# МИНИСТЕРСТВО ТРАНСПОРТА РОССИЙСКОЙ ФЕДЕРАЦИИ

Федеральное государственное автономное образовательное учреждение высшего образования

# «РОССИЙСКИЙ УНИВЕРСИТЕТ ТРАНСПОРТА (МИИТ)» (РУТ(МИИТ)

Российская открытая академия транспорта (РОАТ)

Кафедра: «Теплоэнергетика и водоснабжение на транспорте»

#### КОНТРОЛЬНАЯ РАБОТА

**По дисциплине**: «Специальные вопросы термодинамики» **Тема**: «Расчет круговых процессов»

#### Выполнил:

Студент 4 курса

Группа: ЗТЭ – 4911

Шифр: 1910-п/ЭНб-0609

Соловьёв Д.С

# Проверил:

Доцент, кандидат технических наук

Драбкина Елена Васильевна

Дата: \_\_\_\_\_

Подпись:

# Содержание

Задача 1	3
Задача 2	5
Задача 3	9
Задача 4	14
Задача 5	17

# Задача 1.

1 кг сухого воздуха в прямом обратимом цикле Карно совершает полезную работу  $l_0 = 26$  кДж/кг, максимальное абсолютное давление воздуха 10МПа и соответствующая абсолютная температура 1200 К. В цикле к газу подводится теплота  $q_1 = 38$  кДж/кг. Минимальное давление в цикле 0,1 МПа. Определить термический кпд и основные параметры во всех переходных точках цикла. Изобразить цикл в PVиTS-диаграммах.

#### Решение

#### Точка 1

Дано:  $p_1 = 10M\Pi a$ ,  $T_1 = 1200K$ .

Удельный объем воздуха находим из характеристического уравнения состояния:

$$v_{1} = \frac{RT_{1}}{p_{1}}, \frac{M^{3}}{\kappa 2}$$

$$v_{1} = \frac{287 \cdot 1200}{10 \cdot 10^{6}} = 0,034 \frac{M^{3}}{\kappa 2}$$
(1)

# Точка 2

Дано:  $T_2 = T_1 = 1200K$ 

Количество подведенной теплоты:

$$q_{1} = RT_{1} \ln \frac{v_{2}}{v_{1}}, \kappa / 2 \kappa c$$

$$(2)$$

откуда находим удельный объем

$$v_{2} = e^{\frac{q_{1}}{RT_{1}} + \ln v_{1}}, M^{3} / \kappa z$$

$$v_{2} = 2,718^{\frac{38}{0.2871200} + \ln 0.034} = 0,038 \, \text{M}^{3} / \kappa$$

$$\Gamma$$
(3)

Давление находим из уравнения изотермы (процесс 1-2):

$$p_{2} = p_{1} \frac{v_{1}}{v_{2}}, M\Pi a$$

$$p_{2} = 10 \frac{0,034}{0,038} = 8,95M\Pi a$$
(4)

# Точка 3

Дано:  $p_3 = 0,1 M\Pi a_3$ 

Удельный объем и температуру воздуха находим соотношения параметров в адиабатном процессе 2-3:

$$v_{3} = v_{2} \left(\frac{p_{2}}{p_{3}}\right)^{\frac{1}{\kappa}}, M_{\kappa 2}^{3}$$

$$v_{3} = 0.038 \cdot \left(\frac{8.95}{0.1}\right)^{\frac{1}{1.4}} = 0.942 M_{\kappa 2}^{3}$$

$$T_{3} = T_{2} \left(\frac{v_{2}}{v_{3}}\right)^{\kappa-1}, K$$

$$T_{3} = 1200 \cdot \left(\frac{0.038}{0.942}\right)^{1.4-1} = 332K$$

$$(5)$$

# Точка 4

Дано:  $T_4 = T_3 = 332K$ ;

