



مطالعه کاربرد ایستگاه پمپ جریان آب برای پایش مصرف انرژی ساختمان و بهینه‌سازی کنترل

نویسنده: ناصر مهدیزاده

چکیده

این مقاله دیدگاهی نو از پایش انرژی ساختمان و روش کنترل سرعت پمپ را ارائه می‌کند. به منظور نگرانی مقاومت سامانه در یک مقدار بهینه برای رسیدن به بهترین بازدهی پمپ و ذخیره قدرت پمپ، سرعت پمپ کنترل می‌شود. مقاومت سامانه را می‌توان از روی هد پمپ و نرخ جریان آب محاسبه شده به وسیله پمپ ایستگاه جریان آب (PWS) که اخیراً توسعه داده شده است، به دست آورد. PWS نرخ جریان آب را با استفاده از هد پمپ، سرعت پمپ و منحنی عملکرد پمپ اندازه‌گیری می‌کند. این روش به طور آزمایشگاهی در سامانه‌های HVAC واقعی اثبات شده است. یک مورد مطالعاتی در این مقاله برای کاربرد این روش جدید در یک تمرین و پروژه مأموریتی پیوسته (CC) نشان داده شده است. این مورد مطالعاتی نشان می‌دهد که PWS می‌تواند سرعت پمپ را کنترل کند تا نقطه عملکرد سامانه را در حالت بهینه نگه دارد. همچنین می‌تواند نرخ جریان آب را اندازه‌گیری کرده و به صورت پیوسته نرخ جریان آب را به صورت پیوسته با هزینه نصب پایین و تقریباً بدون هزینه نگرانی نشان دهد. نتایج نشان می‌دهند که این تکنولوژی جدید می‌تواند قدرت پمپ را ذخیره کرده و بازدهی پمپ را به طور قابل توجهی افزایش دهد.

کلمات کلیدی: کنترل پمپ، جریان آب، اندازه‌گیری

۱- مقدمه

اندازه‌گیری دقیق نرخ جریان آب داغ و خنک برای پایش انرژی ساختمان موضوعی جدی و حائز اهمیت است. در سامانه‌های هیدرولیکی برای نمایش میزان استفاده انرژی، کنترل جریان متغیر و بزرگ آب خنک مرکزی و صفحات آب داغ، معمول ترین وسایل استفاده از حسگرهای جریان (اندازه‌گیرها) هستند. (یعنی برای متصرفان زیرزمین به‌وسیله یک سامانه آب خنک یا داغ معمولی ارائه می‌شود) و برای کنترل جریان متغیر و بزرگ، صفحات آب خنک و آب داغ مرکزی استفاده می‌شود. در یک تنظیم پمپاژ با سرعت متغیر پمپ های جریان ثابت، منبع دیگ یا خنک کننده را در یک منبع حلقه اولیه دوباره محاسبه می‌کنند و توزیع سرعت متغیر جا گرفته در صفحه، منبع جریان را از حلقه منبع بیرون کشیده و آن را به ترمینال های بار توزیع می‌کند. سرعت توزیع پمپ (پمپ ثانویه) به‌وسیله یک کنترل کننده اندازه‌گیری فشار دیفرانسیلی در طی نیروی برق بازگشتی فراهم شده، یا در طی نواحی بحرانی منتخب تعیین می‌شود. سوپاپ‌ها و شیرهای کنترلی دوطرفه (دو راهه) که در ترمینال بار نصب شده‌اند، برای تغییر جریان مورد نیاز بار آن را به شاخه برمی‌گردانند.

در تمام کاربردهای پمپ آب خنک با سرعت‌های متغیر، سرعت پمپ کنترل می‌شود تا یک دیفرانسیل فشار ثابت را بین فراهم کننده آب خنک اصلی و خطوط بازگشتی نگه دارد، هرچند این دیدگاه بهینه نیست. به منظور نگه داشتن یک دیفرانسیل فشار ثابت با تغییر جریان، همان‌طور که بار (یعنی جریان) کاهش می‌یابد سوپاپ‌های کنترل برای واحدهای کنترل هوا می‌بایست بسته شوند که در نتیجه منجر به افزایشی در مقاومت جریان می‌شود. در سامانه‌های معمولی نقطه تنظیم دیفرانسیل فشار (DP) همیشه در مقداری بسیار زیاد تنظیم می‌شود. به دلیل فشار استاتیکی بالا در شرایط بار جزئی سوپاپ‌های دوطرفه برای ترمینال‌ها مجبور به بسته شدن می‌شوند. در اکثر اوقات سامانه‌ها در بار جزئی کار می‌کنند و پمپ وادار می‌شود تا در یک سرعت بالا شروع به کار کند و انرژی و قدرت اضافی مصرف می‌کند تا DP را در سطح بالا نگه دارد. نقاط عملیاتی ممکن است با بازدهی پمپ بسیار پایینی، به ناحیه ناپایداری از منحنی پمپ افت کند. برای حل این مشکل، یک روش کنترل جدید برای کنترل دیجیتال مستقیم DDC سامانه‌ها توسعه داده شده است که می‌تواند سیگنال موقعیت سوپاپ دوطرفه را برای ترمینال های سامانه‌های کنترل مدیریت انرژی EMCS بفرستد.

یک راهبرد مناسب برای نقطه تنظیم آب خنک، می‌بایست نقطه تنظیم DP را مجدداً تنظیم کند، این کار به منظور نگهداری همه دماهای هوای تخلیه شارژ با حداقل یک سوپاپ کنترل در یک شرایط اشباع (کاملاً باز) انجام می‌شود. این نتایج در یک مقاومت جریان ثابت نسبی و ذخایر پمپ‌های بزرگ‌تر در بارهای کم می‌باشد.

این روش می‌تواند تضمین کند که پمپ در مقاومت سامانه طراحی شده کار می‌کند و بار مورد نیاز را نیز حمل می‌کند. متأسفانه این روش نمی‌تواند برای سامانه‌هایی که از کنترل کننده‌های پنوماتیک استفاده می‌کنند به کار برده شود. مشکل دیگر این دیدگاه کنترل این است که اطلاعات موقعیت سوپاپ اغلب غیر قابل اطمینان و نامعتبر است. سوپاپ می‌تواند به صورت بازگیر کند یا نشان‌گر اشباع می‌تواند معیوب و ناقص باشد.

