

# การประยุกต์พลังงานโดยใช้อากาศจากภายนอกอาคาร

แปล และเรียบเรียงจาก หนังสือ *Ashrae Journal, Dec 2007*  
"OA Economizer for Data Center" by Vali Sorell, P.E.

โดย นายบัลลังก์ สา�ร, นายนิพนธ์ ชาญทุ่ย  
Johnson Controls International (Thailand) Co., Ltd

การเปรียบเทียบข้อมูลส่วนใหญ่จากอาคารสำนักงานขนาดใหญ่หรือศูนย์ข้อมูล คือสถาบันที่ใช้พลังงานเป็นอย่างมาก ยกตัวอย่าง เช่น ศูนย์ข้อมูลขนาดใหญ่ที่ต้องการพลังงานไฟฟ้าเก่ากับการจ่ายไฟฟ้าให้กับเมืองเล็กๆ เมืองหนึ่ง พิจารณาขนาดกัวๆ ไปของศูนย์ข้อมูลที่มีความต้องการมากกว่า 1 MW โดยใช้เวลาทั้งหมดเก่ากับ 8,760 ชั่วโมงต่อปี โดยมีต้นทุนเก่ากับ 700,000 เหรียญอเมริกา ต่อปี (สมมติว่าต้นทุนค่าไฟฟ้าอยู่ที่ 0.08 เหรียญอเมริกา ต่อหนึ่งหน่วย) ความสัมพันธ์ของการทำงานของเครื่องทำความเย็นที่ใช้กับพลังงานไฟฟ้าก็ใช้จำวน 1 เมกะวัตต์ เก่ากับ 285 ตัน (1,002 กิโลวัตต์) ที่ค่าเฉลี่ยของประสิทธิภาพของเครื่องทำน้ำเย็น เก่ากับ 0.5 กิโลวัตต์ ต่อตัน ต้นทุนของการใช้ระบบ Chiller ที่การสูงสุดต่ำสุดปีโดยประมาณเก่ากับ 100,000 เหรียญอเมริกาต่อปี

เครื่องทำน้ำเย็นจะเป็นอุปกรณ์ตัวหนึ่งที่อยู่ในระบบปรับอากาศที่ใช้พลังงานมากที่สุด ปัจจัยที่สำคัญที่จะลดการใช้พลังงานของระบบปรับอากาศ และระบบอากาศ คือการลดจำนวนการใช้พลังงานของเครื่องทำน้ำเย็นลง อย่างไรก็ตาม การลดชั่วโมงการทำงานของ Chiller จะส่งผลกระทบมากกว่าการเลือกเครื่องทำน้ำเย็นที่มีประสิทธิภาพสูงขึ้น

ความต้องการที่จะช่วยเหลือในเรื่องการใช้สิ่งแวดล้อมและรับผิดชอบต่อสิ่งแวดล้อมได้ถูกเอา มาคิดในการออกแบบ โดยเฉพาะในระบบที่มีการใช้พลังงานแบบที่ซ้ำซ้อนกันในการดำเนินการทุกๆ หน่วยของจำนวนชั่วโมงในปีจะต้องคิดเป็นสองเท่า ในการออกแบบระบบทำความเย็น หรือในด้านหนึ่งคือจะต้องเลือกใช้อุปกรณ์ที่มีประสิทธิภาพสูงขึ้น และอีกด้านหนึ่งคือ การลดจำนวนชั่วโมงการทำงานของอุปกรณ์จะต้องถูกนำมาใช้ในการออกแบบระบบทำความเย็น โดยขอบเขตของการดำเนินการนี้จะต้องมั่นใจว่าความนำ้เชื้อถือโดยรวมของระบบจะต้องไม่มีถูกตัดตอนหรือลดลง หากว่าการออกแบบในส่วนนั้นทำให้ความนำ้เชื้อถือโดยรวมของระบบลดลง การออกแบบในส่วนนั้นจะต้องไม่ถูกนำมาใช้

ระบบประยุกต์พลังงานที่ใช้ในการลดชั่วโมงการทำงานของเครื่องทำน้ำเย็นมี 2 แบบ คือ Water-Side Economizer และ Air-Side Economizer

## Water-Side Economizer

Water-Side Economizer ของอาคารที่ใช้ Cooling Tower ในการทำน้ำเย็นซึ่งจะช่วยให้ Chiller ลดชั่วโมงการทำงานในระหว่างปีลง เมื่ออุณหภูมิ Outdoor wet-bulb ลดต่ำกว่าจุด set point ของน้ำเย็นในระบบ Chiller น้ำที่ Cooling Tower จะวิ่งลดโดยไม่ผ่าน Chiller ไปยังอุปกรณ์แลกเปลี่ยน ความร้อนและทำให้น้ำเย็นลง การประยุกต์ประเภทนี้มีทั้งข้อดีข้อเสีย ข้อดีรายละเอียดในเชิงลึกของ Water-Side Economizer จะอยู่ในอุปกรณ์ของชุดของบทความนี้

## Air-Side Economizer

Air-Side Economizer จะช่วยการลดชั่วโมงการทำงานในระหว่างปีโดยการนำอากาศจากภายนอกที่ต่ำ Outdoor Air Enthalpy (ปริมาณความรุ้งของพลังงาน) ต่ำกว่า Return Air Enthalpy ภายใต้

สภาพของ Outdoor Air นี่ จะสามารถลดภาระการทำความเย็นของ Air Handling Unit ลงได้เมื่อเปรียบเทียบการใช้ Return Airflow เพียงอย่างเดียว