Давление находим из уравнения адиабаты (процесс 4-1):

$$p_{4} = p_{1} \left( \frac{T_{4}}{T_{1}} \right)^{\frac{\kappa}{\kappa-1}}, M\Pi a$$

$$p_{4} = 10 \cdot \left( \frac{332}{1200} \right)^{\frac{1,4}{1,4-1}} = 0,11 M\Pi a$$
(7)

Удельный объем находим из уравнения изотермы (процесс 3-4):

$$v_4 = v_3 \frac{p_3}{p_4}, \frac{M^3}{\kappa \epsilon}$$
 (8)

$$v_4 = 0.942 \frac{0.1}{0.11} = 0.856 \frac{M^3}{\kappa 2}$$

Термический коэффициент полезного действия цикла:

$$\eta_{t} = \frac{l_{0}}{q_{1}}$$

$$\eta_{t} = \frac{26}{38} = 0.68$$
(9)

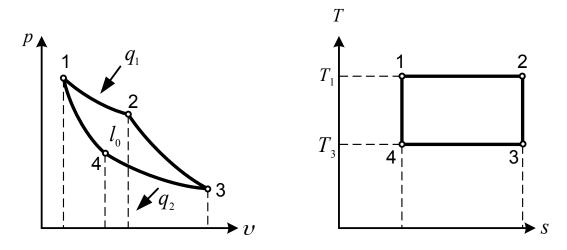


Рисунок 1 - Цикл Карно в p - v и T - s координатах.

# Задача 2.

Для идеального цикла поршневого двигателя внутреннего сгорания с подводом  $q_1 = 830 \, \kappa J \frac{1}{32} \kappa^2 I \kappa^2$  теплоты при постоянном объеме определить степень сжатия , основные параметры рабочего тела в переходных точках цикла, термический кпд, полезную работу, подведенную и отведенную теплоту, если повышение давления в процессе сжатия  $\beta = 16$  и понижение температуры в процессе отвода теплоты составляет  $\Delta t = 350$  К. Рабочее тело (1 кг сухого воздуха) в начальной точке цикла имеет давление 0,1 МПа и температуру  $67^{\circ}$ С. Изобразить цикл в PV и TS-диаграммах.

#### Решение

$$p_1 = 0.1M\Pi a$$
,  $T_1 = 273 + 67 = 340K$ ,

Удельный объем воздуха находим из характеристического уравнения состояния:

$$v_{1} = \frac{RT_{1}}{p_{1}}, M_{KZ}^{3} /$$

$$v_{1} = \frac{287 \cdot 340}{0.1 \cdot 10^{6}} = 0.976 M_{KZ}^{3} /$$
(1)

# Точка 2

Повышение давления в процессе сжатия

$$\beta = \frac{p_2}{p_1} \tag{2}$$

откуда находим давление

$$p_{2} = p_{1} \cdot \beta, M\Pi a$$

$$p_{2} = 0, 1 \cdot 16 = 1, 6M\Pi a$$
(3)

Температуру в конце адиабатного сжатия определяем из соотношения:

$$T_{2} = T_{1} \left( \frac{p_{2}}{p_{1}} \right)^{\frac{k-1}{k}} = T_{1} \beta, K$$

$$T_{2} = 340 \cdot 16^{\frac{1,4-1}{1,4}} = 751K(478^{\circ}C)$$
(4)

Удельный объем в конце адиабатного сжатия:

$$v_{2} = \frac{RT_{2}}{p_{2}}, M^{3}/\kappa^{2}$$

$$v_{2} = \frac{287.751}{1.6.10^{6}} = 0.135M^{3}/\kappa^{2}$$
(5)

Степень сжатия:

$$\varepsilon = \frac{v_1}{v_2}$$

$$\varepsilon = \frac{0.976}{0.135} = 7.2$$
(6)

Удельный объем  $v_{_4} = v_{_1} = 1,070 \frac{M^3}{\kappa 2}$ 

Температура в конце адиабатного расширения:

$$t_4 = t_1 + \Delta t, K$$

$$t_4 = 67 + 380 = 447^{\circ} C(720K)$$
(7)