بنابراین یک روش کنترل جدید در این مقاله توسعه داده شده است تا کنترل سرعت متحرک (VFD) فرکانس متغیر را بهینه کند. سرعت پمپ کنترل می‌شود تا مقاومت بهینه سامانه را حفظ کند. مقدار S را می‌توان از معادله (۱) محاسبه کرد.

$$S = H / Q^2 \quad (1)$$

که در آن H هد پمپ و Q نرخ جریان آب است. هد پمپ می‌تواند به وسیله ترانسفورماتور دیفرانسیل فشار به دست آید. بنابراین بسیار حائز اهمیت است که نرخ جریان آب داغ یا سرد به طور دقیق برای کنترل بهینه سامانه اندازه‌گیری شود. روش‌های مرسوم اندازه‌گیری جریان آب در ادامه تشریح شده است:

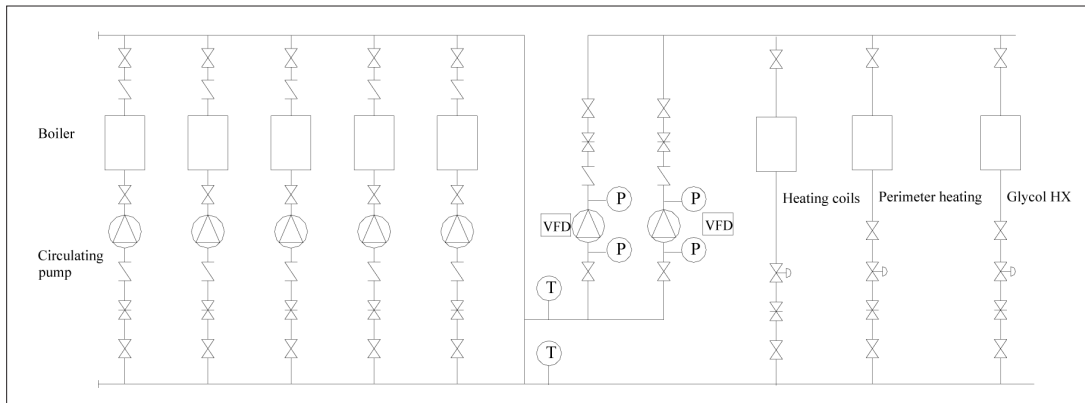
- اندازه‌گیری جریان فشار دیفرانسیلی

این روش فشار دیفرانسیل را به جریان با استفاده از معادله برنولی مرتبط می‌کند. برای مثال اندازه‌گیری و نتوری معمولاً برای سنجش جریان بخار استفاده می‌شود، اما به خاطر دقت پایین و ضعیف در نرخ‌های پایین جریان و هزینه‌های نصب بالا، کمتر برای اندازه‌گیری جریان آب مورد استفاده قرار می‌گیرد.

- سنجش جریان جابجایی

این نحوه سنجش با استفاده از سیال برای چرخش یا جابه‌جایی یک وسیله که در بخار جریان قرار داده می‌شود، یعنی یک اندازه‌گیر جریان توربین، اندازه‌گیری چرخ پدال مماس و... کار می‌کند. این کار افت فشار اضافی ایجاد می‌کند، یاتاقان‌ها فرسوده می‌شوند و برای تضمین دقت کالیبراسیون





شکل ۱: دیاگرام سامانه آب داغ

عملکرد تولیدکننده نشان داده می‌شود. منحنی‌ها از یک سری آزمایش‌های استاندارد تهیه شده به‌وسیله موسسه هیدرولیک (۱۹۹۴) تولید می‌شوند. آزمایشات به‌وسیله تولیدکننده برای یک حلقه و طومار پمپ داده شده یا پوشش و محافظ و چندین قطر پیش‌برنده معمولاً از بیشینه تا کمینه مجاز در طومار انجام می‌شوند. منحنی‌های پمپ نتایج میانگین را از آزمایش چندین پمپ با طراحی مشخص و معین تحت شرایط یکسان نشان می‌دهند. منحنی برخی اوقات منحنی ظرفیت هد (H-Q) نامیده می‌شوند.

ایستگاه پمپ جریان آب (PWS) اخیراً در ۲۰۰۶ به‌وسیله Liu توسعه داده شده است. PWS می‌تواند جریان آب را از طریق پمپ‌هایی با استفاده از سرعت پمپ، هد پمپ، و منحنی پمپ اندازه‌گیری کند. مدل تئوری به‌طور آزمایشگاهی مورد آزمایش قرار گرفته و تطابق خوبی بین مدل و مقادیر آزمایشگاهی به‌دست آمد. هد پمپ کلی به‌عنوان تابعی از نرخ جریان آب با استفاده از منحنی طراحی عملکرد پمپ می‌تواند برگشت کند. معادله (۲) یک منحنی رگرسیون چندجمله‌ای معمولی است که در آن H_d و Q_d هد پمپ و نرخ جریان آب برای پمپ در سرعت ۱۰۰ درصد

مورد نیاز است. این اندازه‌گیری هزینه بالایی برای نصب و کالیبراسیون دارد.

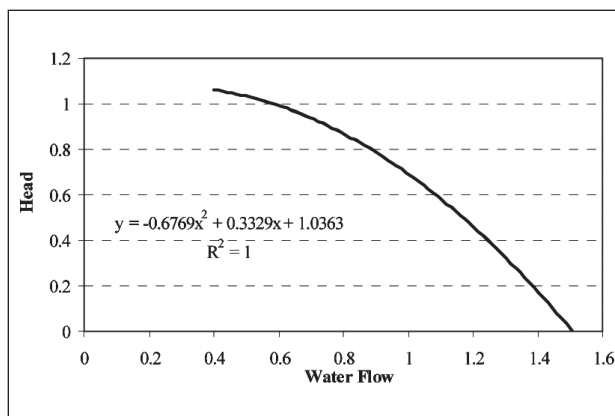
سنجش جریان غیرفعال

برای مثال اندازه‌گیری مافوق صوت زمان انتقال، که بسیار دقیق است. دقت گزارش شده بالای ۱۰ درصد است. (اصول کنترل HVAC)

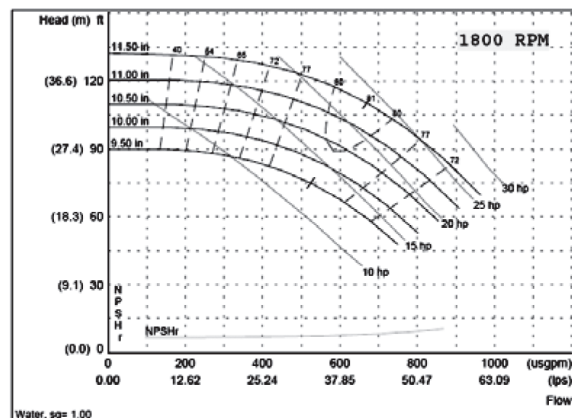
هرچند کاربرد آن ممکن است متأثر از ابعاد لوله، شرایط سطح، خصوصیات سیال و دیگر محدودیت‌های عملی باشد. این روش به‌خاطر رنگ سطح و قطر با ناتوانی‌ها و شکست‌های بسیاری در طی اندازه‌گیری مواجه شده است. همچنین سنجش جریان مغناطیسی دقیق است، اما آنها برای استفاده در کاربردهای HVAC بسیار گران هستند. بنابراین ما احتیاج به یافتن روشی داریم که با اطمینان و با دقت جریان آب پمپ را اندازه‌گیری کرده و برای نصب ارزان‌تر باشد.

