

Техніко-економічне обґрунтування необхідності та доцільності впровадження заходу:

“Заміна насосів рециркуляції типу НКУ на нове енергоефективне насосне обладнання (котельні по вул. Адм. Ушакова, 251, вул. Святого Миколая, 79а, вул. Адм. Нахімова, 4, вул. Щаслива, 2а, пр. Металургів, 32, вул. Товариська, 47, вул. Цитрусова, 9, вул. В. Сергієнка, 7, м. Запоріжжя”

Існуючий стан об'єкту впровадження заходу:

На котельних КОНЦЕРНУ “МІСЬКІ ТЕПЛОВІ МЕРЕЖІ” встановлено близько 50 одиниць рециркуляційних насосів типу НКу. Строк експлуатації цих насосів на деяких котельних перевищує 25 років. Рециркуляційні насоси мають ККД близько 65 %. На котельних великої потужності 21 насосний агрегат потребує заміни з улаштуванням приладами керування частотою обертів електродвигуна.

Технічні характеристики існуючих рециркуляційних насосів зведені до таблиці 1.

Таблиця 1 – Технічні характеристики існуючих насосів рециркуляції котельних

№ насосу	Характеристики насосу	Эл. двигун
котельня по вул. Адмірала Ушакова, 251		
1*	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 40 кВт, N = 1475 об/хв
2*	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 40 кВт, N = 1475 об/хв
3	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 45 кВт, N = 1475 об/хв
4	HKy-90: G = 90 м ³ /год, H = 38 м. в. ст.	P = 22 кВт, N = 1 475 об/хв
котельня по вул. Святого Миколая, 79а		
21	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 40 кВт, N = 1475 об/хв
145*	HKy-250(x2): G = 250 м ³ /год, H = 64 м в. ст.	P = 90 (45×2) кВт, N = 1475 об/хв
167*	HKy-250(x2): G = 250 м ³ /год, H = 64 м в. ст.	P = 110 (55×2) кВт, N = 1475 об/хв
223*	HKy-250(x2): G = 250 м ³ /год, H = 64 м в. ст.	P = 80 (40×2) кВт, N = 1475 об/хв
котельня по вул. Адмірала Нахімова, 4		
11	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 40 кВт, N = 1475 об/хв
12*	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 40 кВт, N = 1475 об/хв
23*	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 40 кВт, N = 1475 об/хв
24*	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 40 кВт, N = 1475 об/хв
25*	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 40 кВт, N = 1475 об/хв
26	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 45 кВт, N = 1475 об/хв
котельня по вул. Щаслива, 2а		
1*	HKy-90: G = 90 м ³ /год, H = 38 м. в. ст.	P = 22 кВт, N = 1 475 об/хв
котельня по проспекту Металургів, 32		
1	HKy-140: G = 140 м ³ /год, H = 49 м в. ст.	P = 45 кВт, N = 1475 об/хв
2*	HKy-140: G = 140 м ³ /год, H = 49 м в. ст.	P = 55 кВт, N = 1475 об/хв
3*	HKy-140: G = 140 м ³ /год, H = 49 м в. ст.	P = 45 кВт, N = 1475 об/хв

Продовження таблиці 1

№ насосу	Характеристики насосу	Эл. двигун
котельня по вул. Цитрусова, 9		
1*	HKy-140: G = 140 м ³ /год, H = 49 м в. ст.	P = 45 кВт, N = 1475 об/хв
2*	HKy-140: G = 140 м ³ /год, H = 49 м в. ст.	P = 45 кВт, N = 1475 об/хв
котельня по вул. Товариська, 47		
16	HKy-140: G = 140 м ³ /год, H = 49 м в. ст.	P = 45 кВт, N = 1475 об/хв.
21*	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 45 кВт, N = 1475 об/хв
22	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 45 кВт, N = 1475 об/хв
23	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 45 кВт, N = 1475 об/хв
24	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 45 кВт, N = 1475 об/хв
25	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 45 кВт, N = 1475 об/хв
котельня по вул. Василя Сергієнка, 7		
11	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 40 кВт, N = 1475 об/хв
12*	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 55 кВт, N = 1475 об/хв
23	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 40 кВт, N = 1475 об/хв
24	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 40 кВт, N = 1475 об/хв
25*	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 55 кВт, N = 1475 об/хв
26	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 55 кВт, N = 1475 об/хв
27*	HKy-250: G = 250 м ³ /год, H = 32 м в. ст.	P = 55 кВт, N = 1475 об/хв

* – передбачається заміна насосного обладнання

Мета впровадження:

Метою впровадження даного заходу є безпечна та безаварійна робота котельного обладнання зі зниженням витрат електроенергії.

Опис заходу:

Передбачається заміна 21 рециркуляційного насосного агрегату, що встановлено на котельних великої потужності на сучасні енергоефективні (із застосуванням частотного регулювання).

Розглянемо розрахунок економічного ефекту від впровадження заходу на прикладі однієї котельної по проспекту Металургів, 32.

Передбачається заміна двох існуючих рециркуляційних насосів типу HKy-140 на сучасні енергоефективні високотемпературні насоси (із застосуванням частотного регулювання) з робочими параметрами: Q_{ном} ≈ 140 м³/год, H ≈ 49 м вод. ст. N_{ел.} ≈ 30 кВт (Wilo Atmos GIGA-N 80/200-30/2 з керуванням ПЧ).

Рециркуляційні насоси HKU-140 ст. №2 та №3 введено в експлуатацію у 1993 та 1970 роках відповідно. За період експлуатації капітальний ремонт насосів не проводився. Потужність електродвигунів приводів насосів становить №1 – 45 кВт та №2 – 55 кВт.

Зараз для забезпечення режиму роботи котельного обладнання у опалювальний період одночасно експлуатуються два рециркуляційні насоси.

Пропонується забезпечити заданий необхідний гідралічний режим експлуатацією двох нових рециркуляційних насосів, що мають аналогічні технічні характеристики, при цьому споживаючи меншу кількість електричної енергії.

Вихідні дані для розрахунку:

Сумарне максимальне приведене теплове навантаження всіх споживачів від котельні становить 80,81 Гкал/год, у тому числі:

- сумарне максимальне приведене теплове навантаження на опалення – 73,21 Гкал/год;
- сумарне максимальне приведене теплове навантаження на ГВП – 7,6 Гкал/год;
- середнє приведене теплове навантаження на ГВП – 3,17 Гкал/год, яке визначається за формулою ((2.7), с.8 згідно КТМ 204 України 244-94):

$$Q_{hm} = \frac{Q_{hmax}}{2,4} = \frac{7,6}{2,4} = 3,167$$

Місяць	Температура зовнішнього повітря (середнє значення за останні 5 років), С	Години роботи, год/міс.
січень	-2,9	744
лютий	-0,2	672
березень	4,8	744
квітень	7,1	436
жовтень	5,7	672
листопад	3,7	720
грудень	0,5	744

Теплоємність води С – 1 ккал/(кг·°C).

Розрахунок річного споживання електричної енергії в базовому варіанті (насоси НКу-140)

Споживна потужність електродвигуном рециркуляційного насосу НКу-140, кВт:

– для котлів ПТВМ-30М визначається за формулою (Порядок, (4.8)):

$$P_{\text{НКу}} = \frac{G_{\text{НКу}} \cdot H_{\text{НКу}} \cdot 10^3}{3600 \cdot 102 \cdot \eta_h \cdot \eta_e \cdot \eta_m}$$

де $G_{\text{НКу}}$ – продуктивність рециркуляційного насосу (м³/год);

$H_{\text{НКу}}$ – створюваний тиск, відповідно до витрати теплоносія (визначається згідно графічної характеристики насосу), м.вод.ст.;

η_h – ККД на валу насоса (визначається згідно графічної характеристики насосу);

η_e – ККД електродвигуна, 0,8;

η_m – коефіцієнт корисної дії, який враховує втрати в підшипниках, 0,98;

Середня загальна продуктивність рециркуляційних насосів Грец.заг. визначається за формулою (Порядок, (4.12), с. 47):

$$G_{\text{рец.заг.}} = G_m \cdot \frac{t_{\text{k.min}} - \tau_2}{t_{\text{k.}} - t_{\text{k.min}}} \cdot \left(1 - \frac{t_{\text{k.}} - \tau_1}{t_{\text{k.}} - \tau_2} \right)$$

де G_m – витрата мережної води, т/год;

$t_{\text{k.min}}$ – мінімальна допустима температура води на вході в сталевий котел за умов недопущення корозії (при роботі на газоподібному паливі $t_{\text{k.min}} = 70^{\circ}\text{C}$);

τ_1, τ_2 – середня за розрахунковий період роботи котла температура відповідно в подавальному та зворотньому трубопроводах теплової мережі, $^{\circ}\text{C}$;

$t_{\text{k.}}$ – температура води на виході з котла, $^{\circ}\text{C}$

G_m – витрата теплоносія в мережі в опалювальний період. Визначається за формулою (Порядок,(5.2)):

$$G_m = G_{\text{оп}} + G_{\text{ГВП}}$$

де $G_{\text{оп}}$ – витрата мережової води на опалення, $\text{m}^3/\text{год}$. Визначається за формулою (Порядок,(5.5),с.24):

$$G_{\text{оп}} = \frac{\Sigma Q_{\text{оп}} \cdot 10^3}{(\tau_1 - \tau_2) \cdot c}$$

де $\Sigma Q_{\text{оп}}$ – сумарне приведене теплове навантаження на опалення, Гкал/год;

τ_1 – температура теплоносія в подавальному трубопроводі теплової мережі при розрахунковій для опалення температурі зовнішнього повітря за налагоджувальним графіком, $^{\circ}\text{C}$;

τ_2 – температура теплоносія в зворотньому трубопроводі теплової мережі при розрахунковій для опалення температурі зовнішнього повітря за налагоджувальним графіком, $^{\circ}\text{C}$;

c – питома теплоємність води, 1 ккал/(кг \cdot $^{\circ}\text{C}$).

$$G_{\text{оп}} = \frac{73,21 \cdot 10^3}{(130 - 70) \cdot 1} = 1220,167$$

$G_{\text{ГВП}}$ – витрата мережової води на гаряче водопостачання в опалювальний період, $\text{m}^3/\text{год}$. Визначається за формулою (Порядок,(5.8),с.25):

$$G_{\text{ГВП}} = \frac{\Sigma Q_{\text{ГВП}}}{(\tau_1 - 30) \cdot c} \cdot 10^3$$

де $\Sigma Q_{\text{ГВП}}$ – сумарне середнє приведене навантаження на ГВП в опалювальний період, Гкал/год;

τ_1 – середня температура на виході з котла за опалювальний період, $^{\circ}\text{C}$;

c – питома теплоємність води, ккал/(кг \cdot $^{\circ}\text{C}$);

$$G_{\text{ГВП}} = \frac{3,167}{(106,3 - 30) \cdot 1} \cdot 10^3 = 41,507$$

$G_{\text{підж}}$ – середньорічний виток води, $\text{m}^3/\text{год}$. Визначається за формулою КТМ 204 Україна 244-94:

$$G_{\text{підж}} = 0,0025 \cdot Q_{\text{оп}} \cdot 2 \cdot 19,5$$

0,0025 – величина середньорічного витоку води не повинна перевищувати 0,25% в годину від об’єму системи

2 – кількість заповнення внутрішніх систем на рік.