Давление в конце адиабатного расширения определяем из соотношения параметров в изохорном процессе (линия 4-1):

$$p_{4} = p_{1} \frac{T_{4}}{T_{1}}, M\Pi a$$

$$p_{4} = 0.1 \frac{720}{340} = 0.2 M\Pi a$$
(8)

Точка 3

Удельный объем  $v_3 = v_2 = 0,135 \frac{M^3}{\kappa 2}$ 

Давление находим из соотношения параметров в адиабатном процессе 3-4:

$$\frac{p_4}{p_3} = \left(\frac{v_3}{v_4}\right)^{\kappa} \tag{9}$$

откуда

$$p_{3} = p_{4} \left(\frac{v_{4}}{v_{3}}\right)^{\kappa} = p_{4} \left(\frac{v_{1}}{v_{3}}\right)^{\kappa}, M\Pi a$$

$$p_{3} = 0.2 \cdot \left(\frac{0.976}{0.135}\right)^{1.4} = 3.2M\Pi a$$
(10)

$$T_3 = \frac{p_3 v_3}{R}, K \tag{11}$$

$$T_3 = \frac{3.2 \cdot 10^6 \cdot 0.135}{287} = 1505K(1232^{\circ}C)$$

Количество подведенной теплоты:

$$q_{1} = c_{v} (T_{3} - T_{2}), \kappa / \kappa c$$

$$(12)$$

где  $c_v$  -массовая теплоемкость при постоянном объеме,  $\kappa \mathcal{L} \mathcal{K}$ ,

$$c_{v} = \frac{\mu c_{v}}{\mu}, \kappa / 3\pi c / (\kappa_{e} \cdot K)$$

$$c_{v} = \frac{20.93}{28.97} = 0.723^{\kappa / 13\pi c} / (\kappa_{e} \cdot K)$$
(13)

Подставляя полученные значении в формулу (12), находим

$$q_1 = 0.723 \cdot (1505 - 751) = 545 \frac{\kappa / 3\pi \kappa}{\kappa z}$$

Количество отведенной теплоты:

Работа цикла:

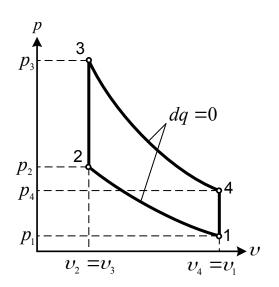
$$l_{_{u}} = q_{_{1}} - q_{_{2}}, \kappa \cancel{\square} \cancel{\cancel{m}} / \kappa z$$

$$l_{_{u}} = 545 - 275 = 270 \frac{\kappa \cancel{\square} \cancel{m}}{\kappa z} / \kappa z$$
(15)

Термический коэффициент полезного действия цикла:

$$\eta_{t} = \frac{l_{w}}{q_{1}}$$

$$\eta_{t} = \frac{270}{545} = 0,50(50\%)$$
(16)



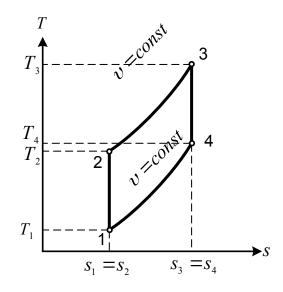


Рисунок 1 - Цикл двигателя внутреннего сгорания с подводом теплоты при v = const в p - v и T - s координатах

# Задача 3.

Поршневой двигатель внутреннего сгорания работает по идеальному циклу с подводом теплоты  $q_1 = 830$  кДж/кг при постоянном давлении. Определить основные параметры рабочего тела в переходных точках цикла, его термический к.п.д., полезную работу, если начальное абсолютное давление 0,1 Мпа, начальная температура  $80^{\circ}$ С и степень сжатия  $\epsilon = 16$ . Теплоемкость воздуха считать независимой от температуры. Рабочее тело 1 кг сухого воздуха. Изобразить цикл в PVиTS-диаграммах.

# Решение

# Точка 1

Дано: 
$$p_1 = 0,1 M\Pi a$$
;  $T_1 = 273 + 80 = 353 K$ .

