

Основы термодинамики. Принципы работы тепловых машин

Дисциплина Общая энергетика

> доцент ОЭЭ Шестакова Вера Васильевна

Центральное электроснабжение – есть ли альтернатива?



Свищ на трубопроводе





Трубы теплопередачи тянутся на десятки км...





Ремонт, ремонт...



Накипь в трубах теплоснабжения

Тепловые машины

Тепловые двигатели

Используют теплоту получаемую при сгорании топлива для преобразования в механическую энергию поступательного или вращательного движения



Паровая турбина



Термокомпрессоры (тепловые насосы)

Кондиционер -

воздушный тепловой насос



Тепловые насосы -

устройства для переноса тепловой энергии от низкопотенциальных источников к потребителю



Холодильники –

устройства, поддерживающее низкую температуру в теплоизолированной камере за счет переноса тепла из камеры во внешнюю среду

Физические процессы, на которых основан принцип действия тепловых насосов



Источники низкопотенциальной теплоты для испарителя

Аккумуляторы теплоты в природе

Грунт

Грунтовые воды

Водоемы

Воздух в атмосфере (для теплого климата)





Аккумуляторы теплоты в промышленности

Охлаждающая вода в градирнях и водоемах ТЭС

Дымовые газы заводов и ЭСТ

Сточные воды

Охлаждающие системы электрических машин (масло в трансформаторах)

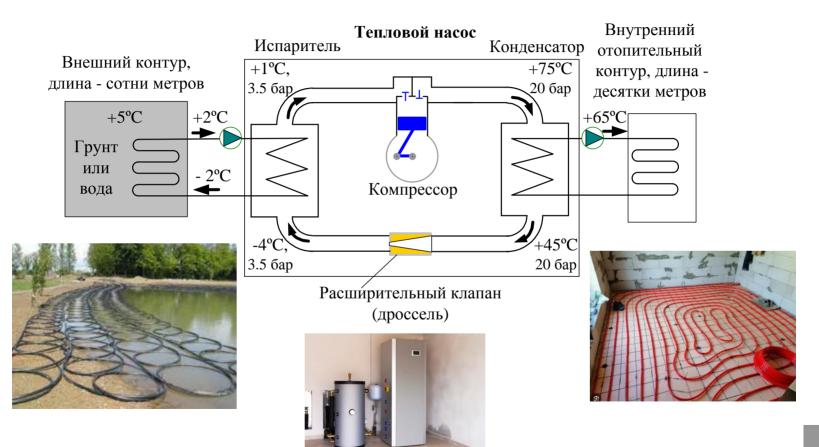
Помещения с греющимися установками (серверные)

Навоз на фермах

Гидравлические прессы....

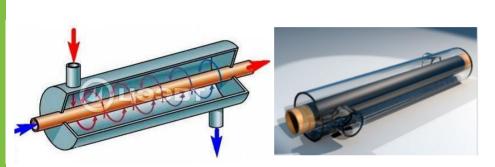


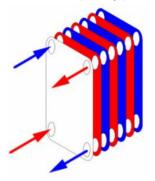
Схема теплового насоса



Теплообменник

техническое устройство, в котором осуществляется теплообмен между двумя средами, имеющими различные температуры







Теплообменник «труба в трубе»

Пластинчатый теплообменник

Рекуперация - возвращение энергии для дальнейшего использования в том же процессе.

Принцип теплообмена: два теплоносителя двигаются сквозь теплообменник, и тепло передаётся от одного к другому через стенки труб. Таким образом, один теплоноситель теряет тепло, другой нагревается, но температура стенок труб остаётся в целом неизменной (имеет место рекуперация).









Преимущества ТН

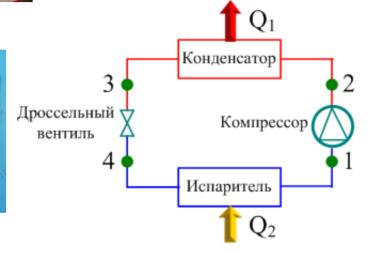
- Невысокие энергозатраты на 1 кВт/ч электроэнергии придется 5 кВт тепловой энергии.
- Не требуется специального ухода.
- Полная автоматизация.
- Экологичность и безопасность. Случайный перегрев устройства невозможен.
- Реверсивный ТН может охлаждать помещение в жаркие дни.
- Период эксплуатации до 50 лет.

