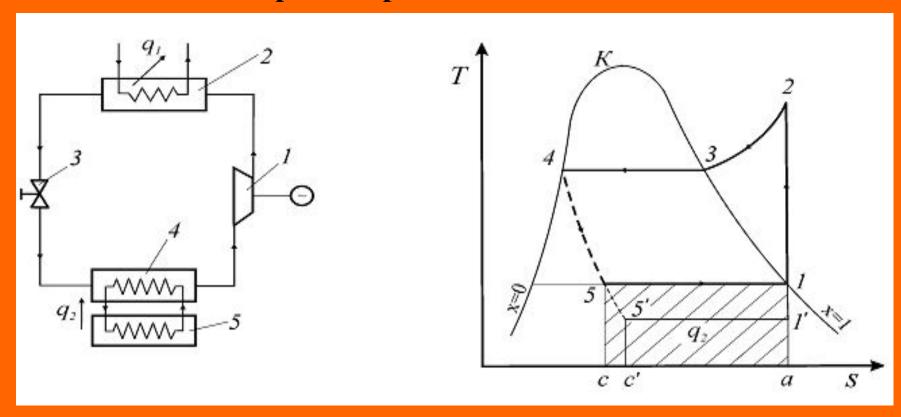
Термодинамические циклы холодильных машин

Холодильные установки предназначены для охлаждения тел до температуры ниже температуры окружающей среды. Чтобы осуществить такой процесс, необходимо от тела отвести теплоту и передать ее в окружающую среду за счет работы, подводимой извне.

Теоретически наиболее выгодный цикл холодильной установки – обратный цикл Карно. Однако цикл Карно в холодильных установках не используется из-за конструктивных трудностей, которые возникают при реализации этого цикла, и, кроме того, влияние необратимых потерь работы в реальных холодильных машинах настолько велико, что сводит на нет преимущества цикла Карно

Схема и цикл парокомпрессионной холодильной машины



Холодильная установка состоит из холодильной камеры (5), где должна быть температура ниже температуры окружающей среды, компрессора (1), испарителя (4), конденсатора (2) и регулирующего дроссельного вентиля (3).

Термодинамическая эффективность холодильных установок определяется холодильным коэффициентом . Холодильный коэффициент определяется как отношение количества теплоты q2, отводимой от охлаждаемого тела, к затраченной в цикле работе I_u

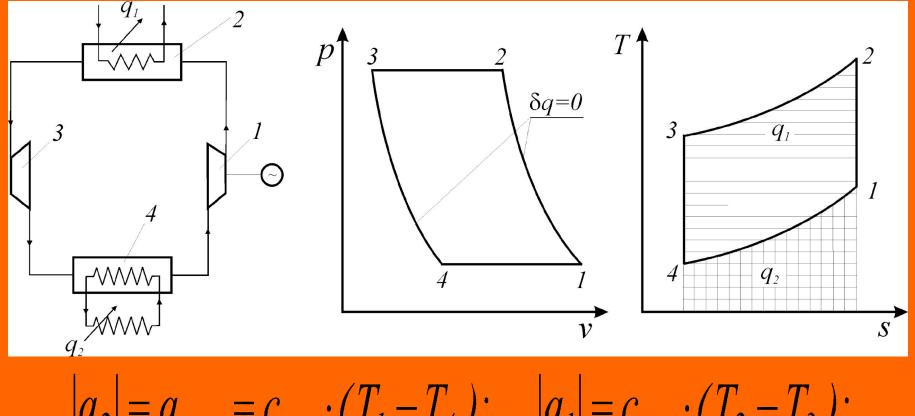
$$|q_2| = q_{ome} = h_1 - h_5;$$

 $|l_{u}| = |w_{1,2}| = h_2 - h_1;$

$$\chi_t = \frac{h_1 - h_5}{h_2 - h_1}.$$

Для более глубокого охлаждения тел (получения более глубокого холода) используется воздушная холодильная установка

Схема и цикл воздушной холодильной машины.



$$|q_{2}| = q_{ome} = c_{pm} \cdot (T_{1} - T_{4}); \quad |q_{1}| = c_{pm} \cdot (T_{2} - T_{3});$$

$$|l_{y}| = |w_{3,4}| - |w_{1,2}| = c_{pm} \cdot (T_{3} - T_{4}) - c_{pm} \cdot (T_{2} - T_{1}).$$

$$\chi_{t} = \frac{|q_{2}|}{|q_{1}| - |q_{2}|} = \frac{c_{pm} \cdot (T_{1} - T_{4})}{c_{pm} \cdot (T_{2} - T_{3}) - c_{pm} \cdot (T_{1} - T_{4})} = \frac{T_{1}}{T_{2} - T_{1}}.$$