19,5 – питомий об’єм води для наповнення внутрішніх систем теплопостачання для радіаторів висотою 500 мм, $\frac{\text{м}^3}{\text{Гкал/год}}$.

$$G_{\text{підж}} = 0,0025 \cdot 73,21 \cdot 2 \cdot 19,5 = 7,138$$

Витрата теплоносія через мережний насос в опалювальний період становить, $\text{м}^3/\text{год}$:

$$G = 1220,167 + 7,138 + 41,507 = 1268,812 \approx 1269$$

$$t_k = \frac{\Delta t_{\text{кн.}} \cdot Q_k}{Q_{\text{кн.}}} + t_{\min}$$

$\Delta t_{\text{кн.}}$ – номінальний перепад температур води на виході та вході в котел, ${}^0\text{C}$

Q_k – середня продуктивність котла, Гкал/год;

$Q_{\text{кн.}}$ – номінальна продуктивність котла, Гкал/год;

Розрахунок середньої загальної продуктивності рециркуляційного насоса визначимо для січня місяця.

Вихідні дані:

$t_{k,\min}$ – мінімальна допустима температура води на вході в сталевий котел за умов недопущення корозії (при роботі на газоподібному паливі $t_{k,\min} = 70 {}^0\text{C}$);

τ_1 , – середня температура в подавальному трубопроводі теплової мережі, згідно температурного графіку: $77,3 {}^0\text{C}$

τ_2 – середня температура в зворотньому трубопроводі теплової мережі, згідно температурного графіку: $50,5 {}^0\text{C}$

$Q_{\text{кн.}}$ – номінальна продуктивність котла (згідно паспорту), 35 Гкал/год;

$\Delta t_{\text{кн.}}$ – номінальний перепад температур води на виході та вході в котел, ${}^0\text{C}$, визначається як різниця між температурою на вході та виході з котлу.

$$\Delta t_{\text{кн.}} = \tau_{k2} - \tau_{k1}$$

де τ_{k1} – номінальна температура води на вході в котел, $70 {}^0\text{C}$ (згідно до наказу № 12 розрахунку нормативних витрат електричної енергії підприємствами);

τ_{k2} – номінальна температура води на виході з котла (згідно паспорта котла типу ПТВМ-30М), $150 {}^0\text{C}$;

$$\Delta t_{\text{кн.}} = 150 - 70 = 80 {}^0\text{C}$$

$$t_k = \frac{80 \cdot 15,889}{35} + 70 = 106,3 {}^0\text{C}$$

$$G_{\text{рец.заг.}} = 1269 \cdot \frac{70-50,5}{106,3-70} \cdot \left(1 - \frac{106,3-77,3}{106,3-50,5}\right) = 327,1 \text{ м/год}$$

Споживна потужність електродвигуном рециркуляційного насосу НКу-140, кВт:

$$P_{\text{НКу}} = \frac{163,6 \cdot 45 \cdot 1000}{3600 \cdot 102 \cdot 0,8 \cdot 0,64 \cdot 0,98} = 39,949 \text{ кВт}$$

де $G_{\text{НКу}} = G_{\text{рец.заг.}} / 2 = 327,2 / 2 = 163,6 \text{ т/год}$

Річне споживання електричної енергії на привід рециркуляційних насосів НКу котлів ПТВМ-30 визначається:

$$W_{\text{рец.НКу}}^{\text{ПТВМ-30}} = n \cdot P_{\text{НКу}}^{\text{ПТВМ-30}} \cdot T_{\text{рец.}}^{\text{ПТВМ-30}}$$

де n – кількість працюючих рециркуляційних насосів у січні місяці, од;

$P_{\text{НКу}}$ – споживна потужність електродвигуном рециркуляційного насосу НКу-140, кВт;

$T_{\text{НКу}}$ – часи роботи рециркуляційних насосів у січні місяці, год

$$W_{\text{рец.НКу}}^{\text{ПТВМ-30}} = 2 \cdot 39,949 \cdot 744 = 59\,443,85 \text{ кВт}\cdot\text{год}$$

Аналогічно проводимо розрахунок споживання електричної енергії рециркуляційними насосами протягом року. Результати розрахунків зведені у таблицю 2.

Таблиця 2.

Місяць	$P_{\text{НКу}}^{\text{ПТВМ-30}}, \text{кВт}$	години роботи	Кількість насосів	$W_{\text{рец.}}^{\text{ПТВМ-30}}, \text{кВт}\cdot\text{год}$
січень	39,949	744	2	59 443,85
лютий	35,611	672	2	47 861,32
березень	36,002	744	2	53 570,49
квітень	33,700	436	2	29 386,05
травень				
червень				
липень				
серпень				
вересень				
жовтень	34,906	679	2	47 401,86
листопад	37,114	720	2	53 444,02
грудень	38,826	744	2	57 772,94
РІК:	36,59	4739		348 880,54

Розрахунок річної витрати електричної енергії рециркуляційними насосами марки Wilo Atmos GIGA-N

Споживна потужність електродвигуном рециркуляційного насосу марки Wilo Atmos GIGA-N, кВт:

– для котлів ПТВМ-30М визначається за формулою (Порядок, (4.10)):

$$P_{\text{Wilo}}^{\text{ПЧ}} = \frac{G_{\text{Wilo}} \cdot H_{\text{Wilo}} \cdot 10^3 \cdot 1,02}{3600 \cdot 102 \cdot \eta_{\text{H}} \cdot \eta_{\text{e}} \cdot \eta_{\text{M}} \cdot 0,96}$$

де G_{Wilo} – продуктивність рециркуляційного насосу ($\text{м}^3/\text{год}$);

H_{Wilo} – створюваний тиск, відповідно до витрати теплоносія (визначається згідно графічної характеристики насосу), м.вод.ст.;

η_n – ККД на валу насоса (визначається згідно графічної характеристики насосу);

η_e – ККД електродвигуна, 0,93;

η_m – коефіцієнт корисної дії, який враховує втрати в підшипниках, 0,98;

Споживна потужність електродвигуном рециркуляційного насосу марки Wilo Atmos GIGA-N кВт:

$$P_{Wilo}^{\text{ПЧ}} = \frac{163,6 \cdot 45 \cdot 1,02 \cdot 1000}{3600 \cdot 102 \cdot 0,813 \cdot 0,93 \cdot 0,98 \cdot 0,98} = 28,149$$

де $G_{Wilo} = G_{\text{рец.заг.}} / 2 = 327,2 / 2 = 163,6$ т/год

Річне споживання електричної енергії на привід рециркуляційних насосів Wilo Atmos GIGA-N котлів ПТВМ-30 визначається

$$W_{\text{рец.}Wilo}^{\text{ПТВМ-30}} = P_{Wilo}^{\text{ПТВМ-30}} \cdot T_{Wilo}^{\text{ПТВМ-30}}$$

де n – кількість працюючих рециркуляційних насосів у січні місяці, од;

P_{Wilo} – споживна потужність електродвигуном рециркуляційного насосу Wilo, кВт;

T_{Wilo} – часи роботи рециркуляційних насосів у січні місяці, год

$$W_{\text{рец.}Wilo}^{\text{ПТВМ-30}} = 2 \cdot 28,149 \cdot 744 = 41\,886,17$$

Аналогічно проводимо розрахунок споживання електричної енергії рециркуляційними насосами протягом року. Результати розрахунків зведені у таблицю 3.

Таблиця 3

Місяць	$P_{Wilo}^{\text{ПТВМ-30}}$, кВт	години роботи	Кількість насосів	$W_{\text{рец.}Wilo}^{\text{ПТВМ-30}}$, кВт·год
січень	28,149	744	2	41 886,17
лютий	25,507	672	2	34 281,18
березень	26,189	744	2	38 969,98
квітень	23,983	436	2	20 913,15
травень				
червень				
липень				
серпень				
вересень				
жовтень	25,002	679	2	33 952,09
листопад	26,999	720	2	38 877,97
грудень	27,786	744	2	41 344,86
РІК:	25,95	4739		250 225,41

Економія електроенергії в результаті заміни рециркуляційних насосів НКУ-140 на насоси Wilo Atmos GIGA-N становить, тис. кВт·год:

$$W_{ee} = (W_{\text{річн.}}^{\text{НКу}} - W_{\text{річн.}}^{\text{Wilo}})/1000$$

де $W_{\text{річн.}}^{\text{НКу}}$ – річна витрата електричної енергії існуючими рециркуляційними насосами НКу;

$W_{\text{річн.}}^{\text{Wilo}}$ – річна витрата електричної енергії рециркуляційними насосами, які плануються до заміни марки Wilo Atmos GIGA-N.

$$W_{ee} = (348\,880,538 - 250\,225,413)/1000 = 98,655$$

Економія електроенергії від впровадження заходу інвестиційної программи у розрахунку на рік:

$$W_{ee} = 98,655 \cdot 0,123 = 12,135 \text{ т.у.п.}$$

де 0,123 – перевідний коефіцієнт

Економічний ефект від впровадження заходу:

Економія від впровадження заходу за рік

$$E_{ee} = W_{ee} \cdot C_{ee} = 98,655 \cdot 2,39 = 235,796 \text{ тис. грн.}$$

де C_{ee} – фактична вартість активної електроенергії за січень місяць 2020 р., без ПДВ, грн/кВт·год.

Термін окупності проекту:

$$T = \frac{\Pi}{E_{ee}} = \frac{754,849}{235,796} = 3,20 \text{ роки}$$

де Π – вартість впровадження заходу, тис. грн. (без ПДВ), складає 754,849

Основні техніко-економічні показники заходу для котельні по проспекту Металургів, 32

Технічні показники встановлюваного обладнання		
Назва показника	Од. виміру	Кількісне значення
Рециркуляційний насос марки Wilo Atmos GIGA-N 80/200–30/2	шт.	2
Економічні показники впровадження заходу		
Вартість впровадження проекту	тис. грн.	754,849
Річний економічний ефект	тис. кВт·год	98,655
	т.у.п	12,135
	тис. грн.	235,796
Термін окупності	років	3,20
	місяців	38,42

Основні техніко-економічні показники заходу
“Заміна насосів рециркуляції типу НКУ на нове енергоефективне насосне обладнання (котельні по вул. Адм. Ушакова, 251, вул. Святого Миколая, 79а, вул. Адм. Нахімова, 4, вул. Щаслива, 2а, пр. Металургів, 32, вул. Товарицька, 47, вул. Цитрусова, 9, вул. В. Сергієнка, 7, м. Запоріжжя”

Котельня	Насосне обладнання		Вартість заходу, тис. грн.	Річний економічний ефект			Термін окупності	
	модель	од.		тис. кВт·год	т. у. п.	тис. грн.	роки	міс.
Адм. Ушакова, 251	Wilo Atmos GIGA-N 100/160-30/2	2	838,045	110,084	13,540	263,111	3,19	38,14
Св.Миколая, 79а	Wilo Atmos GIGA-N 100/200-45/2	3	1 289,309	428,225	52,672	1 023,50	1,26	15,12
Адм.Нахімова, 4	Wilo Atmos GIGA-N 100/160-30/2	4	874,484	227,034	27,925	542,634	1,61	19,34
Щаслива, 2а	Wilo Atmos GIGA-N 65/200-15/2	1	282,039	32,319	3,975	77,247	3,65	43,81
Металургів, 32	Wilo Atmos GIGA-N 80/200-30/2	2	754,849	98,655	12,135	235,796	3,20	38,42
Товарицька, 47	Wilo GIGA-N 100/160-30/2	1	458,512	70,374	8,656	168,200	2,73	32,71
Цитрусова, 9	Wilo Atmos GIGA-N 80/200-30/2	2	780,457	115,030	14,149	274,932	2,84	34,06
В.Сергієнка, 7	Wilo Atmos GIGA-N 100/160-30/2	3	1 254,512	98,116	12,068	234,507	5,35	64,19
РАЗОМ:		18	6 535,436	1 179,837	145,12	2 819,927	2,32	27,81

Орієнтовна вартість обладнання – 6 535,44 тис. грн., у тому числі за рахунок амортизації 6 531,54 тис. грн. і за рахунок власних коштів 3,9 тис. грн.