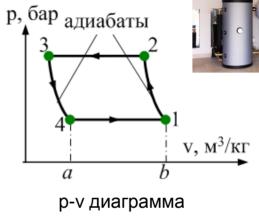
Недостатки ТН

- Цены от 500 000 рублей. Окупаемость не менее 5-9 лет.
- Сложный монтаж внешнего теплообменного контура большой площади (подземный или подводный) и внутреннего (теплый пол)
- Необходимость при температуре ниже минус 15С° дополнительных источников тепла (электрических или газовых).
- Нарушение экосистемы участка.
 Охлаждение грунта ухудшение роста растений.



Диаграммы термодинамического цикла

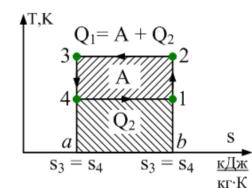




Блок-схема теплового насоса



Недостаток p-v, T-s диаграмм - для определения количества тепла Q_1 , Q_2 и затраченной работы A необходимо измерять площади многоугольников.



Т-ѕ диаграмма

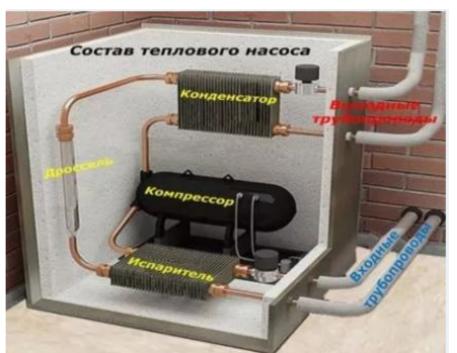


Конструкция ТН (упрощенно)









Расчет необходимой мощности ТН

Расчет ТН состоит из 3-х этапов.

Этап 1 – выбор необходимой мощности ТН.

Этап 2 – расчет размеров внешнего контура.

Этап 3 – расчет сроков самоокупаемости ТН.

Расчеты производятся для здания с параметрами:

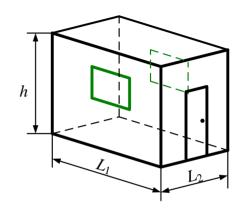
 $S = L_1 \cdot L_2$, м² – общая площадь жилых помещений в здании,

 $S = S_{\text{пол}} = S_{\text{пол}}, \, \text{м}^2 -$ площадь пола, равная площади потолка здания,

h- м, высота потолка,

 $S_{\text{ок}}$, м² – суммарная площадь всех окон,

 $S_{_{\Pi \rm B}}$, м² – площадь входной двери.

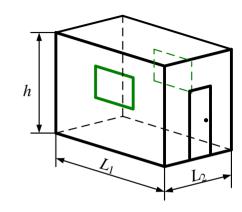


Расчет необходимой мощности ТН

Способ 1. Выбор мощности на основании класса энергоэффективности здания.

Здания делятся по энергоэффективности на 6 классов (таблица 1). На основании общих усредненных расчетов предполагается, что на каждый квадратный метр помещения требуется ΔP мощности TH.

Тип здания	A++	A+	A	В	С	D
ΔP , $\kappa B T/M^2$	0,04	0,05	0,06	0,08	0,09	0,1
k	0,4	0,5	0,7	0,8	0,9	1



Расчет необходимой мощности ТН

Способ 2. Выбор мощности на основании расчета теплопотерь здания и максимальной разницы температур снаружи и внутри помещения.

Расчет мощности ТН производится по формуле

Q – кКал/час, теплопотери здания, причем 1 кВт/час = 860 кКал/час.

k – о.е., коэффициент теплопередачи здания в зависимости от типа здания по энергоэффективности (таблица),

 $V = S \cdot h - M^3$, общий объем внутренних жилых помещений в здании,

 $T_{\rm BH}$ – °C, желаемая температура внутри здания в самый холодный период года,

 $T_{\text{нар}}^{\text{--}}$ – °C, температура снаружи в самый холодный период года.