۲- روش عمل

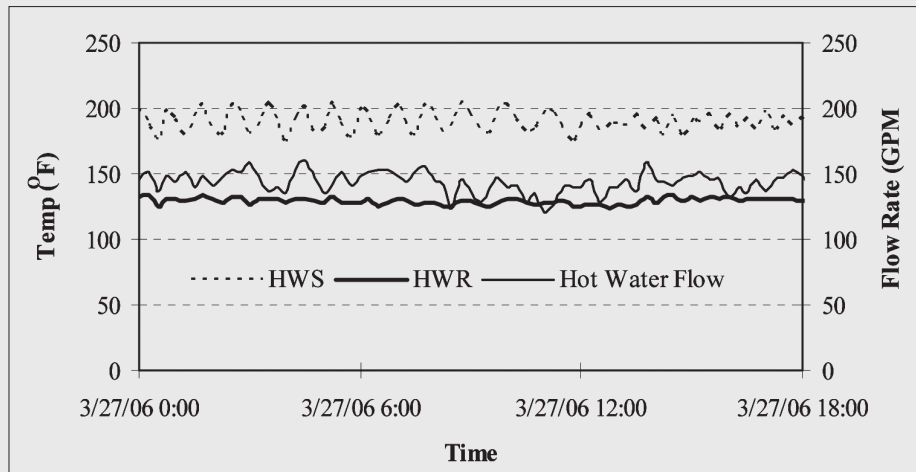
عملکرد یک پمپ گریز از مرکز معمولاً به‌وسیله یک منحنی



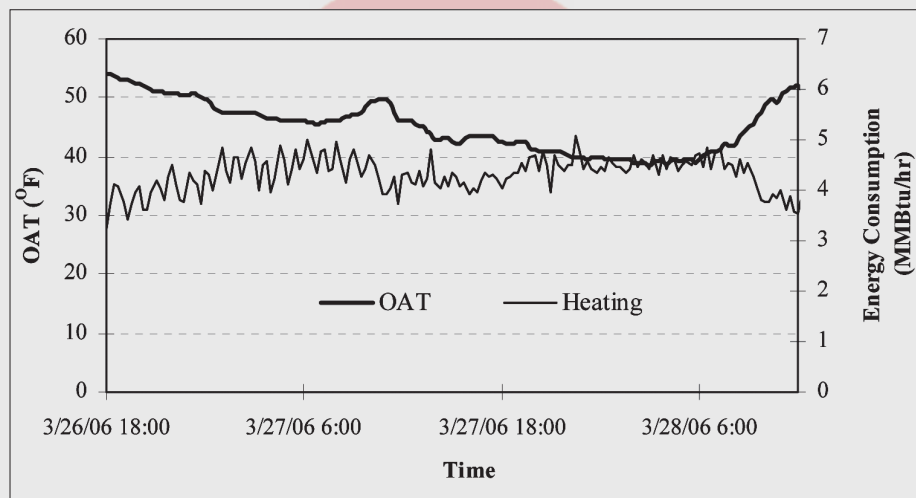
شکل ۳: منحنی پمپ بعد از کالیبراسیون (بدون بعد)