**"Заміна насосів рециркуляції типу НКу на нове енергоефективне насосне обладнання
котельні по вул. Адмірала Ушакова, 251, м. Запоріжжя"**

Інформація про рециркуляційні насоси встановлені в котельні по вул. Адм. Ушакова, 251

Ст. №	Тип	Продуктивність насосу (Q), м ³ /год	Напір насосу (H), м вод. ст.	Потужність двигуна (Nел.), кВт	Номінальні оберти (n), хв ⁻¹	Напруга двигуна (U), В	Рік вводу в експлуатацію
14	HKy-90	90	38	22	1475	380	1975
21	HKy-250	250	32	40	1475	380	2007
22	HKy-250	250	32	40	1475	380	2007
23	HKy-250	250	32	45	1475	380	2014

Інформація про гідралічний опір водогрійних котлів котельні по вул. Адм. Ушакова, 251

Ст. №	Тип	Гідралічний опір, м вод. ст.
1	TBГ-8М	23
2	TBГ-8М	11
3	TBГ-8М	23
4	KB-GM-30-150	26
5	KB-GM-30-150	25
6	KB-GM-30-150	28

Пропонується замість рециркуляційних насосів типу НКу встановити сучасні енергоефективні високотемпературні насоси, наприклад Wilo Atmos GIGA-N з наступними технічними характеристиками

Порівняння технічних характеристик насосів типу НКу та пропонованих насосів Wilo Atmos GIGA-N

Найменування	Порівнювані насоси	
	HKy-250	Wilo Atmos GIGA-N 100/160-30/2
Продуктивність насосу (Q), м ³ /год	250	250
Напір насосу (H), м вод. ст.	32	32
Потужність двигуна (N _{ел.}), кВт	40/45	30
Номінальні оберти (n), хв ⁻¹	1475	2945
Напруга двигуна (U), кВ	0,4	0,4

1. Розрахунок річного споживання електричної енергії в базовому варіанті (насоси НКу)

Споживна потужність електродвигуном рециркуляційного насосу НКу визначається за формулою (Порядок, (4.8), с. 46), кВт:

$$P_{\text{HKy}} = \frac{G_{\text{HKy}} \cdot H_{\text{HKy}} \cdot 10^3}{3600 \cdot 102 \cdot \eta_n \cdot \eta_e \cdot \eta_m}$$

де G_{HKy} – продуктивність рециркуляційного насосу (м³/год);

$$G_{\text{HKy}} = \frac{G_{\text{заг.}}}{n}$$

де $G_{\text{заг.}}$ – загальна продуктивність рециркуляційних насосів (м³/год) складається з витрати води на рециркуляцію котлів групи ТВГ-8М та витрати води на рециркуляцію котлів групи KB-GM-30-150;

$$G_{\text{заг.}} = G_{\text{рец.}}^{\text{TBГ-8М}} + G_{\text{рец.}}^{\text{KB-GM-30}}$$

η_n – створюваний тиск, відповідно до витрати теплоносія

(визначається згідно графічної характеристики насосу), м.вод.ст.;

η_e – ККД на валу насоса (визначається згідно графічної характеристики насосу);

η_m – ККД електродвигуна; (0,8)

η_m – коефіцієнт корисної дії, який враховує втрати в підшипниках.

(0,98)

Витрата води на рециркуляцію групи котлів $G_{\text{рец.котла}}$ визначається за формулою (Порядок, (4.12), с. 47):

$$G_{\text{рец.котла}} = G_m^{\text{котла}} \cdot \frac{t_{\text{k,min}} - t_2}{t_{\text{k}} - t_{\text{k,min}}} \cdot \left(1 - \frac{t_{\text{k}} - t_1}{t_{\text{k}} - t_2} \right)$$

$G_m^{\text{котла}}$ – витрата мережної води, що припадає на групу котлів, т/год;

$t_{\text{k,min}}$ – мінімальна допустима температура води на вході в сталевий котел за умов недопущення корозії

(при роботі на газоподібному паливі $t_{\text{k,min}} = 70^{\circ}\text{C}$);

t_1, t_2 – середня за розрахунковий період робот котла температура відповідно в подавальному та зворотньому трубопроводах теплової мережі, $^{\circ}\text{C}$

t_{k} – температура води на виході з котла, $^{\circ}\text{C}$

$$t_{\text{k}} = \frac{\Delta t_{\text{кн.}} \cdot Q_{\text{k}}}{Q_{\text{кн.}}} + t_{\text{min}}$$

$\Delta t_{\text{кн.}}$ – номінальний перепад температур води на виході та вході в котел, $^{\circ}\text{C}$

Q_{k} – середня продуктивність котла, Гкал/год;

$Q_{\text{кн.}}$ – номінальна продуктивність котла, Гкал/год;

Результат розрахунку витрати води на рециркуляцію групи котлів КВ-ГМ-30-150:

Місяць	$G_m^{\text{КВ-ГМ-30}}$, т/год	$t_1, ^{\circ}\text{C}$	$t_2, ^{\circ}\text{C}$	$Q_{\text{k}}, \text{Гкал/год}$	$t_{\text{k}}, ^{\circ}\text{C}$	$G_{\text{рец.кв-гм-30}}$, т/год
січень	529,02	84,8	50,5	12,00	97,4	274,8
лютий	527,10	78,6	47,2	11,86	97,1	278,7
березень	523,92	65,9	40,9	11,66	96,6	256,7
квітень	736,18	59,6	40,9	12,15	97,8	253,6
травень						
червень						
липень						
серпень						
вересень						
жовтень	501,09	63,5	39,7	10,21	93,3	288,9
листопад	744,10	68,8	42,3	11,85	97,1	367,9
грудень	526,51	76,9	46,4	11,82	97,0	277,0
РІК:	583,99	71,2	44,0	11,65	96,6	285,4

Результат розрахунку витрати води на рециркуляцію групи котлів ТВГ-8М:

Місяць	$G_m^{\text{ТВГ-8М}}$, т/год	$t_1, ^{\circ}\text{C}$	$t_2, ^{\circ}\text{C}$	$Q_{\text{k}}, \text{Гкал/год}$	$t_{\text{k}}, ^{\circ}\text{C}$	$G_{\text{рец.твг-8м}}$, т/год
січень	245,08	84,8	50,5	5,56	123,6	41,8
лютий	247,00	78,6	47,2	5,56	123,6	43,2
березень	250,18	65,9	40,9	5,57	123,6	41,0
квітень	37,92	59,6	37,8	0,63	76,0	115,4
травень						
червень						
липень						
серпень						
вересень						
жовтень	273,00	63,5	39,7	5,56	123,6	43,8
листопад						
грудень	247,59	76,9	46,4	5,56	123,6	43,1
РІК:	216,79	71,6	43,8	4,74	115,7	54,7

Споживна потужність електродвигуном рециркуляційного насосу НКу-250, кВт:

Місяць	$G_{\text{НКу}}^{\text{зар}}$, т/год	Кількість насосів	$G_{\text{НКу}}$, т/год	$H_{\text{НКу}}$, м вод.ст	η	$P_{\text{НКу}}$, кВт
січень	316,7	2	158,3	35,5	0,55	35,5
лютий	321,9	2	161,0	35,5	0,56	35,4
березень	297,7	2	148,8	36,0	0,55	33,8
квітень	369,1	2	184,5	35,0	0,59	38,4
травень						
червень						
липень						
серпень						
вересень						
жовтень	332,7	2	166,3	35,5	0,57	36,3
листопад	367,9	2	183,9	35,0	0,59	38,2
грудень	320,1	2	160,0	35,0	0,56	34,7
РІК:	332,3		166,1	35,36	0,57	36,06

Річне споживання електричної енергії на привід рециркуляційних насосів НКу , кВт·год:

$$W_{\text{рец.}}^{\text{НКу}} = n \cdot P_{\text{НКу}} \cdot T_{\text{рец.}}$$

Місяць	$P_{\text{НКу}}$, кВт	години роботи	Кількість насосів	$W_{\text{рец.}}$, кВт·год
січень	35,50	744	2	52 826,61
лютий	35,45	672	2	47 639,31
березень	33,84	744	2	50 356,29
квітень	38,35	567	2	43 489,24
травень				
червень				
липень				
серпень				
вересень				
жовтень	36,30	744	2	54 020,17
листопад	38,23	720	2	55 046,18
грудень	34,74	744	2	51 699,03
РІК:	36,06	4935		355 076,82

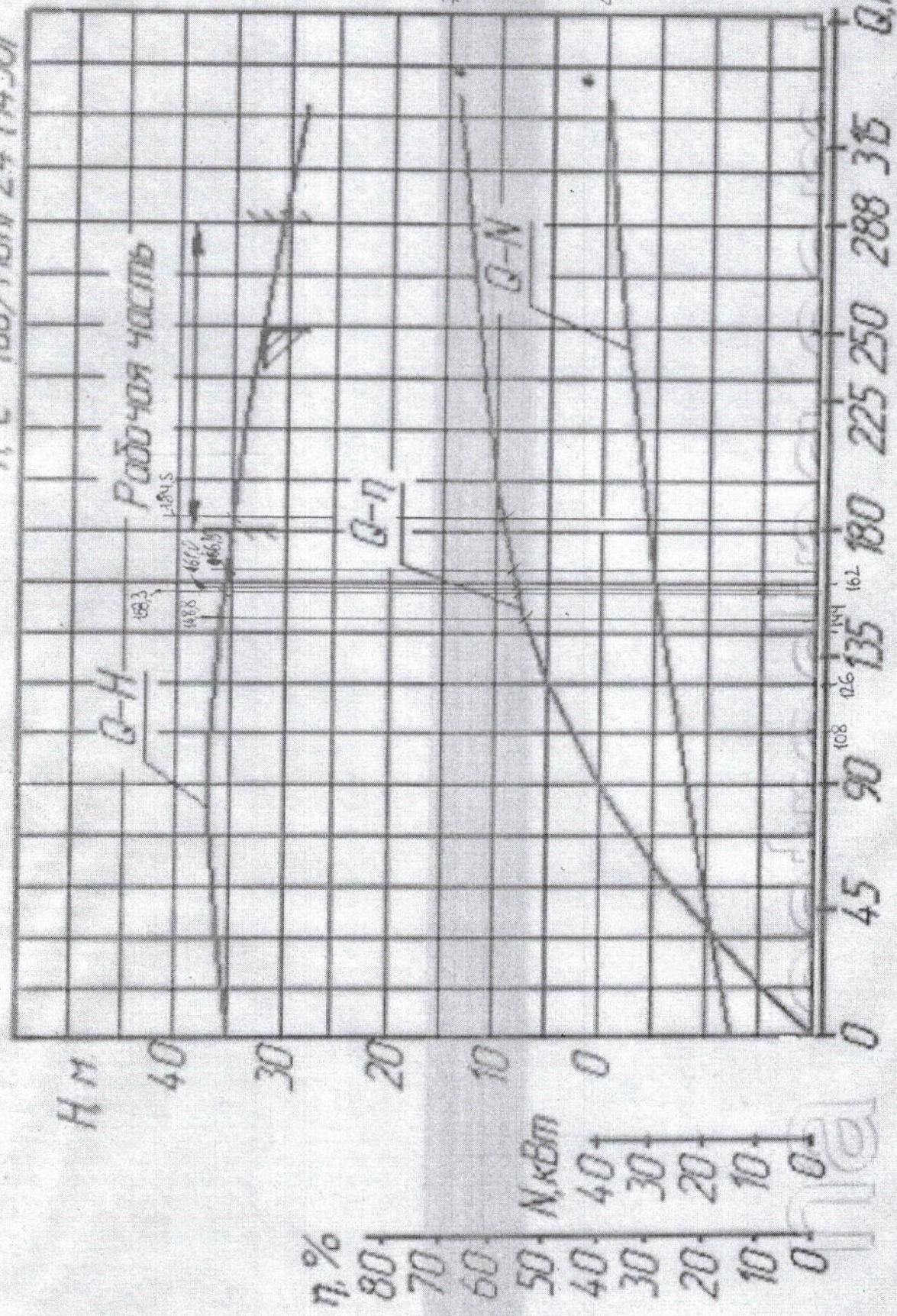
Річне споживання електричної енергії на привід рециркуляційних насосів котельні по вул. Адм. Ушакова, 251