Удельный объем определяем из уравнения состояния:

$$pv = RT \tag{1}$$

откуда

$$v_1 = \frac{RT_1}{p_1}, M_{KZ}^3$$
 (2)

где R - газовая постоянная воздуха (справочная величина),  $\mathcal{A}\mathcal{H}$  (кг  $\cdot K$ ).

$$v_1 = \frac{287,0.353}{0.1.10^6} = 1,013^{M^3}/\kappa 2$$

# Точка 2

Дано:  $\varepsilon = 16$ .

Степень сжатия:

$$\varepsilon = \frac{v_1}{v_2} \tag{3}$$

откуда находим удельный объем

$$v_{2} = \frac{v_{1}}{\varepsilon}, \frac{M^{3}}{\kappa \varepsilon}$$

$$v_{2} = \frac{1,013}{16} = 0,063 \frac{M^{3}}{\kappa \varepsilon}$$
(4)

Температура в конце адиабатного сжатия:

$$T_{2} = T_{1} \left( \frac{\upsilon_{1}}{\upsilon_{2}} \right)^{k-1} = T_{1} \varepsilon^{k-1}, K$$

$$\tag{5}$$

где k=1,4 - показатель адиабаты воздуха, как двухатомного газа (справочная величина);

$$T_2 = 353 \cdot 16^{1,4-1} = 1070K$$

Давление в конце адиабатного сжатия:

$$p_{2} = \frac{RT_{2}}{v_{2}}, M\Pi a$$

$$p_{2} = \frac{287 \cdot 1070}{0.063 \cdot 10^{6}} = 4,87M\Pi a$$
(6)

Дано:  $p_3 = p_2 = 4,87 M\Pi a$ , так как процесс 2-3 — изобарный,  $q_1 = 830 \, {\rm KДж} / {\rm K}$ 

Количество подведенной теплоты:

$$q_1 = c_p (t_3 - t_2), \kappa / 2 \times / \kappa z$$
 (7)

$$c_{p} = \frac{\mu c_{p}}{\mu}, \kappa / 2\pi c / (\kappa \epsilon \cdot K)$$
(8)

тут  $\mu c_p$  - мольная теплоемкость воздуха при постоянном давлении (справочные данные),  $\kappa \mathcal{J} \mathscr{H}$  (кмоль  $\cdot K$ );

 $\mu$  - молярная масса воздуха (справочные данные),  $\frac{\kappa_{\rm C}/\kappa_{\rm MOЛb}}{\kappa_{\rm CMOЛb}}$  ;

$$c_p = \frac{29.3}{28.96} = 1.012^{\kappa/J 36} / (\kappa_c \cdot K)$$

из (7)

$$T_{3} = \frac{q_{1}}{c_{p}} + 273 + T_{2}, K$$

$$T_{3} = \frac{830}{1012} + 273 + 1070 = 1913K$$
(9)

Из соотношения параметров в изобарном процессе:

$$\frac{T_3}{T_2} = \frac{\nu_3}{\nu_2} \tag{10}$$

отсюда

$$v_{3} = v_{2} \cdot \frac{T_{3}}{T_{2}}, M^{3} / \kappa z$$

$$v_{3} = 0.063 \cdot \frac{1913}{1070} = 0.112 \, M^{3} / \kappa$$

Дано:  $v_4 = v_1 = 1,013 \frac{M^3}{\kappa^2}$ , так как процесс 4-1 – изохорный.