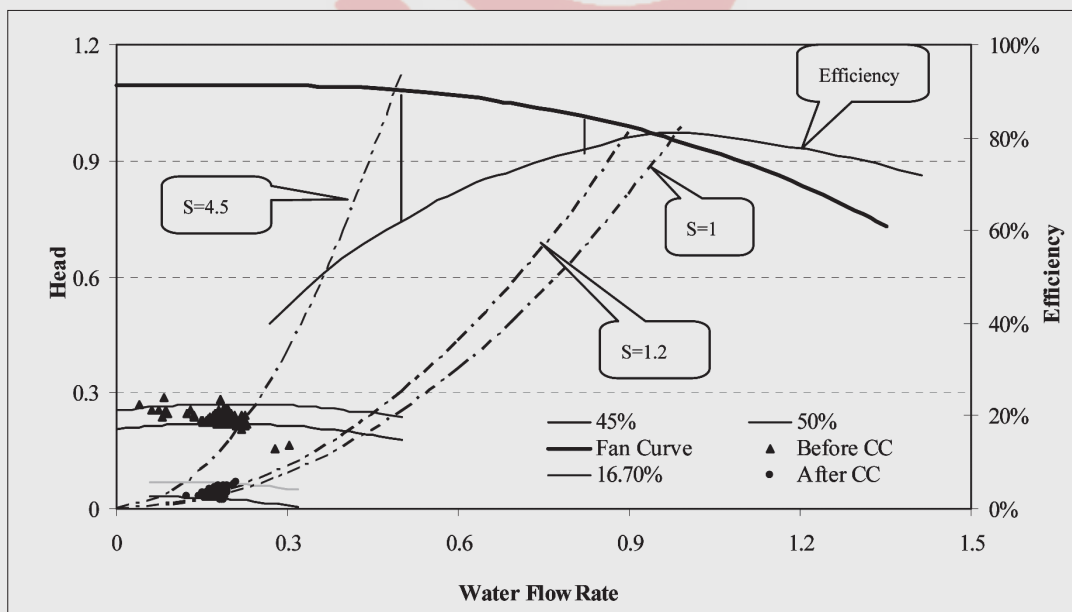
شکل ۴: منحنی عملکرد پمپ تولیدکننده



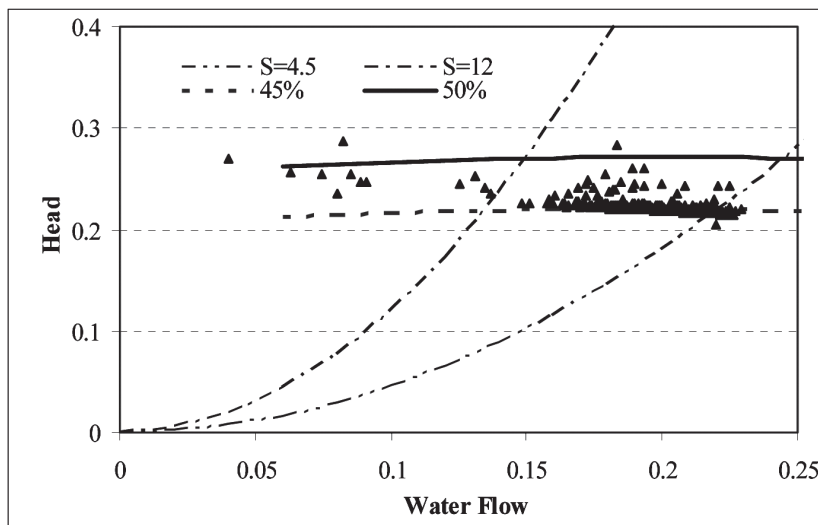
شکل ۴: اندازه گیری جریان آب داغ



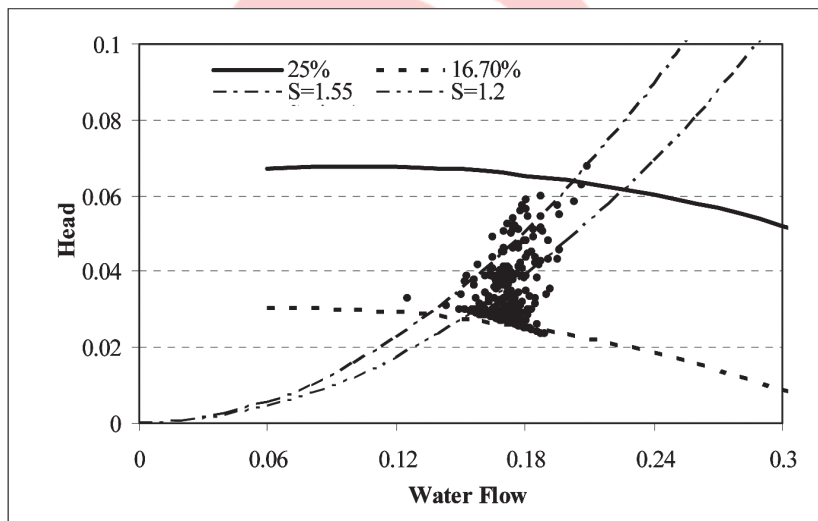
شکل ۵: مصرف انرژی گرمایشی اندازه گیری شده



شکل ۶: مقایسه سامانه و ترتیب کنترل قبل و بعد از CC



شکل ۷: نتایج اندازه‌گیری شده قبل از CC



شکل ۸: نتایج اندازه‌گیری شده بعد از CC

• ترمز اسب بخار متناسب با مکعب سرعت چرخشی تغییر

هستند.

می‌کند.

$$H_d = \sum_{i=1}^n a_i \cdot Q_d^i \quad (2)$$

وقتی که پمپ در سرعت کاهش یافته کار می‌کند، منحنی پمپ را می‌توان براساس معادله (۳) بیان کرد. بر اساس قانون پیوستگی:

$$H = \omega^2 \sum_{i=1}^n a_i \cdot \left(\frac{Q}{\omega}\right)^i \quad (3)$$

$$Q = w Q_d \text{ و } H = \omega^2 H_d \text{ و } w = N / N_d \text{ که}$$

به‌طور معمول منحنی پمپ می‌تواند با استفاده از معادلات چندجمله‌ای مرتبه ۲ بیان شود. وقتی $\gamma = 1$ باشد.

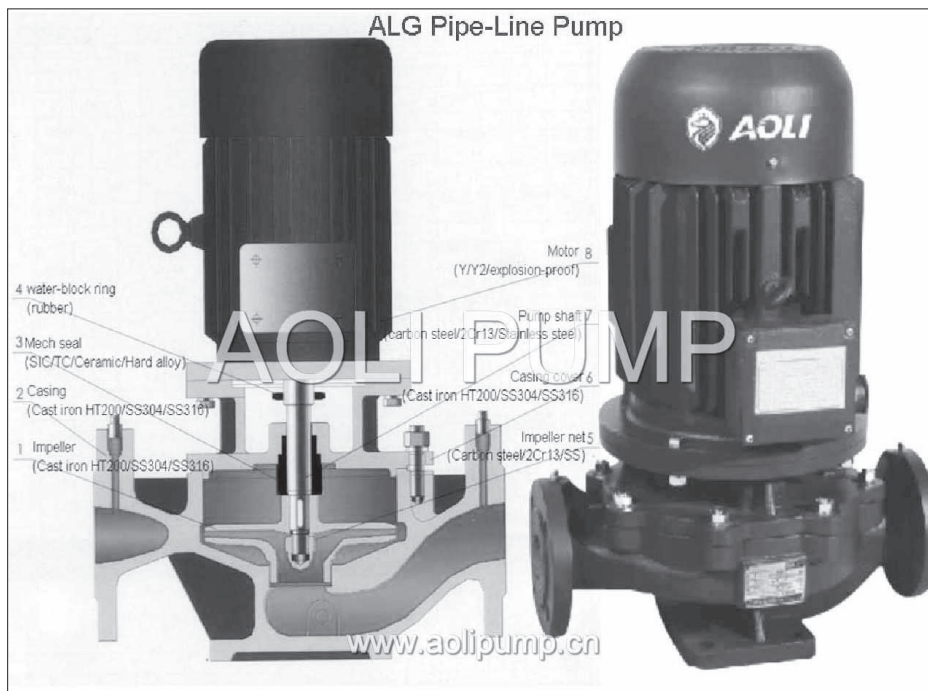
$$H = a_0 \bar{\omega}^2 + a_1 \cdot \bar{Q} \bar{\omega} + a_2 \cdot \bar{Q}^2 \quad (4)$$

با استفاده از یک رگرسیون چند جمله‌ای مرتبه ۲ از منحنی طراحی، جریان آب پمپ و سرعت پمپ اندازه‌گیری شده با معادله

پمپ گریز از مرکز که به سیال سرعت داده و سرعت انرژی را به انرژی فشاری تبدیل می‌کند، می‌تواند به‌وسیله یک سری از روابط به نام قوانین پیوستگی دسته‌بندی شود. قوانین پیوستگی برای تخمین عملکرد پمپ در سرعت‌های چرخشی مختلف یا قطرهای پیش‌برنده D بر اساس یک پمپ با مشخصات و ویژگی‌های شناخته شده مفید هستند. این قوانین می‌توانند به‌عنوان فرآیندهای مشابه که این قوانین را پیروی می‌کنند تشریح می‌شوند.