$$W_{\text{рец.}}^{\text{НКу}} = \sum n \cdot P_{\text{НКу}} \cdot T_{\text{рец.}} = 355 076,818$$

котлован № 894 Агр. Ушаковка 25

МКу-250

$\pi \text{ c}^{-1}/\text{мин}$ 24 (1450)



2.Розрахунок річного споживання електричної енергії в пропонованому варіанті
(сучасні насоси Wilo Atmos GIGA-N 100/160-30/2 з керуванням ПЧ замість НКу-250)

Споживана потужність електродвигуном рециркуляційного насосу Wilo Atmos GIGA-N визначається за формулою (Порядок, (4.10), с. 47), кВт:

$$P_{Wilo}^{\text{ПЧ}} = \frac{G_{Wilo} \cdot H_{Wilo} \cdot 10^3 \cdot 1,02}{3600 \cdot 102 \cdot \eta_h \cdot \eta_e \cdot \eta_m \cdot 0,96}$$

де G_{Wilo} – продуктивність рециркуляційного насосу ($\text{м}^3/\text{год}$):

$$G_{Wilo} = G_{Wilo}^{\text{заг.}} / n$$

де $G_{Wilo}^{\text{заг.}}$ – загальна продуктивність рециркуляційних насосів ($\text{м}^3/\text{год}$) складається з витрати води на рециркуляцію котлів групи ТВГ-8М та витрати води на рециркуляцію котлів групи КВ-ГМ-30-150:

$$G_{Wilo}^{\text{заг.}} = G_{\text{рец.}}^{\text{ТВГ-8М}} + G_{\text{рец.}}^{\text{КВ-ГМ-30}}$$

H_{Wilo} – створюваний тиск, відповідно до витрати теплоносія

(визначається згідно графічної характеристики насосу), м.вод.ст.;

η_h – ККД на валу насоса (визначається згідно графічної характеристики насосу);

η_e – ККД електродвигуна; (0,93)

η_m – коефіцієнт корисної дії, який враховує втрати в підшипниках.

(0,98)

Витрата води на рециркуляцію групи котлів $G_{\text{рец.}}^{\text{котла}}$ визначається за формулою (Порядок, (4.12), с. 47):

$$G_{\text{рец.}}^{\text{котла}} = G_m^{\text{котла}} \cdot \frac{t_{\text{k,min}} - t_2}{t_k - t_{\text{k,min}}} \cdot \left(1 - \frac{t_k - t_1}{t_k - t_2} \right)$$

$G_m^{\text{котла}}$ – витрата мережкої води, що припадає на групу котлів, т/год;

$t_{\text{k,min}}$ – мінімальна допустима температура води на вході в сталевий котел за умов недопущення корозії

(при роботі на газоподібному паливі $t_{\text{k,min}} = 70^\circ\text{C}$);

t_1, t_2 – середня за розрахунковий період робот котла температура відповідно в подавальному та зворотньому трубопроводах теплової мережі, ${}^\circ\text{C}$

t_k – температура води на виході з котла, ${}^\circ\text{C}$

$$t_k = \frac{\Delta t_{\text{кн.}} \cdot Q_k}{Q_{\text{кн.}}} + t_{\text{min}}$$

$\Delta t_{\text{кн.}}$ – номінальний перепад температур води на виході та вході в котел, ${}^\circ\text{C}$

Q_k – середня продуктивність котла, Гкал/год;

$Q_{\text{кн.}}$ – номінальна продуктивність котла, Гкал/год;

Результат розрахунку витрати води на рециркуляцію групи котлів КВ-ГМ-30-150:

Місяць	$G_m^{\text{КВ-ГМ-30}}$, т/год	t_1 , ${}^\circ\text{C}$	t_2 , ${}^\circ\text{C}$	Q_k , Гкал/год	t_k , ${}^\circ\text{C}$	$G_{\text{рец.}}^{\text{КВ-ГМ-30}}$, т/год
січень	529,02	84,8	50,5	12,00	97,4	274,8
лютий	527,10	78,6	47,2	11,86	97,1	278,7
березень	523,92	65,9	40,9	11,66	96,6	256,7
квітень	736,18	59,6	40,9	12,15	97,8	253,6
травень						
червень						
липень						
серпень						
вересень						
жовтень	501,09	63,5	39,7	10,21	93,3	288,9
листопад	744,10	68,8	42,3	11,85	97,1	367,9
грудень	526,51	76,9	46,4	11,82	97,0	277,0
РІК:	583,99	71,2	44,0	11,65	96,6	285,4

Результат розрахунку витрати води на рециркуляцію групи котлів ТВГ-8М:

Місяць	$G_m^{\text{ТВГ-8М}}$, т/год	τ_1 , °C	τ_2 , °C	Q_k , Гкал/год	t_k , °C	$G_{\text{рец.}}^{\text{ТВГ-8М}}$, т/год
січень	245,08	84,8	50,5	5,56	123,6	41,8
лютий	247,00	78,6	47,2	5,56	123,6	43,2
березень	250,18	65,9	40,9	5,57	123,6	41,0
квітень	37,92	59,6	37,8	0,63	76,0	115,4
травень						
червень						
липень						
серпень						
вересень						
жовтень	273,00	63,5	39,7	5,56	123,6	43,8
листопад						
грудень	247,59	76,9	46,4	5,56	123,6	43,1
РІК:	216,79	71,6	43,8	4,74	115,7	54,7

Споживна потужність електродвигуна рециркуляційного насосу Wilo Atmos GIGA-N 100/160-30/2, кВт:

Місяць	$G_{\text{Wilo}}^{\text{зар.}}$, т/год	Кількість насосів	G_{Wilo} , т/год	H_{Wilo} , м вод.ст	η_h	P_{Wilo} , кВт
січень	316,7	2	158,3	37,8	0,73	24,7
лютий	321,9	2	161,0	37,5	0,73	24,7
березень	297,7	2	148,8	38,0	0,70	24,1
квітень	369,1	2	184,5	36,4	0,78	25,7
травень						
червень						
липень						
серпень						
вересень						
жовтень	332,7	2	166,3	37,0	0,75	24,5
листопад	367,9	2	183,9	36,4	0,78	25,6
грудень	320,1	2	160,0	37,5	0,73	24,6
РІК:	332,3		166,1	37,23	0,74	24,86

Річне споживання електричної енергії на привід рециркуляційних насосів Wilo Atmos GIGA-N, кВт·год:

$$W_{\text{рец.}}^{\text{Wilo}} = n \cdot P_{\text{Wilo}} \cdot T_{\text{рец.}}$$

Місяць	P _{Wilō} , кВт	години роботи	Кількість насосів	W _{рец.} , кВт·год
січень	24,67	744	2	36 706,92
лютий	24,71	672	2	33 207,83
березень	24,14	744	2	35 925,81
квітень	25,73	567	2	29 179,88
травень				
червень				
липень				
серпень				
вересень				
жовтень	24,52	744	2	36 485,77
листопад	25,65	720	2	36 934,21
грудень	24,56	744	2	36 552,56
РІК:	24,86	4935		244 992,97

Річне споживання електричної енергії на привід рециркуляційних насосів котельні по вул. Адм. Ушакова, 251

$$W_{\text{рец.}}^{Wilō} = \sum n \cdot P_{Wilō} \cdot T_{\text{рец.}} = 244\,992,973$$