Тип здания	A++	A+	A	В	C	D
ΔP , κ B т/ M ²	0,04	0,05	0,06	0,08	0,09	0,1
k	0,4	0,5	0,7	0,8	0,9	1

Расчет необходимой мощности ТН

Способ 3. Выбор мощности на основании расчета теплопотерь здания по типовым теплопотерям

Элемент	Потери для зданий различных типов по энергоэффективности				
конструкции здания	A++, $A+$, A	В	<i>C, D</i>		
	минимальные	средние	максимальные		
Стены, ΔP_{cr} , B_T/M^2	5	30	55		
Окна ΔP_{ok} , B_T/M^2	30	50	70		
Потолок $\Delta P_{\text{пот}}$, B_{T}/M^2	8	35	50		
Пол $\Delta P_{\text{пот}}$ $B_{\text{Т}}/M^2$	2	14	25		
Двери $\Delta P_{\text{пол}}$, $B_{\text{Т}}/\text{м}^2$	4	15	30		

Источники тепла для ТН

Земляной грунт.

Тепло от Солнца аккумулирует слой около 20 м, с большей глубины идет тепло земных недр.

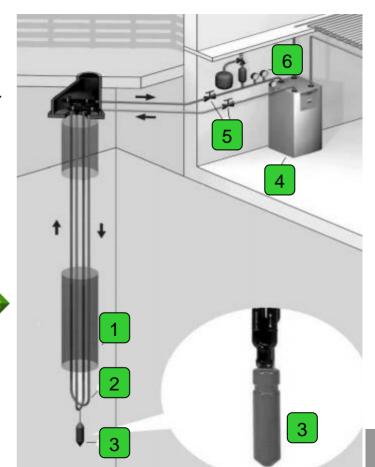
- 1 скважина
- 2 труба с теплоносителем
- 3 груз
- 4 TH
- 5 вентили
- 6 контрольные приборы

Земляной зонд

Скважина диаметром 220 мм.

Глубиной до 200 м.

Скважина засыпается кварцевым песком



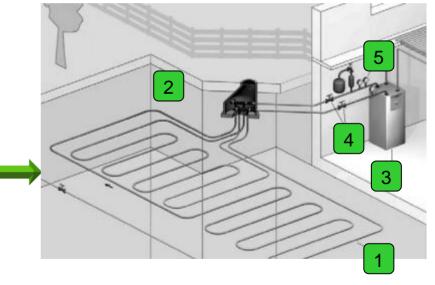
Источники тепла для ТН

Земляной грунт.

 1 – система трубопроводов с теплоносителем

- 2 траншея
- 3 TH
- 4 вентили
- 5 контрольные приборы

Земляной коллектор



Траншея глубиной до 2 м, большой площади

Источники тепла для ТН

Грунтовые воды - 8-10 градусов. Нет промежуточного теплоносителя

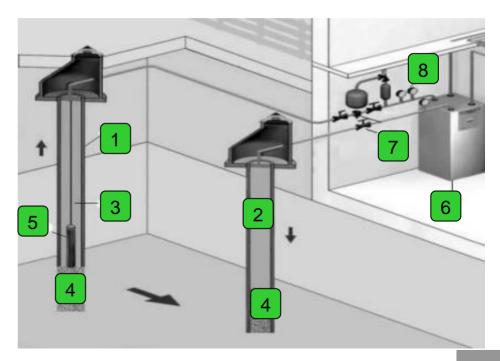
- 1 всасывающий колодец
- 2 поглощающий колодец
- 3 труба
- 4 фильтры
- 5 погружной насос
- 6- TH
- 7 вентили



8 – контрольные приборы

Схема подключения ТН

Глубина залегания вод не более 15 м



Приближенный расчет размеров внешнего горизонтального геотермального контура

Удельный отбор мощности от грунта (влажная глинистая почва) примем $P_{rp} = 0.025 \text{ кBт/m}^2$. На 1 кВт электрической энергии, затраченной на работу компрессора, ТН выдаёт примерно 5 кВт тепловой энергии. Следовательно, мощность потребляемая компрессором ТН равна

$$P_{KOMII} = P_{TH}/5$$
.

Рассчитайте размеры внешнего контура для ТН с мощностью, определенной в задаче 1.