• جریان (ظرفیت) با سرعت چرخشی تغییر می‌کند. (یعنی سرعت محیطی پیش‌برنده)

• هد با مجذور سرعت چرخشی تغییر می‌کند.



فشار در سامانه‌های واقعی ممکن است کمتر از طراحی بوده و اطلاعات اغراق آمیز و بیشتر برای اصطکاک پمپ و تجهیزات دیگر می‌باشد.

با استفاده از PWS، سپس سرعت پمپ می‌تواند کنترل شود تا همان مقاومت سامانه را به عنوان نقطه عملیاتی طراحی، که اگر پمپ به درستی انتخاب شود باید نزدیک به BEP باشد، را نگه دارد. در زمان اصلی با استفاده از PWS و تفاوت دمای آب، مصرف انرژی گرمایش و سرمایش ساختمان قابل نمایش و ثبت می‌باشد. کاربرد PWS در مورد مطالعاتی معرفی خواهد شد.

۳- مورد مطالعاتی

یک مورد مطالعاتی روی یک سامانه آب داغ در مقیاس کامل و واقعی انجام می‌شود تا اعتبار تئوری را نشان داده و کنترل سرعت پمپ را بهینه کند. این ساختمان در اوهاما نبراسکا واقع است و در سال ۱۹۶۰ ساخته شده است. این ساختمان اداری ۱۶ برج فروشگاه‌ها و دو ساختمان اضافی فروشگاه‌ها در سمت شرق است. مساحت کلی ۲۱۶۰۰۰ فوت مربع است.

کارخانه مرکزی مجهز به دو چیلر و ۵ دیگ می‌باشد. دیگ‌ها دارای ظرفیت گرمایی کلی ۱۱۷۰۰ MBH است. دیگ‌ها برای یک هسته مرکزی از AHU ها و سامانه‌های گرمایشی آب پیش اندازه‌گیری در قسمت‌های اضافی شرقی، آب داغ تولید می‌کنند.

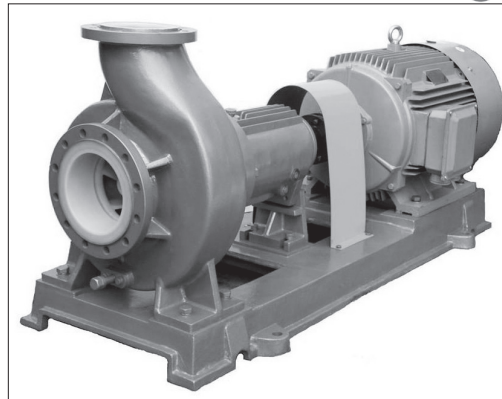
(۵) قابل پیش بینی است.

$$Q = \frac{-a_1 \cdot \bar{\omega} - \sqrt{a_1^2 \cdot \bar{\omega}^2 - 4 \cdot a_2 \cdot (a_0 \bar{\omega}^2 - H)}}{2 \cdot a_2} \quad (5)$$

ایستگاه جریان آب پمپ شامل یک ترانسفورماتور فشار دیفرانسیلی و ترانسفورماتور کاهنده سرعت پمپ می‌باشد. ترانسفورماتور سرعت پمپ با دستورات سامانه کنترل کالیبره شده به VFD جایگزین می‌شود. ایستگاه جریان آب پمپ می‌تواند با استفاده از EMCS معمولی پیاده‌سازی شود. سپس هد پمپ و نرخ جریان آب محاسبه شده با PWS را می‌توان در کنترل سرعت ایستگاه جریان آب پمپ استفاده کرد. تولیدکننده پمپ معمولاً بازدهی‌های مختلف را برای یک طومار داده شده رسم می‌کند و اندازه پیش‌برنده روی منحنی پمپ، که به طراح کمک می‌کند تا پمپ مناسب را انتخاب کند.

بهترین نقطه بازدهی (BEP) بهینه‌ترین بازده برای این پمپ است. شرایط کاری و عملیاتی بالا و پایین این نقطه بازدهی کمتری دارند. هندبوک (ASHRAE 2000) محدوده‌های بهینه برای استفاده در هنگام انتخاب یک پمپ گریز از مرکز را ارائه می‌کند.

یک محدوده انتخاب از ۶۶ درصد تا ۱۱۵ درصد جریان در BEP پیشنهاد می‌شود. در جایی که امکان دارد پمپ‌ها می‌بایست به گونه‌ای انتخاب شوند تا در سمت چپ BEP کار کنند، چرا که



در پنت‌هاوس طبقه شانزدهم است. سامانه گرمایشی لوله‌پره‌ای بال غربی وقتی دمای هوای بیرون کمتر از ۵۰ F باشد، فعال است. اندازه‌گیری‌های مأموریت پیوسته CC در این سامانه پیاده‌سازی می‌شود. اندازه‌گیری CC بزرگ برای سامانه دیگ، PWS را نصب می‌کند.