Гидравлические данные

Насос с сухим ротором стандартный
Atmos GIGA-N 100/160-30/2

Номер проекта

Проект без имени 2020-02-18 12:06:24.145

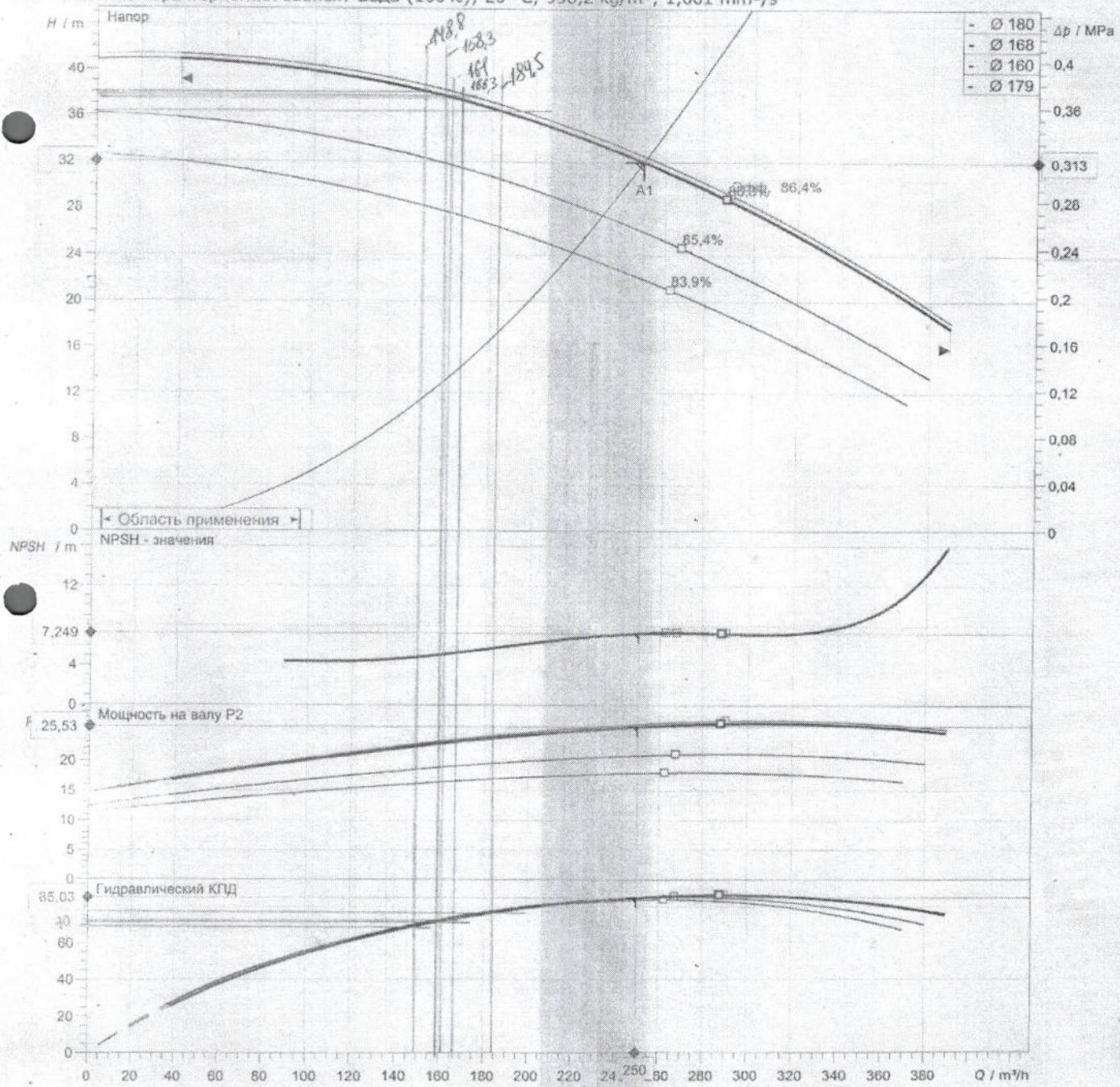
Место установки
Номер позиции клиента

Дата 18.02.20

Рабочие параметры

Число оборотов 2965 1/min	Частота 50 Hz	Рабочая точка $Q = 250,00 \text{ m}^3/\text{h}$ $H = 32,00 \text{ m}$	Всас.патрубок DN 125	Напорн.патрубок DN 100
-------------------------------------	-------------------------	--	--------------------------------	----------------------------------

Рабочие характеристики зависят от воды (100%); 20 °C; 998,2 kg/m³; 1,001 mm²/s



3. Економія електричної енергії від впровадження заходу: "Заміна насосів рециркуляції типу НКу на нове енергоефективне насосне обладнання котельні по вул. Адм. Ушакова, 251, м. Запоріжжя".

Річна економія (зменшення споживання) електричної енергії від впровадження заходу, тис. кВт·год:

$$W_{ee} = \frac{W_{\text{рец.}}^{\text{НКу}} - W_{\text{рец.}}^{\text{Wilo}}}{1000} = \frac{355\,076,818 - 244\,992,973}{1\,000} = 110,084$$

де $W_{\text{рец.}}^{\text{НКу}}$ – річне споживання електричної енергії на привід рециркуляційних насосів типу НКу-250, кВт·год;

$W_{\text{рец.}}^{\text{Wilo}}$ – річне споживання електричної енергії на привід рециркуляційних насосів Wilo, кВт·год;

$$W_{ee} = 110,08 \cdot 0,123 = 13,540 \quad (\text{т. у. п.})$$

Річний економічний ефект від впровадження заходу (без ПДВ), тис. грн.:

$$E_{ee} = W_{ee} \cdot c_{ee} = 110,084 \cdot 2,390 = 263,111$$

де W_{ee} – річна економія електричної енергії від впровадження заходу, тис. кВт·год;

c_{ee} – фактична вартість активної електроенергії (без ПДВ), грн./кВт·год. (2,3901)

Вартість впровадження заходу (без ПДВ), тис. грн.

$$\Pi = 838,045 \quad (\text{насос Wilo GIGA-N 100/160-30/2 з приладом керування CR1-30,0 – 2 компл.})$$

Термін окупності заходу, років (міс)

$$T = \frac{\Pi}{E_{ee}} = \frac{838,04}{263,111} = 3,19 \quad (38,22)$$

де Π – вартість впровадження заходу, тис. грн.

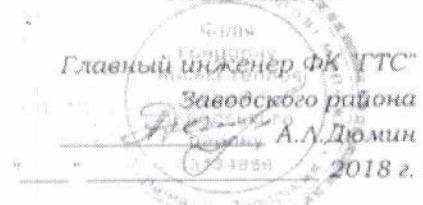
E_{ee} – річний економічний ефект, тис. грн.

Технічні показники встановлюваного обладнання		
Назва показника	Од. виміру	Кількісне значення
Рециркуляційний насос марки Wilo Atmos GIGA-N 100/160-30/2 з приладом керування CR1-30,0	шт.	2
Економічні показники впровадження заходу		
Вартість впровадження заходу	тис. грн.	838,045
	тис. кВт·год	110,084
Річний економічний ефект	т. у. п.	13,540
	тис. грн.	263,111
Термін окупності	років	3,19
	місяців	38,22

УТВЕРЖДАЮ:



УТВЕРЖДАЮ:



ТЕМПЕРАТУРНЫЙ ГРАФИК

тепловой сети от котельной по улице Ушакова, 251

на отопительный сезон 2018 - 2019 гг.

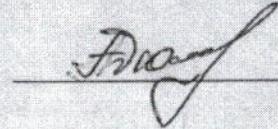
Температура наружного воздуха, °C	Температура в подающем трубопроводе тепловой сети, °C	Температура в подающем трубопроводе сети отопления, °C	Температура в обратном трубопроводе тепловой сети, °C
10,0	51,1	43,3	36,9
9,0	54,1	45,1	37,5
8,0	57,0	46,7	38,2
7,0	59,9	48,4	38,9
6,0	62,7	50,0	39,5
5,0	65,4	51,6	40,2
4,0	68,0	53,2	40,9
3,0	70,6	54,8	41,5
2,0	73,2	56,3	42,2
1,0	75,7	57,8	42,9
0,0	78,1	59,2	43,6
-1,0	80,4	60,7	44,2
-2,0	82,7	62,1	44,9
-3,0	85,0	63,5	45,6
-4,0	87,1	64,8	46,2
-5,0	89,3	66,2	46,9
-6,0	91,3	67,5	47,6
-7,0	93,3	68,7	48,2
-8,0	95,2	70,0	48,9
-9,0	97,1	71,2	49,6
-10,0	98,9	72,4	50,3
-11,0	100,7	73,5	50,9
-12,0	102,3	74,7	51,6
-13,0	104,0	77,3	52,3
-14,0	105,5	77,9	52,9
-15,0	107,0	78,6	53,6
-16,0	108,5	79,3	54,3
-17,0	109,9	79,9	54,9
-18,0	111,2	80,6	55,6
-19,0	112,4	81,3	56,3
-20,0	113,6	82,0	57,0
-21,0	115	82,6	57,6

Ведущий инженер по наладке тепловых сетей
филиала Концерна "ГТС" Заводского района

С.А. Савченко

Філія КОНЦЕРНУ «МТМ» Заводського району

ЗАТВЕРДЖУЮ:
Головний інженер
ФК «МТМ» Заводського р-ну

 О.Л. Дюмін

АКТ
огляду та дефектування
Рециркуляційного насосу НКу-250 ст.№ 1

« ____ » 02 2020р

м. Запоріжжя

Комісія у складі:

Диленко Т.О. – начальник котельні по вул. Ушакова,251,

Ткаченко О.В. – майстер котельні по вул.. Ушакова,251,

Драковцов Г.М. – провідний інженер енергетик

склали дійсний акт про наступне:

Рециркуляційний насос НКу – 250 ст. №1 (інв. № 50150036) введено в експлуатацію у 2007 році в котельні по вул. Ушакова,251 м. Запоріжжя, експлуатується 13 років. Під час внутрішнього огляду виявлено:

- **корпус насоса:** вертикальні поверхні роз'єму корпусу мають раковини до 3мм та пошкодження від корозії,
- **робоче колесо:** посадочне місце робочого колеса на валу має числені раковини до 2-х мм та механічний знос посадочних місць під підшипники.

Зазначені дефекти насосу неможливо усунути.

Висновок: Рециркуляційний насос НКу – 250 ст. №1 (інв. № 50150036) відпрацював свій термін експлуатації. Даний тип насосів є морально застарілим з низьким рівнем енергоefективності. Потрібна заміна на сучасний аналог з більш високим рівнем енергоefективності.

Члени комісії

Начальник котельні



Т.О.Диленко

Майстер котельні



О.В. Ткаченко

Провідний інженер енергетик



Г.М. Драковцов

Філія КОНЦЕРНУ «МТМ» Заводського району

ЗАТВЕРДЖУЮ:
Головний інженер
ФК «МТМ» Заводського р-ну

 О.Л. Дюмін

АКТ
огляду та дефектування
Рециркуляційного насосу НКу-250 ст.№ 2

« ____ » _02_ 2020р

м. Запоріжжя

Комісія у складі:

Диленко Т.О. – начальник котельні по вул. Ушакова,251,

Ткаченко О.В. – майстер котельні по вул.. Ушакова,251,

Драковцов Г.М. – провідний інженер енергетик

склали дійсний акт про наступне:

Рециркуляційний насос НКу – 250 ст. №2 (інв. № 50150037) введено в експлуатацію у 2007 році в котельні по вул. Ушакова,251 м. Запоріжжя, експлуатується 13 років. Під час внутрішнього огляду виявлено:

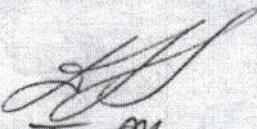
- **корпус насоса:** вертикальні поверхні роз'єму корпусу мають раковини до 4мм та пошкодження від корозії,
- **робоче колесо:** посадочне місце робочого колеса на валу має числені раковини до 2-х мм та механічний знос посадочних місць під підшипники.

Зазначені дефекти насосу неможливо усунути.

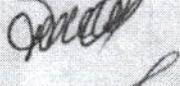
Висновок: Рециркуляційний насос НКу – 250 ст. №2 (інв. № 50150037) відпрацював свій термін експлуатації. Даний тип насосів є морально застарілим з низьким рівнем енергоefективності. Потрібна заміна на сучасний аналог з більш високим рівнем енергоefективності.

Члени комісії

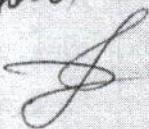
Начальник котельні

 Т.О.Диленко

Майстер котельні

 О.В. Ткаченко

Провідний інженер енергетик

 Г.М. Драковцов

ФК «ГТС» ЗАВОДСКОГО РАЙОНА
КОТЕЛЬНАЯ ПО УЛ. УШАКОВА, 251

ЖУРНАЛ
ПО ПРОВЕДЕНИЮ
РЕМОНТНЫХ РАБОТ
ОБОРУДОВАНИЯ
КОТЕЛЬНОЙ

Начат: январь 2010 г.