Давление в конце адиабатного расширения:

$$\frac{p_3}{p_4} = \left(\frac{v_4}{v_3}\right)^k \tag{12}$$

откуда

$$p_{4} = p_{3} \left(\frac{v_{3}}{v_{4}}\right)^{k}, M\Pi a$$

$$p_{4} = 4,87 \cdot \left(\frac{0,112}{1,013}\right)^{1,4} = 0,22 \text{M}\Pi a$$
(13)

Температуру в конце адиабатного сжатия определяем из соотношения параметров в изохорном процессе 1-4:

$$T_4 = T_1 \frac{p_4}{p_1}, K$$

$$T_4 = 353 \frac{0,22}{0,1} = 776 K$$
(14)

Количество отведенной теплоты:

$$q_{2} = q_{4-1} = c_{v} (T_{4} - T_{1}) \kappa / \kappa c$$
 (15)

где  $c_v$  -массовая теплоемкость при постоянном объеме,  $\kappa \mathcal{L} \mathcal{K}$ ,

$$c_{v} = \frac{\mu c_{v}}{\mu}, \kappa / 2 \pi / (\kappa \varepsilon \cdot K)$$
(16)

тут  $\mu c_v$  - мольная теплоемкость воздуха, как двухатомного газа при

постоянном объеме (справочные данные),  $\kappa \not \square \mathscr{K}$  (кмоль  $\cdot K$ ),

$$c_v = \frac{20.97}{28.96} = 0.724 \frac{\kappa \text{ MHz}}{\kappa \text{ (ke} \cdot \text{K)}}$$

тогда по формуле (15)

$$q_2 = 0.724 \cdot (776 - 353) = 306 \text{ KJm} / \text{K}$$

Полезная работа:

$$l_{_{I_{_{I}}}} = q_{_{1}} - q_{_{2}}, \frac{\kappa \square \varkappa / }{\kappa z}$$

$$l_{_{I_{_{I}}}} = 830 - 306 = 524 \frac{\kappa \square \varkappa / }{\kappa}$$

$$\Gamma$$
(17)

Термический к.п.д. цикла:

$$\eta_{t} = \frac{l_{u}}{q_{1}}$$

$$\eta_{t} = \frac{524}{830} = 0.80 (80\%)$$
(18)

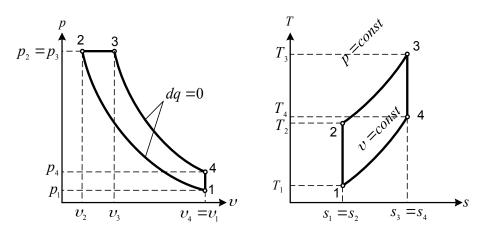


Рисунок 3 - Цикл двигателя внутреннего сгорания с подводом теплоты при p = const в p - v и T - s координатах

# Задача 4.

Определить основные параметры рабочего тела в переходных точках идеального цикла поршневого двигателя внутреннего сгорания со смешанным подводом теплоты, также степень сжатия, термический к.п.д и полезную работу, если заданы характеристики цикла  $\rho$ = 1,4 и  $\lambda$  =1,3 В начальной точке цикла  $p_1$ =0,1 МПа,  $t_1$ =80 $^0$ С и степень сжатия  $\epsilon$ . Теплоемкость воздуха считать независящей от температуры. Рабочее тело 1 кг воздуха. Изобразить цикл в PV и TS-диаграммах.

#### Решение:

#### Точка 1

В точке 1 давление  $P_1$ = 0,1 МПа, температура  $T_2$  =80 + 273 =353 К.

Удельный объем  $V_1$  найдем по формуле

$$v_1 = \frac{RT_1}{p_1} = \frac{287 \cdot 353}{0.1 \cdot 10^6} = 1,013 \text{ m}^3/\text{K}\Gamma.$$

#### Точка 2

 $\varepsilon = \frac{v_1}{v_2},$  Степень сжатия  $\varepsilon = 16$  возьмем из предыдущий задачи. Так как

$$v_2 = \frac{v_1}{\varepsilon} = \frac{1,013}{14,5} = 0,064 \text{ m}^3/\text{KT}$$

Из уравнения адиабаты следует, что

$$\frac{T_2}{T_1} = \left(\frac{v_1}{v_2}\right)^{k-1} \iff T_2 = T_1 \cdot \left(\frac{v_1}{v_2}\right)^{k-1} = 353 \cdot \left(\frac{1,013}{0,064}\right)^{1,4-1} = 1065 \text{ K}$$

Находим давление в точке 2

$$p_2 = \frac{RT_2}{v_2} = \frac{287 \cdot 1065}{0,064} = 4,7 \cdot 10^6 \text{ Ha}$$

# Точка 3

Степень повышения давления в изохорном процессе  $\lambda = p_3/p_2 = 1,3$ .

