Национальный исследовательский университет «МЭИ»



Расчет ПГУ с АБХМ

АБХМ



Для работы АБХМ необходим:

- **источник теплоты** на выпаривание воды в генераторе для получения концентрированного раствора (**пар турбины**/котла или горячая вода при t = 150 180 C);
- **источник холода** для конденсации водяного пара (основной конденсат перед подачей его в ГПК КУ или отдельный контур охлаждающей воды с градирней)

Преимущества бромисто—литиевого охлаждения по сравнению с системами испарительного охлаждения и впрыском воды в проточную часть заключается в возможности достижения глубокого охлаждения воздуха (ниже температуры мокрого термометра) и, как следствие, в большем потенциале повышения мощности газотурбинной установки.

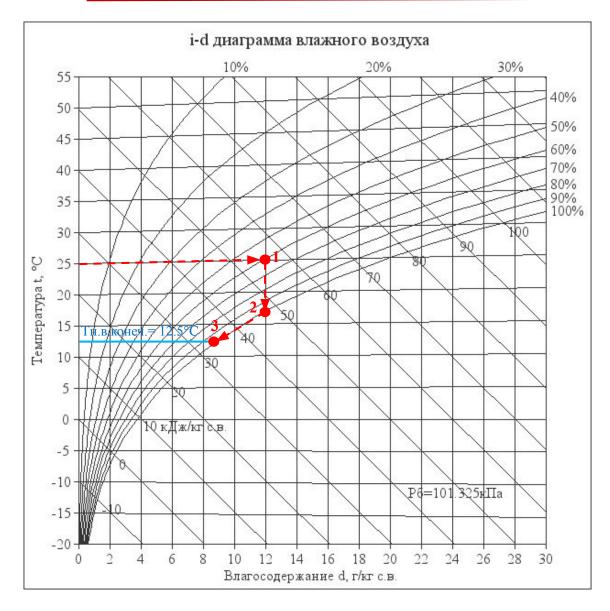
Алгоритм расчета ПГУ с АБХМ



- 1. Построить принципиальную тепловую схему ПГУ с АБХМ с учетом выбора источника теплоты для АБХМ.
- 2. Построить в психометрической диаграмме процесс охлаждения воздуха с учетом начальной температуры и влажности наружного воздуха.
- 3. Используя характеристики режимов работы ГТУ, для новой температуры наружного воздуха на входе в ГТУ определить новые значения:
- электрической мощности ГТУ в автономном режиме работы;
- электрического КПД ГТУ;
- расхода газов на выхлопе ГТ;
- температуры воздуха на выхлопе ГТ в автономном режиме работы;
- давления в камере сгорания (влияет на мощность дожимного компрессора).
- 4. Учесть влияние аэродинамического сопротивления КУ.
- 5. Провести расчет тепловой схемы ПГУ с АБХМ (расчет КУ, ПТУ с учетом забора из ПТ на АБХМ).

Построение процесса охлаждения воздуха в АБХМ в психометрической диаграмме





Исходные данные:

- температура наружного воздуха = 25°C;
- относ. влажность наружного воздуха = 60 %.

Процесс построения:

