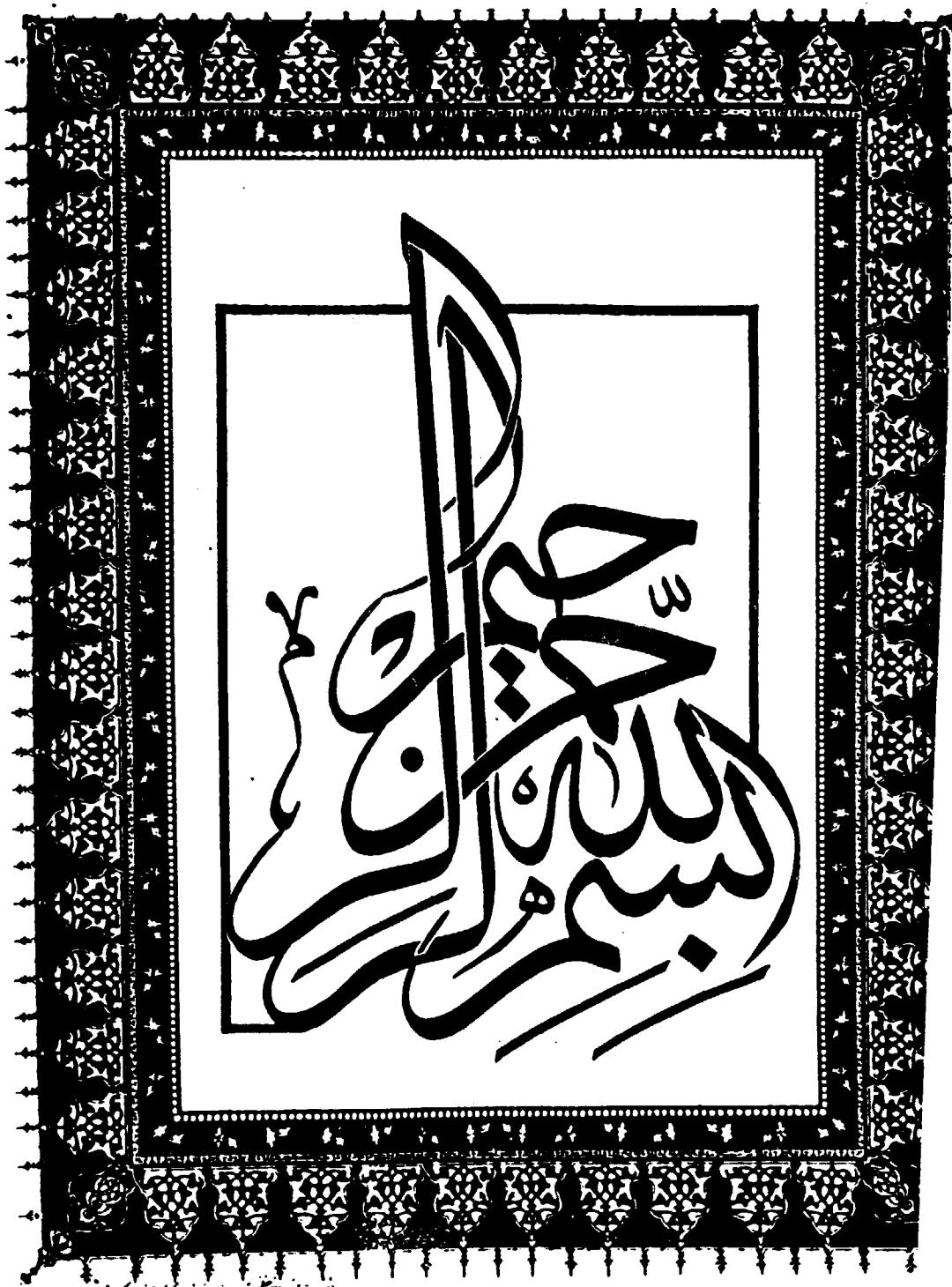


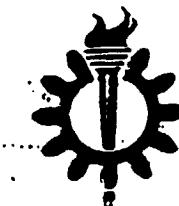
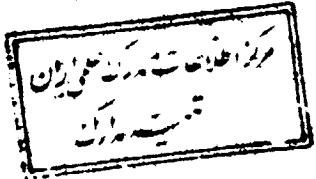
اسکن شد