Тогда 
$$p_3 = \lambda \cdot p_2 = 1,3 \cdot 4,7 \cdot 10^6 = 6,11 \cdot 10^6$$
 Па

Температуру найдем по уравнению

$$T_3 = \frac{p_3 v_3}{R} = \frac{6.11 \cdot 0.064}{287} = 1362 \text{ K}$$

# Точка 4

$$\rho = v_4/v_3 = 1,4$$

Степень предварительного расширения -

Отсюда удельное давление воздуха в точке 4 составит

$$v_4 = \rho \cdot v_3 = 1,4 \cdot 0,064 = 0,0896 \text{ m}^3/\text{kg}$$

Так как процесс изобарный, давление в точке 4  $P_4$  будет равно давлению воздуха в точке 3.

Температуру  $T_4$  определим по уравнению

$$T_4 = \frac{p_4 v_4}{R} = \frac{6,11 \cdot 0,0896}{287} = 1907 \text{ K}$$

#### Точка 5

Так как процесс 5-1 является изохорным, удельный объем в точке 5 будет равным удельному объему в точке 1:  $v_5 = v_1 = 1,013 \text{ м}^3/\text{кг}$ .

При адиабатическом расширении справедливо выражение

$$\frac{T_5}{T_4} = \left(\frac{v_4}{v_5}\right)^{k-1} \iff T_5 = T_4 \cdot \left(\frac{v_4}{v_5}\right)^{k-1} = 1907 \cdot \left(\frac{0,0896}{1,013}\right)^{1,4-1} = 722 \text{ K}$$

Давление в точке 5 определяем по уравнению

$$p_5 = \frac{RT_5}{v_5} = \frac{287.722}{1,013} = 0.20.10^6 \text{ Ha}.$$

Определим количество подведенной теплоты

$$\begin{split} q_{_1} = & c_{_{\boldsymbol{\nu}}} \cdot (T_{_3} - T_{_2}) + c_{_{\boldsymbol{p}}}(T_{_4} - T_{_3}) = \\ = & \frac{20,93}{28,96} \cdot (1362 - 1065) + \frac{29,31}{28,96} \cdot (1907 - 1362) = 766 \text{ кДж/кг} \end{split}$$

Вычислим количество отведенной теплоты

$$q_2 = c_v \cdot (T_5 - T_1) = \frac{20,93}{28,96} \cdot (722 - 353) = 266 \text{ кДж/кг.}$$

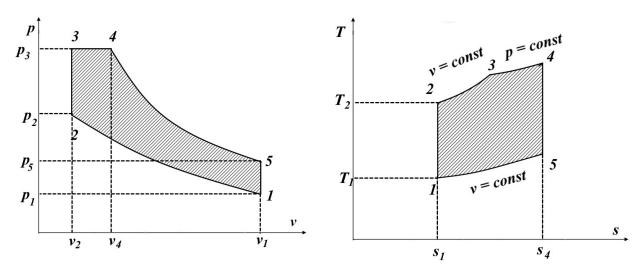
Полезная работа будет

$$l_{_0} = q_{_1}$$
 -  $q_{_2} = 766$  -  $266 = 500$  кДж/моль.

Термический к.п.д. цикла

$$\eta_{t} = 1 - \frac{1}{\varepsilon^{k-1}} \cdot \frac{\lambda \cdot \rho^{k} - 1}{\lambda - 1 + k \cdot \lambda \cdot (\rho - 1)} =$$

$$= 1 - \frac{1}{14^{1,4-1}} \cdot \frac{1,3 \cdot 1,4^{1,4} - 1}{1,3 - 1 + 1,4 \cdot 1,3 \cdot (1,4-1)} = 0,6336 \text{ или } 63,36\%.$$



Цикл со смешанным подводом теплоты в PV – и TS –диаграммах.