۲- ایستگاه جریان پمپ

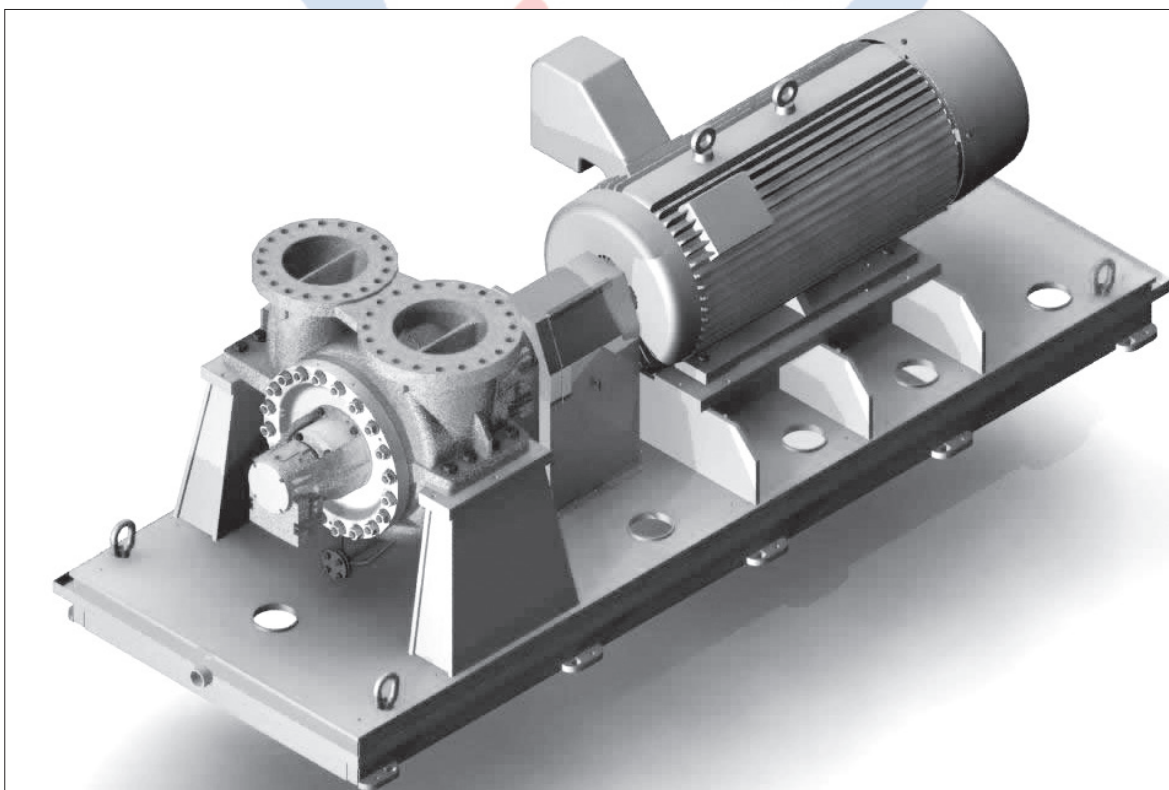
ترانسفورماتورهای فشار، پیش از این روی هر دو طرف مکش و تخلیه از دو پمپ آب داغ ثانویه نصب شده‌اند و آنها قبل از پیاده‌سازی ترتیب کنترلی جدید ما کالیبره شده‌اند.

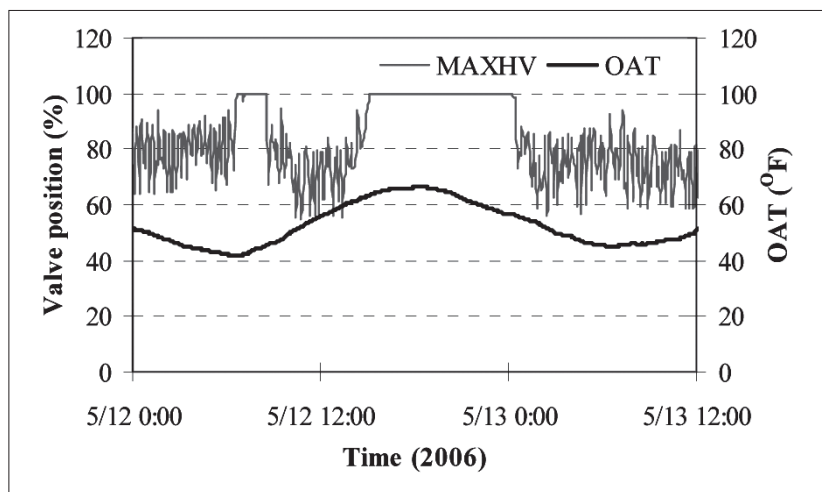
دستور سرعت VFD و هدپمپ را می‌توان از EMCS به‌دست آورد. اگر منحنی پمپ کالیبره شده استفاده شود، جریان آب داغ از طریق پمپ‌های آب داغ ثانویه را می‌توان براساس معادله ۴

سامانه آب داغ همچنین برای هسته پیش گرمایشی هوای خارج از طریق یک مبدل گرمایی از AHUS2، گرما فراهم می‌کند. ترانسفورماتورهای فشار روی هر دو طرف قسمت مکش و تخلیه نصب شده‌اند. دقت $0.3 \text{ psi} \pm (0.15\% \text{ از FS})$ است. یک نمودار شماتیک از سامانه آب داغ موجود و حسگرها و وسایل اضافه شده در شکل ۱ نشان داده شده است.

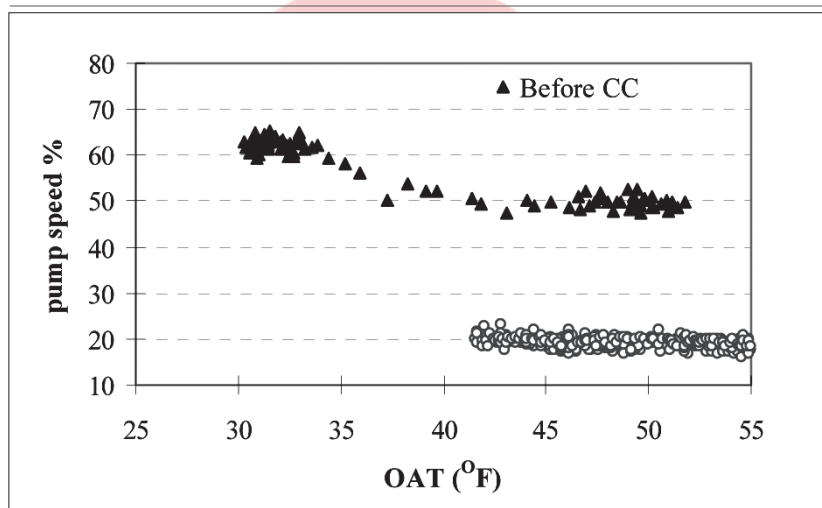
۱- کنترل موجود

وقتی دمای بیرون پایین‌تر از ۵۷ F باشد، دیگ فعال است. دو پمپ آب داغ ثانویه وجود دارد. سرعت پمپ پیش‌رو تعدیل شده است تا دیفرانسیل فشار حلقه آب داغ را در نقطه تنظیم آن در ۱۲ psi (۸۳ kpa) نگه دارد. وقتی پمپ اول به ۹۰ درصد سرعت خود می‌رسد پمپ پشتیبان فعال خواهد شد. حسگر DP





شکل ۹: موقعیت پیشینه سوپاپ بعد از CC



شکل ۱۰: مقایسه سرعت پمپ

تنظیم قطر پیش‌برنده و سرعت: در ابتدا با استفاده از

سرعت‌سنج، در حالت سرعت کامل، سرعت پمپ اندازه‌گیری می‌شود. سرعت اندازه‌گیری شده واقعی ۱۷۷۸ rpm است. منحنی پمپ در سرعت جزئی را می‌توان با استفاده از معادله (۳) رسم کرد. فرض منحنی پمپ در ۱۰/۵ استفاده شده است، منحنی پمپ می‌تواند براساس قانون پیوستگی که در ادامه می‌آید، استنباط شود.

$$H = a_0(\overline{\omega D})^2 + a_1 \cdot Q \overline{\omega D} + a_2 \cdot Q^2 \quad (۶)$$

که در آن نسبت سرعت ۱۷۷۸/۱۸۰۰ و \overline{D} نسبت قطر است. ۱۰/۷ / ۱۰/۵

کالیبراسیون منحنی: Liu (۲۰۰۵) فرایندی را توسعه داد که منحنی دمنده را تولید می‌کند. منحنی پمپ بر اساس فرایندی که توسط Liu توسعه داده شده، اندازه‌گیری می‌شود.