۸۴ آذر ۱۳۹۷

توسط :



۴۶۹۴۹



دانشگاه علم و صنعت ایران

دانشکده مهندسی مکانیک

پایان نامه کارشناسی ارشد

طراحی ترمودینامیکی برجهای خنک کن خشک نیروگاهی و
بررسی پارامترهای مهم جهت بهینه سازی برجهای مذکور

استاد راهنمای:
۵۲۴۳ آقای دکتر معدولیت

دانشجو:
محمد حسین اعتضادی شریف

آبان ماه ۱۳۷۸

۲۷۶۴۹

تقدیم به:

مادر، که محبت‌ها ایش همواره گرمی بخش زندگیم بوده است
و پدر، که با فداکاری‌ها ایش زندگی را به من هدیه کرد.

چکیده:

هدف از انجام این پژوهه مطالعه و بررسی برجهای خنک کن خشک غیر مستقیم نیروگاهی (Heller Type) و انجام محاسبات و طراحی ترمودینامیکی، بر مبنای اصول علمی و تجربی می‌باشد همچنین پارامترهای مهم جهت بهینه سازی برجهای مذکور و برنامه کامپیوتری در این خصوص ارائه شده است. لازم به ذکر است که از روابط معرفی شده در محاسبات عملی نیروگاه شهید رجایی استفاده شده است.

در فصل اول انواع سیستمهای خنک کن نیروگاهی بطور اجمال مورد بررسی قرار می‌گیرد و سپس مزایا و معایب سیستمهای خشک و تر مطرح می‌گردد.

فصل دوم اختصاص به مبانی تئوری سیستم خنک کن خشک دارد، و روابط تئوری و تجربی مبدل‌های هواخنک بررسی می‌شود.

فصل سوم، به محاسبات ترمودینامیکی انتقال حرارت و افت فشار هوا اختصاص دارد. هدف از این محاسبات بدست آوردن سطح انتقال حرارت مورد نیاز و دست یابی به مشخصات هندسی برج خنک کن می‌باشد.

فصل چهارم اصول بهینه سازی سیستم مورد بررسی قرار می‌گیرد.

در فصل پنجم نیز در ابتدا به ارائه برنامه کامپیوتری در خصوص بدست آوردن ابعاد برج خنک کن و (ما) آب کندنسator خواهیم پرداخت سپس به کمک این برنامه تراکم و ارائه پیش‌دادات جهت ادایه اکارس پردازم.

آوردن ابعاد بهینه برج خنک کن و دمای آب کندانسور خواهیم پرداخت سپس به

بحث و بررسی نتایج ارائه پیشنهادات جهت ارائه کار، می پردازیم.

فهرست مطالب

صفحه	عنوان	شماره فصل
۶	علام اختصارات	
۱۱	مقدمه	
فصل اول - بررسی انواع سیستم های خنک کننده		
۱۳	سیستمهای خنک کن	۱-۱
۱۶	ضرورت و اصول خنک کردن	۲-۱
۱۷	انواع سیستم های خنک کن	۳-۱
۲۱	استخرهای خنک کن	۴-۱
۲۲	برج های خنک کن تر	۵-۱
۲۸	سیستم خنک کن خشک	۶-۱
۲۸	سیستم خنک کن خشک غیر مستقیم	۱-۶-۱
۳۰	برج خنک کن خشک مستقیم یا کندانسور هوانی	۲-۶-۱
۳۳	سیستم خهای خنک کن مرکب	۷-۱
۳۵	بررسی سیستم خنک کن خشک غیر مستقیم هلر	۸-۱
۳۶	اجراء یک سیستم خنک کننده هلر	۹-۱
۳۶	کندانسور پاششی	۱-۹-۱
۳۷	پمپهای آب گردشی	۲-۹-۱
۳۷	برج خنک کن خشک	۳-۹-۱
۳۹	بررسی ساختمان سیستم خنک کن هلر	۱۰-۱
۴۴	مزایا و معایب برجهای خنک کن	۱۱-۱
۴۴	مزایا سیستم خنک کننده خشک	۱-۱۱-۱
۴۴	معایب سیستم خنک کن خشک	۲-۱۱-۱
۴۶	مزایا و معایب برجهای خنک کن تر	۳-۱۱-۱