Окончен: _____

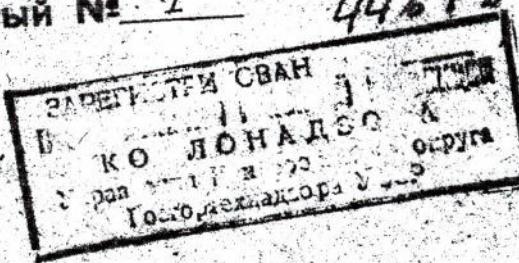
г.ЗАПОРОЖЬЕ

март 2014	Запись HRG-250 PH or I Гашение израсходовано	Франк
июль 2014	PH or I HRG-250 нуб. n 50150037	Рекордная цена многодолларовый самолет
август 2014	PH or I HRG-250 нуб. n 50150036	Рекорд наиболее, нынешний запись
март 2015	PH or I HRG-250 нуб. n 50150036	Запись под изменяется по 21. марта
ноябрь 2015	PH or I HRG-250 нуб. n 50150036	Рекорд самолет небольшой самолет в многодолларовых записей

ПАСПОРТ
водогрейного котла ТВГ-8м

Регистрационный № 1

44696



Передача котла другому владельцу с котлом передается настоящий паспорт.

Разрешение на изготовление
от 14 марта 1968 г. выдано управлением
Киевского округа госгортехнадзора УССР.

УДОСТОВЕРЕНИЕ

о качестве изготовления котла

заводской №

1432

изготовлен 24. ноября 1973 г.

Монастырищенский машиностроительный завод

УССР Черкасской области пгт. Монастырище

ТВГ-8м

система — водогрейный котел

мное абсолютное давление воды на выходе:

не ниже — 8 кгс/см²

не выше — 14 кгс/см²

на входе — 70°C

на выходе — 150° С

— 8,3 Гкал/час

производительность

мощность нагрева котла:

а) лучевоспринимающая — 76 м²

б) конвективная — 109,6 м²

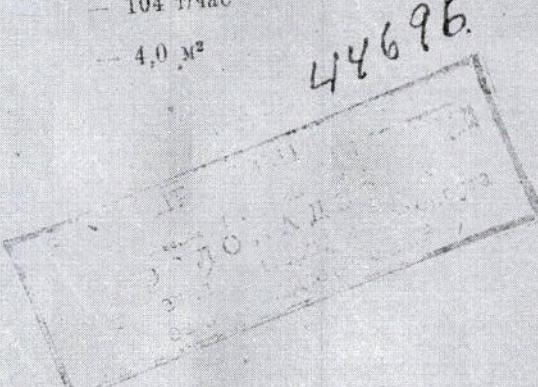
— 104 т/час

— 4,0 м²

объем

воды

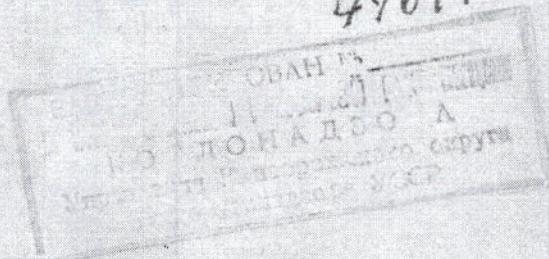
объем



ПАСПОРТ
водогрейного котла ТВГ-8М № 2
Регистрационный №

Регистрационный №

44697



передаче котла другому владельцу с котлом передается настоящий паспорт.

Разрешение на изготовление № 2/68-П
от 14 марта 1968 г. Выдано управлением
Киевского округа госгортехнадзора УССР.

УДОСТОВЕРЕНИЕ

о качестве изготовления котла

заводской № 1504 изготовлен 15 марта 1974 г.

Монастырищенский машиностроительный завод

УССР Черкасской области пгт. Монастырище

система — водогрейный котел ТВГ-8М

ное давление воды на выходе:

не ниже	— 8 кгс/см ²
не выше	— 14 кгс/см ²

ая температура воды:

на входе	— 70° С
на выходе	— 150° С
производительность	— 8,3 Г кал/час

Поверхность нагрева котла:

а) лучевоспринимающая	— 76 м ²
б) конвективная	— 109,6 м ²
воды	— 104 т/час
объем	— 4,0 м ³

N 3

Числову.

1505

ПАСПОРТ

водогрейного котла ТВГ-8М

Регистрационный № 3

44698

О. О.
Управление
Ростехнадзора

2

Разрешение на изготовление № 2/68-П
от 14 марта 1968 г. Выдано управлением
Киевского округа госгортехнадзора УССР.

УДОСТОВЕРЕНИЕ

о качестве изготовления котла

заводской № 1505 изготовлен 13 марта 1974 г.

Монастырищенский машиностроительный завод

УССР Черкасской области пгт. Монастырище

система — водогрейный котел ТВГ-8М

мое давление воды на выходе:

не ниже	— 8 кгс/см ²
не выше	— 14 кгс/см ²

тная температура воды:

на входе	— 70° С
на выходе	— 150° С

производительность

— 8,3 Г кал/час

Поверхность нагрева котла:

а) лучевоспринимающая	— 76 м ²
б) конвективная	— 109,6 м ²

воды

— 104 т/час

й объем

— 4,0 м³

3

ПАСПОРТ КОТЛА

1. Общие данные

Регистрационный номер

46757

Разрешение на изготовление №

13

от 8 мая 1980 г. выдано
управлением Центргражданного
округа Госгортехнадзора СССР

Форма и содержание паспорта согласована с Госгортехнадзором СССР письмом № 13-8а/636 от 26.06.1979 года.

Наименование, адрес владельца
и дата установки

Дорогобужский котельный завод
215770, п. Верхнеднепровский
Смоленской области

Наименование и адрес завода-изготовителя

Наименование и адрес поставщика

Заводской номер

Год
изготовления

4159

1981г

Тип и система

Стержневой прямоточный с принудительной циркуляцией
Бодогрежской

Наименование

Печь водогрейный РВ-1М-30-150е^л
Модель ПТ-Вел-30е^л,

Форма и конструктивные размеры
согласно чертежу

А-4513б.

2. ТЕХНИЧЕСКИЕ ХАРАКТЕРИСТИКИ И ПАРАМЕТРЫ

№ пп.	Тип пре- нного
	Мазут — = 38,4 (9170)
	Природный газ — = 36,1 (8620)
	Уголь
1	<i>Решетка с ее зернами 2.03 (501 · 10³) и под ней 2.3 (551 · 10³)</i>
	Удельное тепловое напряжение на поверхности решетки при механическом сжигании топлива, МДж/m ² ч, (Ккал/(m ² ч))
2	
3	
4	
5	
6	
7	
8	
9	
10	
11	
12	
13	
14	
15	
16	
17	
18	
19	
20	
21	
22	
23	
24	
25	
26	
27	
28	
29	
30	
31	
32	
33	
34	
35	
36	
37	
38	
39	
40	
41	
42	
43	
44	
45	
46	
47	
48	
49	
50	
51	
52	
53	
54	
55	
56	
57	
58	
59	
60	
61	
62	
63	
64	
65	
66	
67	
68	
69	
70	
71	
72	
73	
74	
75	
76	
77	
78	
79	
80	
81	
82	
83	
84	
85	
86	
87	
88	
89	
90	
91	
92	
93	
94	
95	
96	
97	
98	
99	
100	
101	
102	
103	
104	
105	
106	
107	
108	
109	
110	
111	
112	
113	
114	
115	
116	
117	
118	
119	
120	
121	
122	
123	
124	
125	
126	
127	
128	
129	
130	
131	
132	
133	
134	
135	
136	
137	
138	
139	
140	
141	
142	
143	
144	
145	
146	
147	
148	
149	
150	
151	
152	
153	
154	
155	
156	
157	
158	
159	
160	
161	
162	
163	
164	
165	
166	
167	
168	
169	
170	
171	
172	
173	
174	
175	
176	
177	
178	
179	
180	
181	
182	
183	
184	
185	
186	
187	
188	
189	
190	
191	
192	
193	
194	
195	
196	
197	
198	
199	
200	
201	
202	
203	
204	
205	
206	
207	
208	
209	
210	
211	
212	
213	
214	
215	
216	
217	
218	
219	
220	
221	
222	
223	
224	
225	
226	
227	
228	
229	
230	
231	
232	
233	
234	
235	
236	
237	
238	
239	
240	
241	
242	
243	
244	
245	
246	
247	
248	
249	
250	
251	
252	
253	
254	
255	
256	
257	
258	
259	
260	
261	
262	
263	
264	
265	
266	
267	
268	
269	
270	
271	
272	
273	
274	
275	
276	
277	
278	
279	
280	
281	
282	
283	
284	
285	
286	
287	
288	
289	
290	
291	
292	
293	
294	
295	
296	
297	
298	
299	
300	
301	
302	
303	
304	
305	
306	
307	
308	
309	
310	
311	
312	
313	
314	
315	
316	
317	
318	
319	
320	
321	
322	
323	
324	
325	
326	
327	
328	
329	
330	
331	
332	
333	
334	
335	
336	
337	
338	
339	
340	
341	
342</	

Министерство энергетического машиностроения

Дорогобужский котельный завод

ПАСПОРТ
ВОДОГРЕЙНОГО КОТЛА ПТВМ-30 №4

регистрационный №_____

Ч 6886

При передаче котла другому владельцу вместе с котлом передается настоящий паспорт.

ПАСПОРТ КОТЛА

во лист

1. Общие данные

Регистрационный номер 46886

Разрешение на изготовление № 13

от 8 мая 1980 г. выдано

управлением Центрального

округа Госгортехнадзора СССР

Форма и содержание паспорта согласована с Госгортехнадзором СССР письмом № 13-8а/636 от 26.06.1979 года.

Наименование, адрес владельца
и дата установки

Дорогобужский котельный завод
215770, п. Верхнеднепровский
Смоленской области

Наименование и адрес поставщика

Заводской номер

Год
изготовления

1981 г.

Тип и система

Серийный, прямоточный с принудительной циркуляцией,
водогрейный

Наименование

Котел водогрейный

УВ-1М-30-1504
модель УВ-1М-304

Форма и конструктивные размеры
согласно чертежу

Н-7513 об.

ВОДОГРЕЙНЫЙ КОТЕЛ

2. ТЕХНИЧЕСКИЕ ХАРАКТЕРИСТИКИ И ПАРАМЕТРЫ

Расчетные виды топлива и их теплотворная способность, МДж|м³, МДж(кг), Ккал|м³, Ккал(кг) (нужное подчеркнуть)

Мазут — = 38,4 (9170)
Природный газ — = 36,1 (8620)
Уголь

Тип предохранительного клапана

Тип топки и тепловое напряжение, МДж|м³, ч|Ккал(м³ч)

Рамерное
МАЗУТ 2.09 (801 : 16)
ПОЗ 2.3 (551 : 16)

Удельное тепловое напряжение на поверхности решетки при механическом сжигании топлива, МДж|м³ч, (Ккал(м³ч)

Поверхность нагрева, м²

Общая поверхность нагрева, м²

893

Объем, м³

Общий объем, м³

водяной 13.6

Рабочее давление МПа(кгс) см²

1.0(10)-2.25(2)

Расчетное давление МПа (кгс) см²

2.5 (25)

Минимальное допустимое давление при максимально допустимой температуре на выходе воды МПа(кгс) см²

0.75 (7.5)

Пробное давление МПа(кгс) см²

3.2 (32)

Номинальная температура воды на входе К(°С)

343-383 (70-110)

Номинальная температура воды на выходе К(°С)

423 (150)

Минимально допустимая температура воды на входе К(°С)

343 (70)

Максимальная допустимая температура воды на выходе К(°С)

473 (200)

Номинальная теплопроизводительность МДж(ч)|Ккал|ч)

146.5 · 10³ (3)

Минимально допустимый расход воды для прямоточных котлов т|ч

*сплошно-трубчатого бака
конвективного бака
и буферной камеры
пучок 5*

Максимально допустимое гидравлическое сопротивление прямоточного котла при номинальной производительности, МПа(кгс|см²)

0.2512.5

• Указание
• Запрос

Министерство энергетического машиностроения

Дорогобужский котельный завод

**ПАСПОРТ
водогрейного котла**

ПГВМ-30 №5

Баре Регистрационный № 47034

16.06.2012 Акиф

ВЛАДЕЛЕЦ КОТЛА ОБЯЗАН:

1. До пуска в работу котел зарегистрировать в местном органе Госгортехнадзора.
2. При передаче котла другому владельцу вместе с котлом передать настоящий паспорт.