محاسبه کرد.

مصرف انرژی گرمایشی ساختمان را می‌توان با استفاده از جریان آب داغ محاسبه شده و تفاوت دمای آب داغ رفت و برگشتی نمایش داد.

I. ثبت مشخصات پمپ شامل: مدل (برای مثال افقی، پمپ نصب بر روی پی، ساختار استاندارد)، موتور (برای مثال ۲۵ اسب بخار، ۱۸۰۰ RPM، ولت)، پروانه (برای مثال ۱۰/۷۱)، ظرفیت (برای مثال ۱۰۰ GPM در هد ۱۴۰ متر).

II. فراهم کردن منحنی پمپ برای تولیدکننده: شکل ۲ منحنی پمپ تولیدکننده را نشان می‌دهد. قطرهای پیش‌برنده برای هر منحنی نشان داده شده است.

III. کالیبراسیون منحنی پمپ: منحنی پمپ تولیدی داده شده، منحنی هد کلی است. سرعت پمپ ۱۸۰۰ rpm با قطر پیش‌برنده ۱۰/۵ است. بنابراین کالیبراسیون نیاز است.

منحنی می‌تواند به این صورت بیان شود:

$$H = -0.6769 Q^2 + 0.3329Q + 1.0363$$

در سرعت کامل ۱۷۷۸ rpm، که برای معادله (۴) در آن:

$$a_0 = 1.0363, a_1 = 0.3329, a_2 = -0.67691$$

سپس نرخ جریان آب واقعی با استفاده از این ضرایب و معادله (۴) در شرایط سرعت جزئی، به آسانی محاسبه می‌شود.

۳- کاربرد I: نمایش مصرف انرژی گرمایی

تمام پارامترها شامل OAT، سرعت پمپ، هد پمپ و جریان آب پمپ محاسبه شده با PWS هر ۱۵ دقیقه ثبت و ضبط می‌شود. شکل GPM4 اندازه‌گیری شده و ایجاد آب گرم و دمای بازگشتی را نشان می‌دهد. (توجه کنید که دو نمودار در محدوده‌های زمانی مختلف است. شکل ۴ و ۵ نشان می‌دهد که نرخ جریان آب پمپ و مصرف انرژی گرمایشی می‌تواند به صورت پیوسته و با قابلیت اطمینان اندازه‌گیری شده و محاسبه شود.)

۴- کاربرد II: کنترل بهینه سرعت پمپ ها:

آب طراحی شده ۵۶۰ gpm در ۱۰۰ فوت هد است. مقدار بی بعد S، ۱ است. بر اساس منحنی عملکرد پمپ در شکل ۳، بالاترین بازده پمپ ۸۱ درصد است.

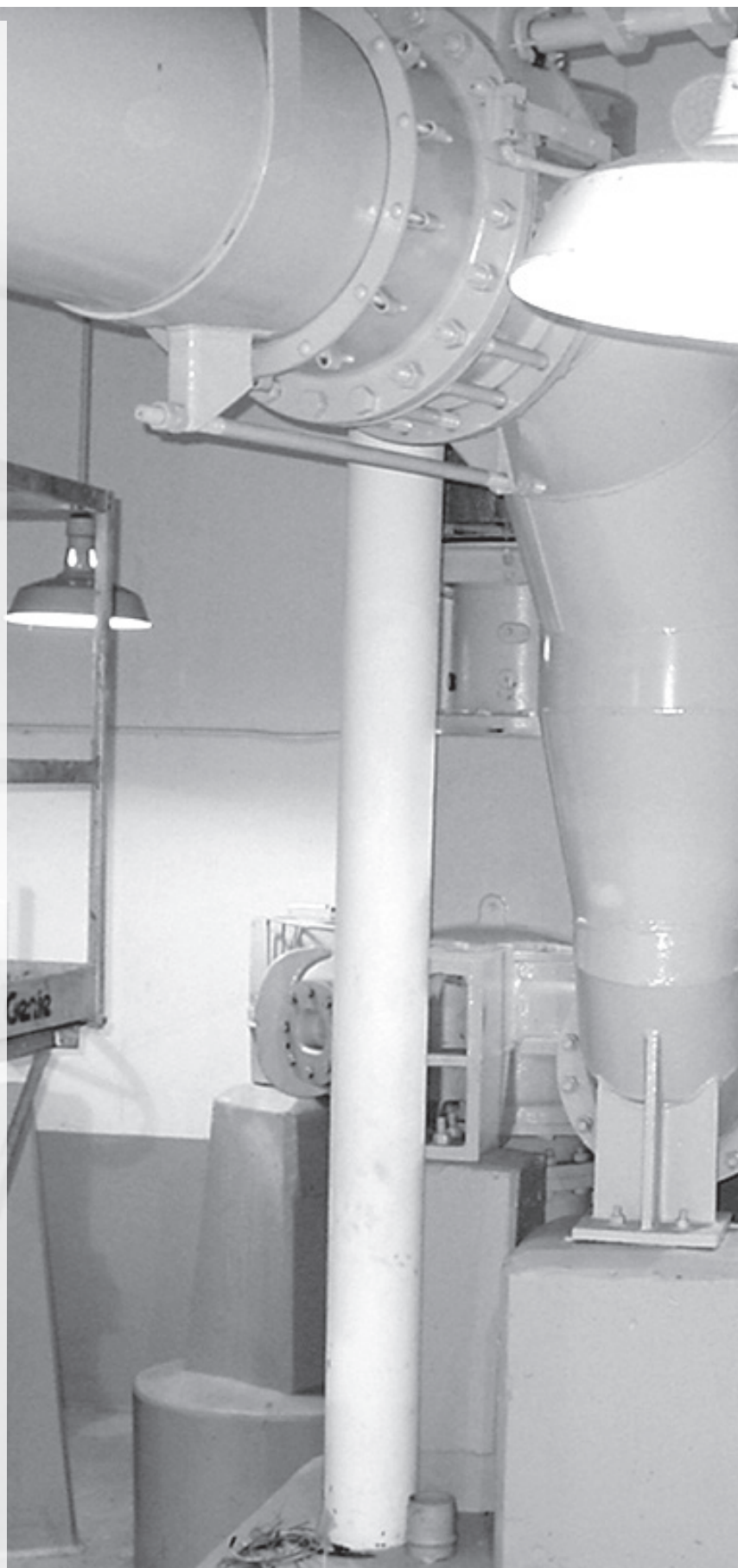
بنابراین سرعت پمپ می‌تواند کنترل شود تا $S = 1/2$ را در سرعت جزئی با ± 0.25 در محدوده قرار دهد. پمپ ثانویه با استفاده از ترتیب کنترل قدیمی از ۵/۱۴ تا ۵/۱۵ با ۴۹۰ ست دیتای کلی عمل کرده است (قبل از CC) و با استفاده از ترتیب کنترل جدید (بعد از CC) از ۵/۱۲ تا ۵/۱۳ و با ۵۱۳ ست دیتای کلی کار کرده است. دمای هوای بیرون در محدوده مشابه از ۴۵ F (۷/۲) تا ۶۵ F (۱۸/۳) برای این دو دوره است. تمام پارامترها شامل OAT، سرعت پمپ، هد پمپ، و جریان آب محاسبه شده با PWS هر ۱۵ دقیقه ثبت و ضبط شده است. شکل ۶ نتایج اندازه‌گیری شده را برای این دو ترتیب کنترل مقایسه کرده است. و نشان می‌دهد که پمپ در ناحیه ناپایداری با بازدهی کمتر از ۶۰ درصد در اکثر اوقات، قبل از CC در حال کار کردن بوده است. پمپ بین ۴۵ درصد تا ۵۰ درصد سرعت قبل از CC عمل کرده است. بعد از پیاده‌سازی ترتیب کنترل جدید بازدهی پمپ به محدوده ۷۷ درصد تا ۸۱ درصد به‌وسیله کنترل مقاومت سامانه در شرایط

