повышения КПД, утилизация тепла.

Keywords: engine, thermal efficiency, heat losses, methods of increasing efficiency, heat recovery.

ВВЕДЕНИЕ

В двигателях внутреннего сгорания от 27 до 42 % энергии, получаемой от термохимических реакций горения топлива, уносится с выбросами в атмосферу.

Утилизация теплоты отработавших газов двигателей внутреннего сгорания, является одним из перспективных направлений повышения теплового КПД ДВС. Термодинамические показатели поршневых двигателей внутреннего сгорания находятся на предельно возможном уровне, поэтому значительно повысить их КПД за счет совершенствования процессов газообмена, горения и смесеобразования не представляется возможным. Большие потери тепловой энергии отработавших газов свидетельствуют о возможностях повышения эффективных показателей двигателей внутреннего сгорания за счет ее использования.

ТЕПЛОВОЙ БАЛАНС ДВИГАТЕЛЯ

Распределение теплоты, вводимой в двигатель с топливом, на полезную работу и на различные виды потерь, называется внешним тепловым балансом.

Для определения характера использования теплоты и способов его улучшения, возможности утилизации тепловых потерь и расчета системы охлаждения служит уравнение теплового баланса. В абсолютных величинах оно имеет следующий вид:

$$Q = Q_{e} + Q_{oxs} + Q_{m} + Q_{r} + Q_{hc} + Q_{oct}$$
 ,

где Q – общее количество теплоты, введенное в двигатель с топливом;

 Q_e – теплота, эквивалентная эффективной работе;

 $Q_{\text{охл}}$ – количество теплоты, передаваемой охлаждающей жидкости;

 $Q_{\scriptscriptstyle \rm M}$ — количество теплоты, передаваемой смазочному материалу (при наличии на двигателях масляных радиаторов);

 Q_{Γ} – количество теплоты, теряемое с отработавшими газами;

 $Q_{\rm hc}$ — теплота, не выделившаяся в двигателе вследствие неполноты сгорания;

 $Q_{\text{ост}}$ – остаточные потери теплоты, не учтенные остальными составляющими теплового баланса.

Таблица $1 - \Pi$ роцентное соотношение составляющих теплового баланса автотракторных двигателей на режиме номинальной мощности, %

Тип двигателя	$q_{ m e}$	$q_{ m ox}$ л	$q_{\scriptscriptstyle \Gamma}$	$q_{\scriptscriptstyle ext{HC}}$	$q_{ m oct}$
Двигатели с ИЗ	27–38	13–27	30–50	0–45	3–8
Дизель: без наддува с наддувом	36–42 38–45	17–35 12–25	25–45 25–40	0-5 0-5	2-5 2-5

Данные таблицы показывают, что основные тепловые потери – это потери в систему охлаждения и с отработавшими газами. [1]

ПУТИ ПОВЫШЕНИЯ ТЕПЛОВОГО КПД АВТОТРАКТОРНЫХ ДВИГАТЕЛЕЙ

В настоящий момент известно несколько систем утилизации теплоты отработавших газов автотракторных двигателей внутреннего сгорания. Отдельно можно выделить следующие:

- воздушные расширительные машины;
- термоэлектрические генераторы;
- паросиловые установки;
- двигатели Стирлинга;
- поршневые двигатели с внутренним парообразованием.

Рассмотрим более подробно некоторые из систем.

1. Воздушные расширительные машины.

Эта система состоит из ДВС и расширительной машины. Отработавшие газы из ДВС проходят через теплообменник, нагревают предварительно сжатый в компрессоре воздух, который поступает в расширительную машину и совершает полезную работу.

2. Термоэлектрические генераторы.

Утилизация теплоты возможна за счет термоэлектрических преобразователей, в которых теплота отработавших газов трансформируется в электрическую энергию.

3. Двигатели Стирлинга.

В силовую установку входит дизельный двигатель с наддувом и двигатель Стирлинга. Теплота отработавших газов дизельного двигателя используется для привода двигателя Стирлинга. Так же двигатели Стирлинга возможно использовать для каких-либо агрегатов или систем основного двигателя.

ЗАКЛЮЧЕНИЕ

Проведя анализ путей повышения теплового КПД автотракторных двигателей путем утилизации тепловых потерь, можно сделать следующий выводы:

- 1. Практически работающих и широко применяющихся рабочих образцов устройств утилизации практически не существует.
- 2. Данный вопрос требует более широкого изучения, ввиду необходимости повышения КПД автотракторных двигателей без существенного удорожания конструкции.

ЛИТЕРАТУРА

- 1. Цветкова, Н. И. Об использовании энергии отработавших газов после газовой турбины в силовых установках / Н. И. Цветкова // Энергомашиностроение. 1964. —№ 6. С. 41—45.
- 2. Марченко, А. П. Выбор определяющих параметров комбинированного дизеля с системой вторичного использования теплоты: дис. ... канд. техн. наук / А. П. Марченко. Харьков, 1984. 258 с.
- 3. Жмудяк, Л. М. Перспективные схемы утилизации тепла отработавших газов поршневых ДВС / Л. М. Жмудяк // Динамика и тепловая нагруженность и надежность сельскохозяйственных агрегатов: Материалы второго заседания республиканского семинара. Барнаул: АПИ, 1981. С. 100–109.
- 4. Зайцев, А.П. Исследование характеристик работы утилизационного термоэлектрического генератора при работе дизеля на различных режимах / А. П. Зайцев, [и др.] // Повышение уровня технической эксплуатации судовых дизелей: сб. науч. трудов НИИВТ. Новосибирск: 1987. С. 67–73.
- 6. Зайцев, С. В. Оценка эффективности утилизационной установки / С. В. Зайцев // Исследование и методы повышения эффективности технической эксплуатации судовых энергетических установок: сб. науч. трудов НИИВТ. Новосибирск, 1984. 174 с.
- 7. Автотранспортные потоки и окружающая среда: учеб. пособ. для вузов / под ред. В. Н. Луканина. М. : ИНФРА, 1998. 408 с.
- 8. Богданов, А. И. Повышение мощностных. экономических и экологических показателей силовых установок за счет утилизации теплоты отработавших газов: дис. ...канд. техн. наук / А. И. Богданов. Челябинск, 1999. 180 с.

Представлено 20.05.2023