Разрешение на изготовление № 13
 от 8. Мая 1980 г. выдано
 управлением Центрального округа Госгортехнад-
 зора СССР.

УДОСТОВЕРЕНИЕ

о качестве изготовления котла

заводской № 11309 изготовлен март 1981г
(дата изготовления)

обужский котельный завод, пос. Верхне-Днепровский Смоленской области.

система ЛВ-1741-30-150 (моделью ЛГ-8М-30Н)

атное давление воды:

) на входе в котел (максимальное) 25 кг-см²

татура воды на выходе из котла (расчетная) 150 °С

производительность 35 · 10⁶ ккал-час.

количество нагрева:

конвективная 693 кв. м

экранорадиационная 128.6 кв. м

экраностроительная — кв. м

с м:

водяной 13.6 куб. м.

"Заміна насосів рециркуляції типу НКу на нове енергоефективне насосне обладнання котельні по вул. Святого Миколая, 79а, м. Запоріжжя".

Інформація про рециркуляційні насоси встановлені в котельні по вул. Святого Миколая, 79а

Ст. №	Тип	Продуктивність насосу (Q), м ³ /год	Напір насосу (H), м вод. ст.	Потужність двигуна (Nел.), кВт	Номінальні оберти (n), хв ⁻¹	Напруга двигуна (U), В	Рік вводу в експлуатацію
1	НКу-250	250	32	40	1475	380	2002
2	НКу-250	250	32	40	1475	380	2002
3	НКу-250	250	32	40	1475	380	2002
4	НКу-250	250	32	45	1475	380	2002
5	НКу-250	250	32	45	1475	380	2002
6	НКу-250	250	32	55	1475	380	2002
7	НКу-250	250	32	55	1475	380	2002

Інформація про гідравлічний опір водогрійних котлів котельні по вул. Святого Миколая, 79А

Ст. №	Тип	Гідравлічний опір, м вод. ст.
1	КВ-ГМ-100	35
2	КВ-ГМ-100	38
3	ПТВМ-30М	39
4	ПТВМ-30М	44
5	ПТВМ-30М	41

У зв'язку з підвищеним гідравлічним опором водогрійних котлів рециркуляційні насоси №2 та №3, №4 та №5, №6 та №7 зібрано за послідовною схемою з метою підвищення створюваного робочого тиску для подолання гідравлічного опору котлів та забезпечення необхідної температури на вході води до котлів.

Пропонується замість двох послідовно увімкнених рециркуляційних насосів НКу-250 встановити один сучасний енергоефективний високотемпературний насос з наступними технічними характеристиками:

Порівняння технічних характеристик насосів типу НКу та пропонованих насосів Wilo Atmos GIGA-N

Найменування	Порівнювані насоси	
	НКу-250 × 2	Wilo Atmos GIGA-N 100/200-45/2
Продуктивність насосу (Q), м ³ /год	250	250
Напір насосу (H), м вод. ст.	32 × 2	50
Потужність двигуна (N _{ел.}), кВт	80/90/110	45
Номінальні оберти (n), хв ⁻¹	1475	2945
Напруга двигуна (U), кВ	0,4	0,4

1. Розрахунок річного споживання електричної енергії в базовому варіанті (насоси НКу-250)

Споживна потужність електродвигуном рециркуляційного насосу НКу-250, кВт:

– для котлів КВ-ГМ-100 визначається за формулою (Порядок, (4.8), с. 46):

$$P_{\text{НКу}}^{\text{безПЧ}} = \frac{G_{\text{НКу}} \cdot H_{\text{НКу}} \cdot 10^3}{3600 \cdot 102 \cdot \eta_n \cdot \eta_e \cdot \eta_m}$$

де $G_{\text{НКу}}$ – продуктивність рециркуляційного насосу (м³/год);

$H_{\text{НКу}}$ – створюваний тиск, відповідно до витрати теплоносія

(визначається згідно графічної характеристики насосу), м.вод.ст.;

η_n – ККД на валу насоса (визначається згідно графічної характеристики насосу);

η_e – ККД електродвигуна; (0,8)

η_m – коефіцієнт корисної дії, який враховує втрати в підшипниках. (0,98)

Середня загальна продуктивність рециркуляційних насосів $G_{рец.заг.}$ визначається за формулою (Порядок, (4.12), с. 47):

$$G_{рец.заг.} = G_m \cdot \frac{t_{k,min} - \tau_2}{t_k - t_{k,min}} \cdot \left(1 - \frac{t_k - \tau_1}{t_k - \tau_2} \right)$$

G_m – витрата мережкої води, т/год

$t_{k,min}$ – мінімальна допустима температура води на вході в сталевий котел за умов недопущення корозії

(при роботі на газоподібному паливі $t_{k,min} = 70^{\circ}\text{C}$);

τ_1, τ_2 – середня за розрахунковий період робот котла температура відповідно в подавальному та зворотньому трубопроводах теплової мережі, $^{\circ}\text{C}$

t_k – температура води на виході з котла, $^{\circ}\text{C}$

$$t_k = \frac{\Delta t_{кн.} \cdot Q_k}{Q_{кн.}} + t_{min}$$

$\Delta t_{кн.}$ – номінальний перепад температур води на виході та вході в котел, $^{\circ}\text{C}$

Q_k – середня продуктивність котла, Гкал/год;

$Q_{кн.}$ – номінальна продуктивність котла, Гкал/год;

Місяць	G_m , т/год	τ_1 , $^{\circ}\text{C}$	τ_2 , $^{\circ}\text{C}$	Q_k , Гкал/год	t_k , $^{\circ}\text{C}$	$G_{рец.заг.}$, т/год	Кількість пар насосів	$G_{НКу}$, т/год	$H_{НКу}$, м вод.ст.	Π_n	$P_{НКу}^{безПЧ}$, кВт
січень	2600,89	84,8	46,0	73,91	129,1	492,7	2	246,4	32,5	0,635	43,798
лютий	2600,57	78,6	44,2	73,86	129,1	460,2	2	230,1	33,0	0,630	41,867
березень	2600,56	70,0	44,7	73,85	129,1	333,9	2	166,9	35,5	0,570	36,116
квітень	2598,89	70,0	45,2	73,56	128,8	324,8	2	162,4	36,0	0,560	36,259
травень											
червень											
липень											
серпень											
вересень											
жовтень	2600,49	70,0	44,9	73,84	129,1	329,5	2	164,7	35,5	0,570	35,640
листопад	2600,81	70,2	43,8	73,90	129,1	356,6	2	178,3	35,0	0,580	37,379
грудень	2600,14	76,9	43,8	73,78	129,0	448,3	2	224,1	33,5	0,620	42,068
РІК:	2600,34	74,4	44,7	73,81	129,1	392,3		196,1	34,4	0,595	39,018

– для котлів ПТВМ-30М визначається за формулою (Порядок, (4.10), с. 47):

$$P_{НКу}^{ПЧ} = \frac{G_{НКу} \cdot H_{НКу} \cdot 10^3 \cdot 1,02}{3600 \cdot 102 \cdot \Pi_n \cdot \eta_e \cdot \eta_m \cdot 0,96}$$

де $G_{НКу}$ – продуктивність рециркуляційного насосу ($\text{м}^3/\text{год}$);

$H_{НКу}$ – створюваний тиск, відповідно до витрати теплоносія

(визначається згідно графічної характеристики насосу), м.вод.ст.;

η_n – ККД на валу насоса (визначається згідно графічної характеристики насосу);

η_e – ККД електродвигуна; (0,8)

η_m – коефіцієнт корисної дії, який враховує втрати в підшипниках. (0,98)

Середня загальна продуктивність рециркуляційних насосів $G_{рец.заг.}$ визначається за формулою (Порядок, (4.12), с. 47):

$$G_{рец.заг.} = G_m \cdot \frac{t_{k,min} - \tau_2}{t_k - t_{k,min}} \cdot \left(1 - \frac{t_k - \tau_1}{t_k - \tau_2} \right)$$

G_m – витрата мережкої води, т/год

$t_{k,min}$ – мінімальна допустима температура води на вході в сталевий котел за умов недопущення корозії

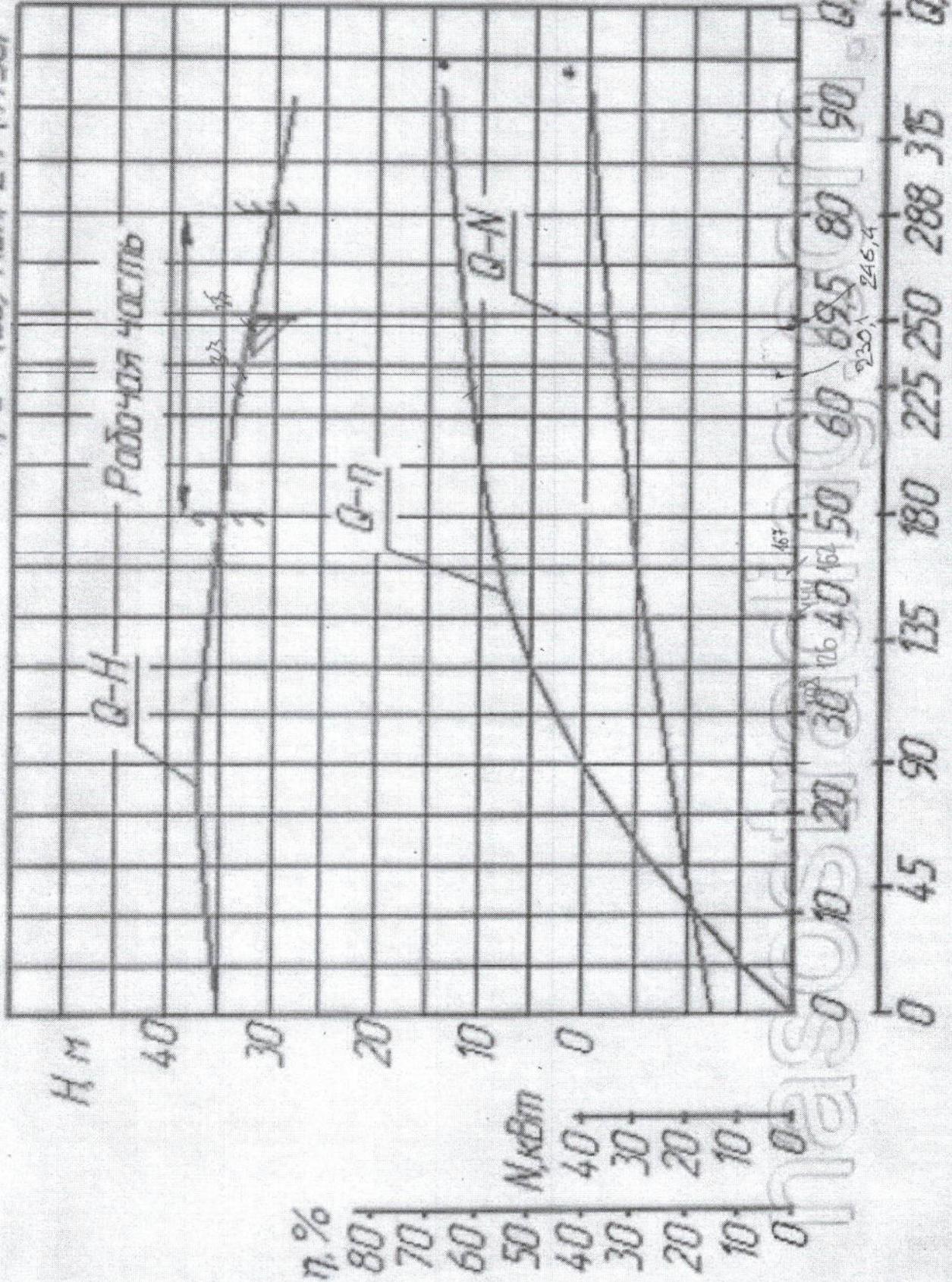
(при роботі на газоподібному паливі $t_{k,min} = 70^{\circ}\text{C}$);