طراحی افزایش پیدا کرده است. و سرعت پمپ به محدوده ۱۶/۷ درصد تا ۲۵ درصد کاهش پیدا کرده است. شکل ۷ و ۸ نتایج اندازه گیری بزرگ شده را قبل و بعد از پیاده سازی ترتیب کنترل جدید نشان می دهد. شکل های ۶ تا ۸ ترتیب و تابعیت کنترل جدید، کنترل سرعت پمپ نشان می دهند که مقاومت طراحی سامانه را (BEP) با استفاده از PWS می تواند بازدهی پمپ را افزایش داده و سرعت پمپ را به طور قابل ملاحظه ای کاهش دهد و بالاخره می تواند قدرت و انرژی پمپ را ذخیره کند. قبل از اندازه گیری CC، بیشینه موقعیت سوپاپ خنک کننده هرگز از ۵۵ درصد بازشدگی تجاوز نمی کند. شکل ۹ بیشینه موقعیت سوپاپ خنک کننده را بعد از پیاده سازی ترتیب کنترل جدید نشان می دهد. آن نشان می دهد که بیشینه موقعیت سوپاپ خنک کننده تقریباً ۸۰ درصد بازشدگی بوده است. (به طور میانگین ۸۲/۳ درصد) سوپاپ های آب خنک به طور کامل در شب از ۵/۱۲ باز بودند، چراکه دیگر در آن زمان خاموش بوده است. شکل ۱۰ سرعت پمپ را در برابر دمای هوای بیرونی قبل و بعد از اندازه گیری CC مقایسه کرده و نشان می دهد که ترتیب کنترل جدید می تواند سرعت پمپ را بیش از ۳۰ درصد کاهش دهد. وقتی OAT بیش از ۴۰ F° باشد. ما اطلاعاتی درباره ی سرعت پمپ وقتی OAT زیر ۴۰ F° و بعد از CC باشد، نداریم.

با استفاده از روش کنترل قدیم تفاوت دمای میانگین آب داغ رفت و برگشتی ۳۳ F° بود. بعد از پیاده سازی سامانه و ترتیب کنترل جدید، تفاوت دمای میانگین آب داغ رفت و برگشتی بیش از ۴۵ F° بود.

۴- نتیجه گیری

این مقاله دیدگاهی نو از انرژی ساختمان و روش کنترل سرعت پمپ را ارائه می کند. سرعت پمپ کنترل می شود تا مقاومت سامانه را در یک مقدار بهینه نگه دارد تا به بهترین بازدهی پمپ نزدیک شده و انرژی و قدرت پمپ را ذخیره کند. مقاومت سامانه می تواند به وسیله هد پمپ و نرخ جریان آب محاسبه شده به وسیله یک روش اندازه گیری جدید جریان آب به نام ایستگاه جریان آب پمپ، به دست آید و آن اخیراً توسعه داده شده است تا مصرف انرژی ساختمان را نشان دهد و کنترل سرعت پمپ ثانویه را بهینه کند. این روش نرخ جریان آب را بر اساس هد پمپ اندازه گیری شده،





سرعت پمپ و منحنی عملکرد پمپ تولیدکننده محاسبه می‌کند. سرعت پمپ کنترل می‌شود تا همان مقدار مقاومت سامانه را به‌عنوان شرایط طراحی با استفاده از PWS و هد پمپ اندازه‌گیری شده، نگه دارد. این روش دقیق و قابل اطمینان بوده و برای نصب ارزان‌تر است و هزینه‌های نگهداری را نیاز ندارد.

مورد مطالعاتی نشان می‌دهد که PWS به ارزیابی و بهینه‌سازی سامانه کمک می‌کند، تا در بهترین ناحیه بازدهی کار کرده و سرعت پمپ را به‌طور قابل ملاحظه‌ای در مقایسه با روش معمول کنترل سرعت پمپ با استفاده از کنترل DP، کاهش دهد. نتایج نشان می‌دهند که PWS می‌تواند نرخ جریان آب را اندازه‌گیری کرده و مصرف انرژی را به‌طور پیوسته نمایش دهد. و این روش اندازه‌گیری برای به‌کار بردن و پیاده‌سازی بسیار ساده است و تقریباً هیچ هزینه‌ای برای نگهداری نداشته و پول، زمان و نیروی کار زیادی را می‌تواند ذخیره کند. علاوه بر این بازده پمپ افزایش یافته و سرعت پمپ به‌طور قابل ملاحظه‌ای کاهش یافته است. این در حالی است که سامانه آب داغ به‌خوبی می‌تواند کار کند.