# Задача 5

Степень повышения давления в компрессоре газотурбинной установки равна  $\lambda = 7,6$  температура рабочего тела перед соплами турбины равна  $800^{\circ}$  С. В идеальном цикле ГТУ теплота подводится при постоянном давлении. Определить основные параметры рабочего тела в переходных точках цикла, термический к.п.д, удельную полезную работу цикла, изменение удельной энтропии в процессе подвода теплоты, приняв теплоемкость рабочего тела независящей от температуры. Начальные параметры цикла  $p_1$ =0,1 МПа,  $t_1$ =27°С. Изобразить цикл в PV и TS-диаграммах.

# Решение

# Точка 1

Дано:  $p_1 = 0.1 M\Pi a$ ;  $T_1 = 27 + 273 = 300 K$ 

Уравнение состояния для  $1\kappa 2$ :

$$pv = RT \tag{1}$$

 $_{\Gamma \text{де}}$  p - давление,  $\Pi a$ ;

v - удельный объем,  $\frac{{\it M}^3/{\it K2}}{\it K2}$  ;

R - газовая постоянная рабочего тела,  $\frac{Дж}{(\kappa z \cdot K)}$ ,

T - температура, K;

отсюда находим удельный объем в точке1

$$v_{1} = \frac{RT_{1}}{p_{1}}, M^{3}/\kappa_{2}$$

$$v_{1} = \frac{287 \cdot 300}{0.1 \cdot 10^{6}} = 0.861 M^{3}/\kappa_{2}$$
(2)

# Точка 2

Дано: k = 1,4;  $\lambda = 7,6$ 

Степень увеличения давления:

$$\lambda = \frac{p_2}{p_1} \tag{3}$$

откуда находим давление в точке 2

$$p_2 = p_1 \lambda, M\Pi a$$
 (4)  
 $p_2 = 0, 1.7, 6 = 0,76M\Pi a$ 

Процесс 1-2 - адиабатическое сжатие. Соотношение параметров в адиабатном процесс:

$$\frac{T_2}{T_1} = \left(\frac{p_2}{p_1}\right)^{\frac{\kappa-1}{\kappa}} \tag{5}$$

где  $\kappa = 1,4$  - показатель адиабаты;

тогда температура в точке 2

$$T_{2} = T_{1} \left(\frac{p_{2}}{p_{1}}\right)^{\frac{\kappa-1}{\kappa}} = T_{1} \lambda^{\frac{\kappa-1}{\kappa}}, K$$

$$T_{2} = 300 \cdot 7, 6^{\frac{1,4-1}{1,4}} = 536K$$
(6)

Удельный объем в конце адиабатного сжатия:

$$v_{2} = \frac{RT_{2}}{p_{2}}, \frac{M^{3}}{\kappa 2}$$

$$v_{2} = \frac{287 \cdot 536}{0.76 \cdot 10^{6}} = 0.202 \frac{M^{3}}{\kappa 2}$$
(7)

# Точка 3

Процесс 2 - 3 - изобарное расширение, тогда  $p_3 = p_2 = 0.76 M\Pi a_3$   $T_3 = 800 + 273 = 1073 K$ 

Соотношение параметров в изобарном процессе 2-3:

$$\frac{v_2}{v_3} = \frac{T_2}{T_3} \tag{8}$$

тогда удельный объем в точке 3

$$v_{3} = v_{2} \frac{T_{3}}{T_{2}}, \frac{M^{3}}{\kappa \epsilon}$$

$$v_{3} = 0.202 \frac{1073}{536} = 0.404 \frac{M^{3}}{\kappa \epsilon}$$
(9)

# Точка 4

Дано: процесс 4 - 1 - изобарное расширение  $p_4 = p_1 = 0,1 M\Pi a$ 

Температуру в точке 4 находим из соотношения параметров в адиабатном процессе:

$$\frac{T_3}{T_4} = \left(\frac{p_3}{p_4}\right)^{\frac{k-1}{k}} \tag{10}$$

откуда

$$T_{4} = T_{3} \left(\frac{p_{4}}{p_{3}}\right)^{\frac{k-1}{k}}, K$$

$$T_{4} = 1073 \cdot \left(\frac{0,1}{0,76}\right)^{\frac{1,4-1}{1,4}} = 601K$$
(11)