Приближенный расчет сроков самоокупаемости ТН

Исходные данные

 $U_0 = 3.45 \text{ руб/кВт·ч.}$

 L_{TH} = 600000 руб. , P_{TH} = 10 кВт

TH отапливает здание 8 месяцев в году - T_{pa6} = 8·30·24 = 5760 часов.

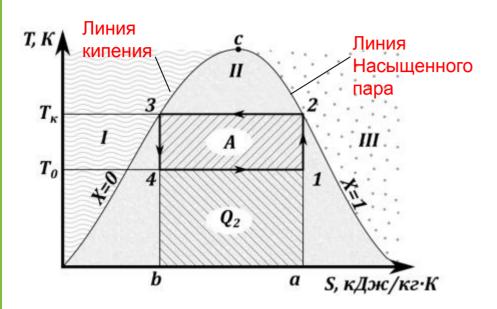
Ц_{ЦТ} = 65000 руб. за один год - стоимость отопления частного дома за счет центрального теплоснабжения

Определите – время окупаемости ТН с мощностью, определенной в задании 1.

Решение:

Определим стоимость электрической энергии, потраченной на работу компрессора ТН мощностью 10 кВт

Дополнительные пояснения к *T-S* диаграмме



I – жидкая фаза хладагента II –парожидкостная фаза (хладагент будет в смеси жидкого и газообразного состояния) III – газообразная фаза

С – критическая (тройная) точка;
 X = 0 – линия кипения (насыщения);
 X = 1 – линия сухого насыщенного пара;
 Q₂ – количество тепла, отбираемого хладагентом;
 A – затраченная на совершение цикла работа

Основные определения

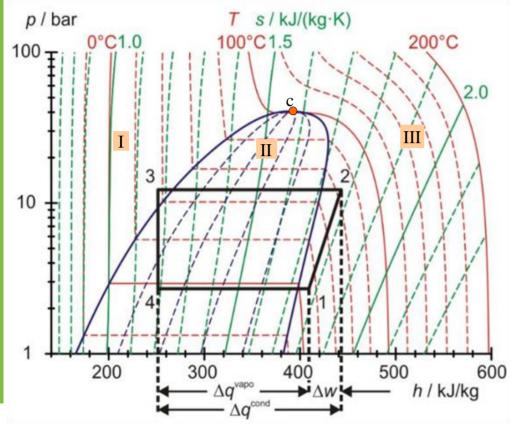
Энтальп*ия і* (қДж/кг)

- свойство вещества, указывающее количество энергии, которую можно преобразовать в теплоту;
- мера теплосодержания рабочей среды (хладагента), которая обычно повышается с увеличением давления и содержания газа.

Термодинамическая энтроп*u*я **s** (кДж/кг·К)

- физическая величина, сопряженная с температурой, зависит от нескольких переменных, используется для описания тепловых процессов в системе;
- -характеристика теплового состояния вещества, определяющая наличие и количественную меру теплового воздействия на вещество
- -мера необратимого рассеивания энергии или бесполезности энергии (потому что не всю энергию системы можно использовать для превращения в какуюнибудь полезную работу).

Упрощенная диаграмма Молье



Теоретический цикл одноступенчатой компрессионной холодильной машины

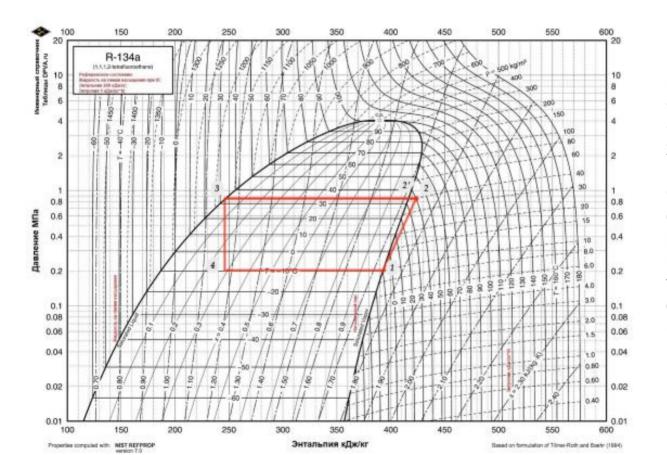
 $\Delta w = h_2 - h_1$ механическая работа сжатия