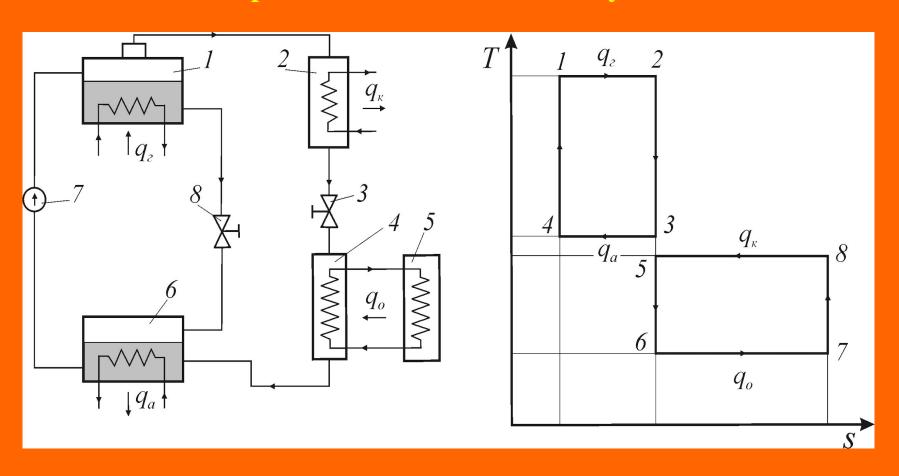
$$\frac{T_1}{T_2} = \frac{T_4}{T_3}; \quad \frac{T_3}{T_2} = \frac{T_4}{T_1};$$

$$\chi_{t} = \frac{(T_{1} - T_{4})}{(T_{2} - T_{3}) - (T_{1} - T_{4})} = \frac{1}{\frac{(T_{2} - T_{3})}{(T_{1} - T_{4})} - 1} = \frac{1}{\frac{T_{2} \cdot (1 - \frac{T_{3}}{T_{2}})}{T_{2} \cdot (1 - \frac{T_{4}}{T_{1}})}} = \frac{1}{\frac{T_{2}}{T_{1}} - 1}.$$

Иногда для осуществления цикла холодильной машины целесообразнее расходовать не механическую работу, как это было в рассмотренных типах холодильных машин, а теплоту, отбираемую, к примеру, от уходящих продуктов сгорания газотурбинных установок. Холодильные машины, в которых для понижения температуры тел до температуры ниже температуры окружающей среды используется теплота отработавших продуктов сгорания, называются абсорбционными холодильными установками

Абсорбционные холодильные установки используют в качестве рабочего тела хладоагенты и их растворы. В качестве хладагента в абсорбционных холодильных установках может быть использован аммиак, а в качестве растворителя (абсорбента) — вода.

Абсорбционная холодильная установка



В генераторе (1) к водоаммиачному раствору подводится теплота от внешнего источника (отработавшие продукты сгорания) при давлении P_1

Подводимая теплота q_s идет на испарение рабочего тела: в этом процессе образуется пар с высокой концентрацией аммиака и с температурой . Пар из генератора (1) поступает в конденсатор (2), где конденсируется при температуре T_s , передавая теплоту охлаждающей воде q_κ .

Конденсат проходит через дроссельный вентиль (3), на выходе из которого рабочее тело имеет давление р2 и температуру Т6. В испарителе (4) раствор испаряется за счет подвода теплоты q₀ от охлаждаемого объема (5). Из испарителя пар поступает в абсорбер (6), где поглощается

при температуре Т3 абсорбером, поступающим из генератора через вентиль (8), отдавая теплоту абсорбции q_а охлаждающей воде, проходящей через змеевик. Вследствие поглощения пара, концентрация хладагента (аммиака) в растворе повышается. Насосом (7) раствор из абсорбера (6) подается в генератор.

Тепловой коэффициент

$$\xi \cong \frac{|q_0|}{q_\varepsilon}$$

Тепловые насосы

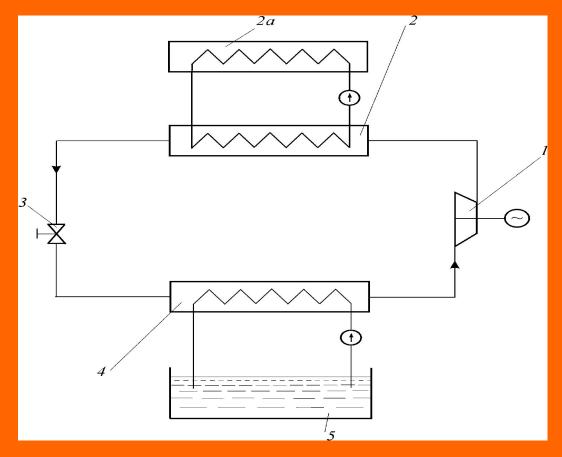
Холодильный цикл осуществляется в интервале температур $T_{\rm H} < T_{\rm oc}, T_{\rm B} = T_{\rm oc}$

Он предназначен для отвода теплоты от охлаждаемого тела при Th<Toc.

Цикл теплового насоса осуществляется в интервале температур $T_{_{\rm H}} = T_{_{
m oc}}, T_{_{
m S}} >> T_{_{
m oc}}$ Здесь теплота переносится от окружающей среды к источнику с более высокой температурой.

Теплофикационный цикл осуществляется в интервале температур $T_{H} < T_{oc}$, $T_{B} > T_{oc}$. Он предназначен для одновременного охлаждения или поддержания низкой температуры теплоотдачика (получения искусственного холода) и передачи теплоприемнику полученной теплоты при $T_{H} < T_{oc}$.

Схема теплового насоса.



. Коэффициент преобразования теплоты.

$$\varepsilon_{om} = \frac{|q_2| + |l_u|}{|l_u|} = \chi_t + 1; \qquad \varepsilon_{om}^K = \frac{T_2}{T_1 - T_2} + 1 = \frac{T_1}{T_1 - T_2}$$