Удельный объем в точке 4 находим из соотношения параметров в изобарном процессе:

$$\frac{v_1}{v_4} = \frac{T_1}{T_4} \tag{12}$$

откуда

$$v_{4} = v_{1} \frac{T_{4}}{T_{1}}, M_{\kappa 2}^{3} /$$

$$v_{4} = 0,861 \cdot \frac{601}{300} = 1,725 M_{\kappa 2}^{3} /$$
(13)

Подведенная теплота в изобарном процессе 2 - 3:

$$q_1 = q_{2-3} = c_p (T_3 - T_2), \kappa / 2 \kappa c$$
 (14)

$$c_{p} = \frac{\mu c_{p}}{\mu}, \frac{\kappa \mu \kappa}{\kappa \ell} (\kappa \epsilon \cdot K)$$

$$c_{p} = \frac{29.3}{28.96} = 1.012 \frac{\kappa \mu \kappa}{\kappa \epsilon} (\kappa \epsilon \cdot K)$$
(15)

тогда

$$q_1 = 1,012 \cdot (1073 - 536) = 543 \frac{\kappa \text{ Mar}}{\kappa 2}$$

Отведенная теплота в изохорном процессе 4 - 1:

$$q_2 = q_{4-1} = c_v (T_1 - T_4), \kappa / \kappa / \kappa$$
 (16)

где  $c_v$  -массовая теплоемкость при постоянном объеме,  $\kappa \mathcal{L} \mathcal{K}$ ,

$$c_{v} = \frac{c_{p}}{k}, \kappa \cancel{\square} \mathcal{H} \left( \kappa_{\mathcal{E}} \cdot K \right)$$

$$c_{v} = \frac{1,012}{1,4} = 0,723^{\kappa \cancel{\square} \mathcal{H}} \left( \kappa_{\mathcal{E}} \cdot K \right)$$

$$(17)$$

тогда

$$q_2 = 0.724 \cdot (601 - 300) = 218 \frac{\kappa \text{ AHC}}{\kappa 2}$$

Удельная полезная работа цикла:

$$l_{u} = q_{1} - q_{2}, \frac{\kappa \square \varkappa }{\kappa 2}$$

$$l_{u} = 543 - 218 = 325 \frac{\kappa \square \varkappa }{\kappa 2}$$

$$(18)$$

Термический КПД цикла:

$$\eta_{t} = \frac{q_{1} - q_{2}}{q_{1}}$$

$$\eta_{t} = \frac{543 - 218}{543} = 0,60(60\%)$$
(19)

Изменение удельной энтропии в процессе подвода теплоты (изобарный процесс 2-3):

$$\Delta s_{2-3} = c_p \ln \frac{T_3}{T_2}, \kappa / 2 \pi / (\kappa_{\mathcal{E}} \cdot K)$$

$$\Delta s_{2-3} = 1,012 \ln \frac{1073}{536} = 0,702 \kappa / 2 \pi / (\kappa_{\mathcal{E}} \cdot K)$$
(20)

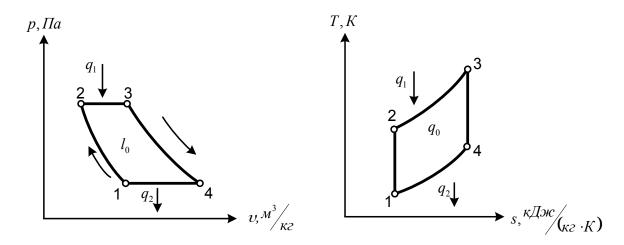


Рисунок 5 - Цикл  $\Gamma T \mathcal{Y}$  с подводом теплоты при p=const в p - v и T - s диаграммах.