 $\Delta q_{\rm cond} = h_2 - h_3$ теплота конденсации

 $\Delta q_{\mathrm{vapo}} = h_1 - h_4$ поглощенное тепло в испарителе

Преимущество p-h диаграммы - количество тепла, участвующего в процессах, отображается не площадями, а прямолинейными отрезками

Диаграмма Молье для хладагента R134a

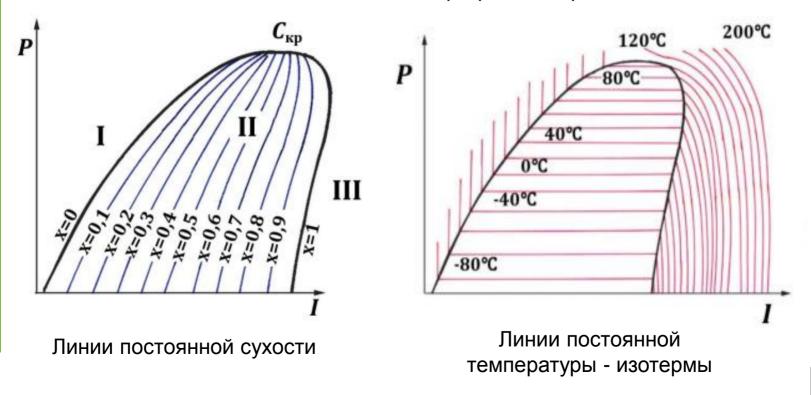


Причины потерь в конденсаторе: -трение, -наличие масла в хладагенте,...

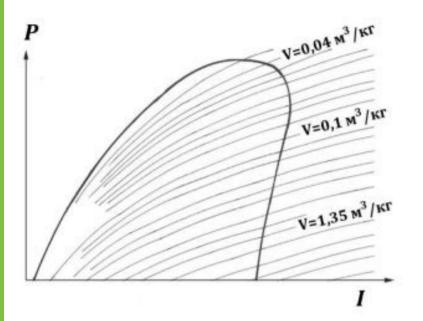
Снижение потерь – за счет уменьшения разности между Т конденсации и температурой окружающей среды (участок 1-2)

P-I (h) диаграммы

Область I – хладагент жидкость, II - парожидкость (двухфазное состояние), III – состояние перегретого пара



P-I диаграммы



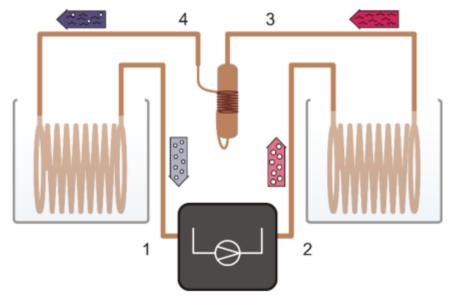
Линии постоянной энтропии изоэнтропы

Линии постоянного удельного объема - **изохоры**

Лабораторная работа

Постройте температурные кривые для заданного диапазона времени $\Delta \mathbf{t} = \mathbf{t}_{\mathsf{start}} \div \mathbf{t}_{\mathsf{finish}}$. Изобразите на графике T = f(t), как изменяются за заданный промежуток времени температуры T1, T2, T3, T4, $\mathsf{T}_{\mathsf{vapo}}$, $\mathsf{T}_{\mathsf{cond}}$.





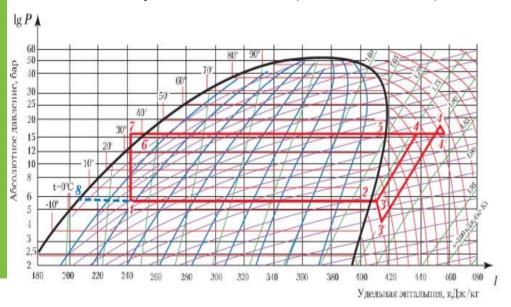
1. Задаем: температура кипения +5°C (выше 0), температура конденсации +40°C (выше окружающей среды на 10-15°C).



Изотермическое парообразование идет по линии 1-2 и до 3 (+5°С для исключения влажного хода компрессора).

Термодинамические характеристики точки 3:

P = 5.8 бар, t = +10°C, I = 410 кДж/кг, S = 1,76 кДж/кг*К — энтропия (зеленые линии), V = 41 дм³/кг — удельный объем (лиловые линии).