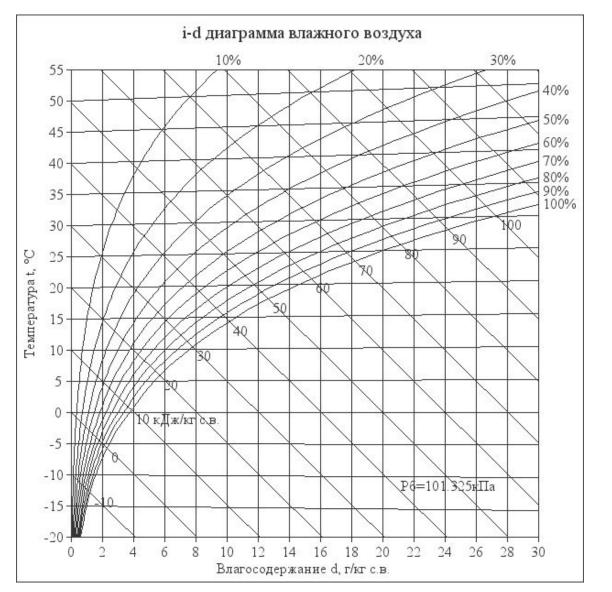
- зная температуру и влажность наружного воздуха определяем местоположение точки 1;
- температура воздуха на выходе из АБХМ для условий курсового проекта равна 12.5°С (минимальной температуре, до которой можно осуществить охлаждение в АБХМ);
- в процессе охлаждения воздуха в АБХМ происходит увеличение его влажности (процесс 1-2: охлаждение при постоянном влагосодержании); максимальная влажность воздуха 100%;
- если влажность воздуха достигла 100%, а температура при этом выше 12.5°С, дальнейшее охлаждение происходит с выпадением влаги (процесс 2-3: охлаждение при постоянной влажности воздуха (100%) и уменьшении влагосодержания).

Основные результаты:

- конечная относительная влажность воздуха (в приведенном на диаграмме случае отн. влаж. равна 100 %);
- Изменение влагосодержания: $\Delta d = d1 d3 = 12 8.5 = 3.5$ г/кг с.в.

Психометрическая диаграмма для использования в курсовом проекте





http://iddiagram.ru/help.php

Балансовый расчет АБХМ



Определим количество теплоты, забираемое у воздуха по формуле:

 $Qxo\pi = Geo3\partial^*Cp^*(Th.e.1 - 12.5) + Geo3\partial^*\Delta d^*r$,

где G_{8030} – расход воздуха на входе в АБХМ (данная величина пересчитывается для температуры наружного воздуха, равной 12.5° С);

 $Cp = 1,005 \ кДж/кг -$ массовая теплоёмкость воздуха;

 $r = 2200 \, \kappa \partial \varkappa c / \kappa z$ — теплота парообразования.

Определяем требуемое количество теплоты, подведенное к АБХМ с паром:

 $Qmen \pi = Qxo\pi/0.75 = Dom \delta.a \delta x m*(hom \delta.a \delta x m - h к o h d.a \delta x m),$

где $Dom \delta.a \delta x M$ — количество забираемого пара из отбора ПТ на АБХМ, $hom \delta.a \delta x M$ — энтальпия пара отбора на АБХМ (давление отбора = 0.2 МПа), $h \kappa o H \partial.a \delta x M$ — конденсат пара отбора на АБХМ .

Определим расход охлаждающей воды, необходимый для АБХМ:

 $Gox\pi = Qome/((36 - 30)*Cp.e) = (Qxo\pi + Qmen\pi)/(6*Cp.e),$

где Ср.в – удельная изобарная теплоемкость воды.

Зная расход циркуляционной воды (Goxn), задавшись сопротивлением тракта циркуляции охлаждающей воды, определяем затраты собственных нужд на привод циркуляционного насоса.

Применение АБХМ на ПГУ обусловит:

- Увеличение мощности ГТ из-за снижения температуры наружного воздуха,
- Снижение мощности ПТ из-за наличия отбора на АБХМ,
- Снижение мощности из-за наличия собственных нужд на привод насоса

Национальный исследовательский университет «МЭИ»



Расчет ПГУ с СОПИ/СОЕИ

Собственные нужды



СОПИ

Необходимо учесть затраты собственных нужд на сжатие воды перед подачей в форсунки до давления 120 бар. Расход воды, подаваемый в форсунки равен количеству испарившейся воды.

СОЕИ

Необходимо учесть затраты собственных нужд на сжатие воды, подаваемой на пористый материал. Расход воды, подаваемый в форсунки равен количеству испарившейся воды.

Построение процесса в психометрической диаграмме для систем СОПИ и СОЕИ отличается от системы АБХМ – смотреть общую презентацию.