τ_1, τ_2 – середня за розрахунковий період робот котла температура відповідно в подавальному та зворотньому

$KB - TM - 100$

$MKy-250$

$n \text{ c}^{-1} / 105 / \text{мин} / 24 / 1450$



трубопроводах теплової мережі, °С

t_k — температура води на виході з котла, °С

$$t_{\text{к}} = \frac{\Delta t_{\text{кн.}} \cdot Q_{\text{k}}}{Q_{\text{кн.}}} + t_{\min}$$

$\Delta t_{\text{кн.}}$ — номінальний перепад температур води на виході та вході в котел, °С

Q_{k} — середня продуктивність котла, Гкал/год;

$Q_{\text{кн.}}$ — номінальна продуктивність котла, Гкал/год;

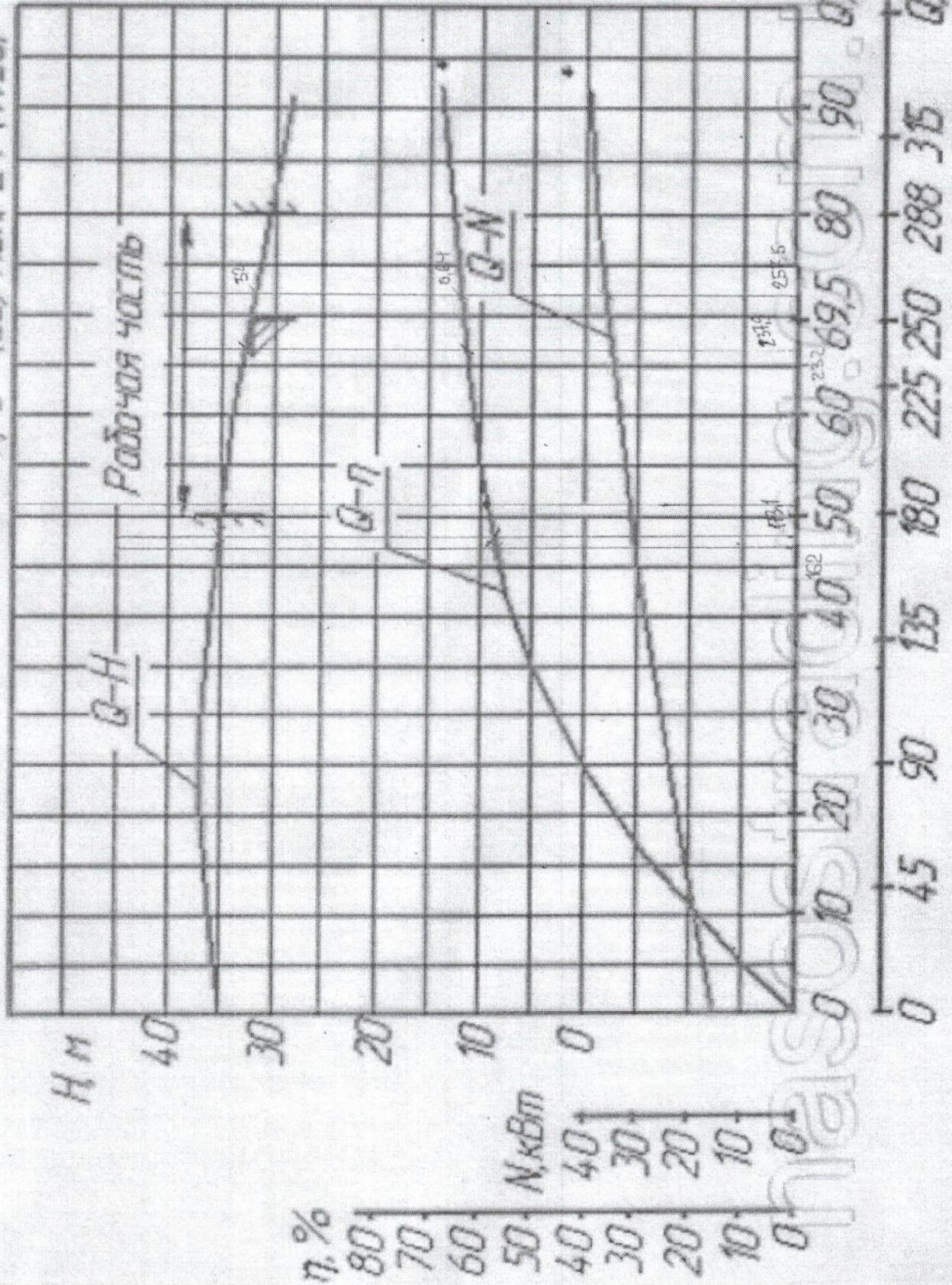
Місяць	G_m , т/год	τ_1 , °C	τ_2 , °C	Q_{k} , Гкал/год	t_k , °C	$G_{\text{рецизаг.}}$, т/год	Кількість пар насосів	$G_{\text{НКу}}$, т/год	$H_{\text{НКу}}$, м вод.ст	η_i	$P_{\text{НКу}}^{\text{ПЧ}}$, кВт
січень	487,71	84,8	46,0	13,86	101,7	257,5	1	257,5	32,0	0,64	47,512
лютий	488,03	78,6	44,2	13,86	101,7	237,9	1	237,9	33,0	0,63	45,984
березень	488,04	70,0	44,7	13,86	101,7	173,1	1	173,1	35,0	0,57	39,219
квітень	489,71	70,0	45,2	13,86	101,7	168,3	1	168,3	35,5	0,56	39,383
травень											
червень											
липень											
серпень											
вересень											
жовтень	488,11	70,0	44,9	13,86	101,7	171,0	1	171,0	35,0	0,57	38,742
листопад	487,79	70,2	43,8	13,86	101,7	184,0	1	184,0	34,5	0,59	40,049
грудень	488,46	76,9	43,8	13,86	101,7	231,0	1	231,0	33,0	0,63	45,018
РІК:	488,26	74,4	44,7	13,86	101,7	203,2		203,2	34,0	0,60	42,273

Річне споживання електричної енергії на привід рециркуляційних насосів НКу-250 котлів КВ-ГМ-100, кВт·год:

Як видно з розрахунку загальної витрати води на рециркуляцію котлів КВ-ГМ-100 (по місяцях) недостатньо однієї пари послідовноз'єднаних рециркуляційних насосів НКу-250, тому застосовується дві пари послідовноз'єднаних рециркуляційних насосів НКу-250. Загальна витрата води на рециркуляцію розподіляється порівну між двома парами послідовноз'єднаних рециркуляційних насосів НКу-250. Таким чином, експлуатується чотири насоси. З цього виходить, що загальне споживання електричної енергії на привід рециркуляційних насосів для котлів КВ-ГМ-100 складається зі споживання чотирьох насосів НКу-250.

$$W_{\text{рец.}}^{\text{КВ-ГМ-100}} = 4 \cdot W_{\text{НКу}}^{\text{безПЧ}} = 4 \cdot P_{\text{НКу}}^{\text{безПЧ}} \cdot T_{\text{рец.}}^{\text{КВ-ГМ-100}}$$

Місяць	$P_{\text{НКу}}^{\text{безПЧ}}$, кВт	години роботи	$W_{\text{НКу}}^{\text{безПЧ}}$, кВт·год	$W_{\text{рец.}}^{\text{КВ-ГМ-100}}$, кВт·год
січень	43,80	744	32 585,40	130 341,62
лютий	41,87	640	26 794,77	107 179,06
березень	36,12	501	18 094,01	72 376,03
квітень	36,26	91	3 299,59	13 198,36
травень				
червень				
липень				
серпень				
вересень				
жовтень	35,64	189	6 735,99	26 943,94
листопад	37,38	528	19 736,00	78 943,98
грудень	42,07	680	28 606,15	114 424,59
РІК:	39,02	3373		543 407,59

$H_{K\mu-250}$ $\text{НС}^{-1}/\text{мкн}^2 24 / 1450$ 

Річне споживання електричної енергії на привід рециркуляційних насосів НКу-250 котлів ПТВМ-30М, кВт·год:

Споживання електричної енергії на привід рециркуляційних насосів котлів ПТВМ-30М: це сума споживання електричної енергії пари послідовноз'єднаних рециркуляційних насосів НКу-250, обидва з яких оснащено перетворювачами частоти:

$$W_{\text{рец.}}^{\text{ПТВМ-30М}} = 2 \cdot W_{\text{НКу}}^{\text{ПЧ}} = 2 \cdot P_{\text{НКу}}^{\text{ПЧ}} \cdot T_{\text{рец.}}^{\text{ПТВМ-30М}}$$

Місяць	P _{НКу} ^{ПЧ} , кВт	години роботи	W _{НКу} ^{ПЧ} , кВт·год	W _{рец.} ^{ПТВМ-30М} , кВт·год
січень	47,51	744	35 348,68	70 697,36
лютий	45,98	672	30 901,35	61 802,70
березень	39,22	744	29 178,85	58 357,69
квітень	39,38	144	5 671,20	11 342,39
травень				
червень				
липень				
серпень				
вересень				
жовтень	38,74	264	10 227,98	20 455,97
листопад	40,05	720	28 835,55	57 671,10
грудень	45,02	744	33 493,48	66 986,97
РІК:	42,27	4 032		347 314,18

Річне споживання електричної енергії на привід рециркуляційних насосів котельні по вул. Св. Миколая, 79а

Споживання електричної енергії на привід рециркуляційних насосів котельні по вул. Святого Миколая, 79а складається зі споживання електричної енергії на привід рециркуляційних насосів котлів КВ-ГМ-100 та котлів ПТВМ-30М, кВт·год:

$$W_{\text{рец.}}^{\text{НКу-250}} = W_{\text{рец.}}^{\text{КВ-ГМ-100}} + W_{\text{рец.}}^{\text{ПТВМ-30М}} = \quad \quad \quad 890 721,763$$