Изоэнтропийное сжатие идет по линии 3-4 при S = 1,76 кДж/кг*K = const.

Термодинамические характеристики точки 4:

P = 15.3 бар, t= +60°C, I = 435 кДж/кг, V = 17,3 дм³/кг – удельный объем.

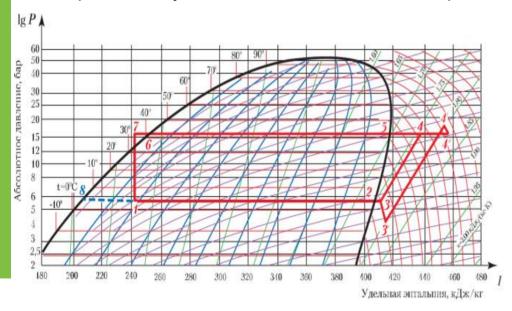
Линия 3`- 4` учитывает потери давления в компрессоре и потери тепла (неидеальная теплоизоляция компрессора)

Конденсация включает процессы: снятие перегрева (4′′-5), конденсации (5-6), переохлаждение хладагента в конденсаторе (6-7).

Термодинамические характеристики точки 7:

P = 15.4 бар, t = +35°C, I = 242 кДж/кг,

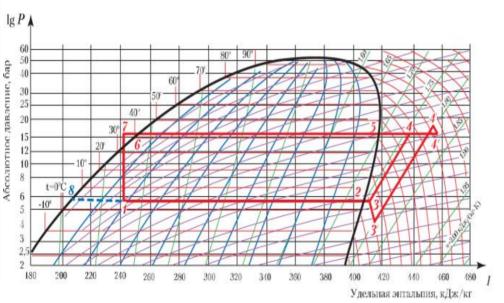
S – энтропия, V – удельный объем в точке 7 для расчетов не нужны.

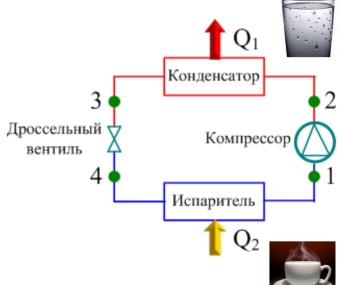


Изоэнтальпийное расширение идет по линии 7-1 при I = 242 кДж/кг = const.

Термодинамические характеристики точки 1:

P = 5.84 бар, t= +5°C, I = 242 кДж/кг.



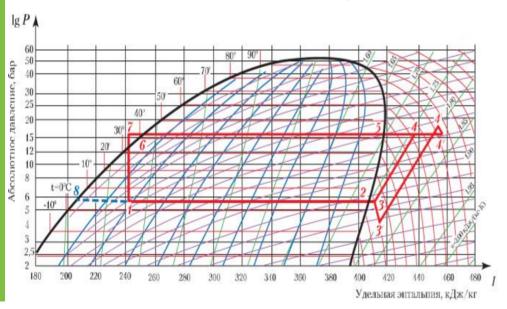


Количественная оценкатермодинамических вроцессов в холодильной машине

Количество тепла для преобразования жидкого хладагента в парообразный $I_3 - I_1 = 410 - 242 = 168$ кДж/кг.

Количество энергии для сжатия хладагента из состояния 3 в 4

$$I_4 - I_3 = 435 - 410 = 25$$
 кДж/кг.



Количество тепла, выделяемое хладагентом в процессе конденсации

$$I_4 - I_7 = 435 - 242 = 193$$
 қДж/кг.

Холодопроизводительность машины

$$Q_2 = M(I_2 - I_1)$$
, кДж/с.
 М – количество хладагента, прошедшее через испаритель за секунду.

Холодильный коэффициент
$$\xi = (I_2 - I_1)/(I_4 - I_3)$$

Рекомендуемая литература



1. Петров, А. И. Техническая термодинамика и теплопередача / А. И. Петров. — 3-е изд., стер. — Санкт-Петербург: Лань, 2024. — ISBN 978-5-507-47350-2. — Текст: электронный // Лань: электронно-библиотечная система. — URL: https://e.lanbook.com/book/362333 (дата обращения: 20.08.2024). — Режим доступа: для авториз. пользователей. — С. 125.