فهرست مطالب

صفحه	عنوان	شماره فصل
	فصل دوم - مبانی تئوری	
۴۸	متدھای آنالیز حرارتی	۱-۲
۵۱	معادلات مربوط به ضریب انتقال حرارت و افت فشار	۲-۲
۵۳	محاسبات افت فشار	۳-۲
	فصل سوم - محاسبات ترمودینامیکی و آنرودینامیکی برج	
۵۶	محاسبات مربوط به تعداد کالومها	۱-۳
۵۸	داده ها اولیه	۲-۳
۵۹	مقادیر اولیه فرض شده	۳-۳
۶۰	محاسبات	۴-۳
۶۱	طراحی ترمودینامیکی مربوط به ورودیها	۵-۳
۶۲	گرمای انتقالی پیک کولرها	۶-۳
۶۵	محاسبات مربوط به درفت طبیعی برج	۷-۳
۶۷	محاسبات مربوط به افت فشار پیک کولرها	۸-۳
۶۹	محاسبات افت فشار در دلتاها	۹-۳
۷۰	محاسبه افت فشار کلی برج	۱۰-۳
۷۲	محاسبه ارتفاع برج	۱۱-۳
۷۲	محاسبه حرارت انتقالی توسط دلتاها	۱۲-۳

فهرست مطالب

صفحه	عنوان	شماره فصل
	فصل چهارم - بهینه کردن سیستم خنک کن خشک هر	
۷۶	دیاگرامهای توربین و ژنراتور در مقابل برجهای خشک	۱-۴
۷۹	بهینه کردن سیستم خنک کن خشک	۲-۴
۸۰	بهینه سازی سیستم خنک کن خشک نوع هر	۳-۴
۸۰	اصول بهینه کردن	۴-۴
۸۳	هزینه سیستم خنک کن	۵-۴
۸۶	هزینه سیستمهای کمکی	۱-۵-۴
۸۷	تفاوت در میزان انرژی الکتریکی تولید شده	۲-۵-۴
۹۲	مجموع هزینه ها	۶-۴
۹۲	مقدار اپتیم	۷-۴
	فصل پنجم برنامه کامپیوتری ، نتایج ، پیشنهادات	
۹۵	برنامه کامپیوتری جهت محاسبه ابعاد بهینه برج	۱-۵
۱۰۰	برنامه کامپیوتری جهت محاسبه دمای آب کندانسور	۲-۵
۱۰۵	نتایج	۳-۵
۱۰۸	پیشنهادات و ادامه کار	۴-۵
۱۰۹	مراجع	
۱۱۲	پیوست	

علام و اختصار

H	ارتفاع کل برج
He	ارتفاع موئر برج
D_2	قطر خروج برج
α_d	زاویه بین کالومهای دلتاها
α_{pc}	زاویه بین کالومهای پیککولرها
N_{pc}	تعداد دلتاهاای پیککولر
H_{pc}	ارتفاع دلتاهاای پیککولر
H_d	ارتفاع دلتاها
N_f	تعداد کل فنهای پیککولرها
F_a	سطح مقطع فن
Q	کل انتقال حرارت
Q_0	میزان انتقال حرارت یک کالوم
Q_1	میزان انتقال حرارت مخصوص
Q_{pc}	انتقال حرارت کل توسط پیککولرها
Q_d	انتقال حرارت کل توسط دلتاها
G	دبی جرمی کل آب

G_{pc}	دبی جرمی کل آب پیککولرها
G_d	دبی جرمی کل آب دلتاها
G_0	دبی جرمی آب یک کالوم
L	کل جریان هوای برج
$L_{1,d}$	دبی جرمی هوای دلتاها
$L_{1,pc}$	دبی جرمی هوای پیککولرها
L_0	جریان هوای عبوری از یک کالوم
L_2	میزان دبی جرمی تصحیح شده هوا (برای محاسبه ضریب انتقال حرارت)
L_3	میزان دبی جرمی تصحیح شده هوا (برای محاسبه افت فشار)
C_k	ضریب تصحیح جریان هوا
α_w	ضریب انتقال حرارت آب
α_a	ضریب انتقال حرارت هوا
k	ضریب انتقال حرارت کلی
Δp_w	افت فشار در سیستم هیدرولیک
Δp_c	افت فشار هوای عبوری از خنککن‌ها

Δp	درفت طبیعی برج
Δp_1	افت فشار عبوری از لورها
Δp_e	افت فشار خروجی برج
Δp_t	افت فشار کل برج
F	سطح جلوئی کالوم
t_{21}	دماهی آب ورودی
t_w	درجة حرارت آب
t_{amb}	درجة حرارت محیط
t_{air}	درجة حرارت هوا
t_c	درجة حرارت کندانسور
t_{11}	دماهی هوای ورودی
i	انتالپی مخصوص
ITD	اختلاف دماهی اولیه
Dens	دانسیته
P_a	فشار مطلق
P_b	فشار بارومتریک
P_s	فشار بخار اشباع

ψ	رطوبت نسبی
x	رطوبت مطلق
s	ارتفاع از سطح دریا
W_1	کوچکترین ظرفیت حرارتی
W_2	بزرگترین ظرفیت حرارتی
C_a	گرمای ویژه هوا
C_w	گرمای ویژه آب
ϕ	ضریب موثر مبدل
LMTD	اختلاف دمای متوسط لگاریتمی
ϵ	ضریب تصحیح
$\alpha_{w,i}$	ضریب انتقال حرارت آب براساس سطح داخلی لوله
F_i	سطح داخلی لوله
$\alpha_{a,f}$	ضریب انتقال حرارت هوا براساس طول فین و سطح لوله
F_f	سطح فین و سطح لوله
η	راندمان فین
δ	ضخامت دیواره لوله
λ	ضریب هدایت لوله

F_t	سطح موثر لوله
γ_m	دانسیتی متوسط
$v_{p,c}$	سرعت آب در هر لوله کالوم
$w_{p,c}$	دبی جرمی آب در هر لوله کالوم
$n_{p,c}$	تعداد کل لوله‌های موجود در کالومهای برج
n_0	تعداد ستونهای خنک‌کننده
η_0	راندمان پمپ
N	انرژی پمپینگ و قدرت مورد نیاز پمپ
η_{th}	راندمان حرارتی
Q_L	انرژی هدر رفته
T_L	دمای منبع سرد
Q_H	انرژی داده شده
T_H	دمای منبع گرم
C_{st}	هزینه توربین بخار
W	دبی آب خنک‌کن
D	فاکتور ثابت
F	فاکتور ثابت
E	فاکتور ثابت
a	هزینه انرژی الکتریکی واحد

مقدمه

نیروگاهها بعنوان یکی از مهم‌ترین قطب‌های صنعتی هر کشور محسوب شده و از حساسیت ویژه‌ای برخوردار می‌باشند. این اهمیت شامل قسمت‌های بکار رفته در آن بخصوص سه جزء اصلی آن یعنی بویلر، توربین و سیستم خنک‌کن می‌شود. امروزه مهندسین نیرو می‌باشند. این اهمیت بدین‌جهت، از این‌رو باید در طراحی و بهبود سیستم‌هایی که میزان زیادی انرژی را با هزینه کم تولید و حداقل آلودگی محیط‌زیست را سبب می‌شوند، تلاش نمایند. سیستم‌های خنک‌کننده مختلفی از قبیل سیستم‌های تک مسیر، برج‌های خنک‌کن‌ترو و خشک در نیروگاه‌های مختلف مورد استفاده قرار می‌گیرند که هر کدام دارای مزایا، معایب و محدودیت‌هایی هستند. از میان دو برج خنک‌کن‌ترو و خشک، برج‌تر نیاز به آب جبرانی فراوانی دارد که در کشور ما با توجه به کمبود آب در بیشتر مناطق، تامین آن کاری مشکل است و از نظر اقتصادی مقرن به صرفه نیست. با توجه به مطالب فوق در این پژوهش سعی بر آن است که استفاده از برج خنک‌کن خشک و نحوه طراحی آن با توجه به محاسبات ترمودینامیکی مورد توجه قرار گیرد.

فصل اول

بررسی انواع سیستم‌های خنک‌کننده