เมื่อ Outdoor Enthalpy มีค่าต่ำกว่า Return Enthalpy แต่ยังมีค่าสูงกว่า Enthalpy ของ Supply Air ที่จุด Set Point อาจจะต้องใช้เครื่องทำความเย็นมาช่วยเพื่อให้ได้ค่าสภาพตาม Set Point ด้วยภัยได้สถานการณ์นี้ Chiller จะทำงานที่ภาระความต้องการไม่ถึง 100% เมื่อนอกกับที่ใช้กับระบบ Air Return System

เมื่อ Outdoor Enthalpy มีค่าน้อยกว่า Enthalpy ของ Supply Air Set point เราสามารถเอา Outdoor Air กับ Return Air มาผสมกัน (ถ้า อุณหภูมิ Outdoor Air ต่ำกว่า อุณหภูมิ Air Set Point) หรืออาจใช้ Outdoor Air 100% (ถ้าอุณหภูมิ Outdoor Air เท่ากับ อุณหภูมิ Set Point) ระบบนี้เรียกว่า Full Economizer การประหยัดพลังงานโดยรวมแล้วสามารถพิจารณาได้ทั้งแบบ Partial และ Full

Economizer โดยสามารถอธิบายได้จากรูปที่ 1 แสดงความสัมพันธ์ของระบบที่ทำงานแบบอากาศหมุนเวียน 100% และแบบที่ใช้ระบบ Outside Air Economizer

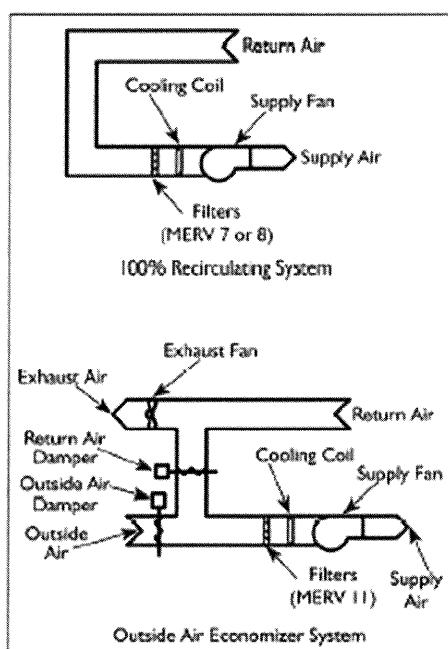
### Hours of Using Economizer ที่ใช้ในเมืองต่างๆ

จำนวนชั่วโมงที่ประหยัดพลังงานได้ในแต่ละปีจากการใช้ Economizer นั้นสามารถพิจารณาได้จากข้อมูลทางสภาพอากาศของเมืองต่างๆ ได้แก่ Dallas, New York, San Francisco และ London นำค่า Dry Bulb และ Dew Point ของแต่ละเมืองมาเปรียบเทียบกับ Ideal Condition ที่ Supply Air Set Point  $68^{\circ}\text{F}$  ( $20^{\circ}\text{C}$ ) Dry Bulb และ Dew Point  $50^{\circ}\text{F}$  ( $10^{\circ}\text{C}$ ) (สำหรับเหตุผลว่าทำไม่ถึงเลือก Condition นี้ อธิบายที่การควบคุม อุณหภูมิ และความชื้น) จากข้อมูลของสภาพอากาศของเมืองดังกล่าว สามารถแบ่งออกเป็น 3 กลุ่มจากข้อมูลการใช้ในรายปีตามตารางที่ 1

- ตัวเลขจำนวนชั่วโมง ที่สามารถใช้ Economizer ทำความเย็นได้ 100% ตามความต้องการ Full Economizer

- ตัวเลขจำนวนชั่วโมง ที่สามารถใช้ทำความเย็นได้บางแต่ไม่ถึง 100% ตามความต้องการ Partial Economizer

- ตัวเลขจำนวนชั่วโมงที่ไม่สามารถใช้ Economizer เอามาทำความเย็นได้ (การนำอากาศหมุนวนกลับมาใช้เป็นที่นิยมมากกว่าการนำอากาศภายนอกมาใช้)



*Figure 1: Comparison of 100% recirculating system and outside air economizer system.*



## สรุปผลได้ตามตารางที่ 1

| Representative Cities | Yearly Use of Airside Economizer   |                                       |                            |
|-----------------------|------------------------------------|---------------------------------------|----------------------------|
|                       | Available Hours of Full Economizer | Available Hours of Partial Economizer | No Economizer Availability |
| San Francisco         | 8,563                              | 197                                   | -                          |
| New York              | 6,634                              | 500                                   | 1,626                      |
| Dallas                | 4,470                              | 500                                   | 3,790                      |
| London                | 8,120                              | 300                                   | 340                        |

Calculation of available hours based on a 68°F DB/50°F dew point supply air

Table 1: Hours of economizer use by city.

โดยปกติแล้วหากอากาศภายนอกอยู่ในเกจดูกราฟที่อุณหภูมิสูงขึ้นก็ไม่น่าที่ทำให้อัตราการคืนทุนที่ดีเหตุตั้งกล่าวอาจใช้กับอาคารสำนักงานทั่วไป คือประมาณ 2,500 ชั่วโมงต่อปี แต่ศูนย์ข้อมูลจะต้องทำงานติดต่อกันตลอด 24 ชั่วโมงหรือ 8,760 ชั่วโมงต่อปี จากตารางที่ 1 ในเมือง Dallas ซึ่งเป็นเมืองที่มีอากาศอบอุ่น แต่มีอัตราความชื้นต่ำ สามารถลดได้มากกว่าครึ่งของชั่วโมงการทำงานทั้งหมดตลอดปี ในขณะที่เมือง San Francisco และ London สามารถคำนวณการประหยัดพลังงานตลอดทั้งปีมากกว่า 8,000 ชั่วโมงที่นำไปใช้ในเครื่องปรับอากาศ ข้อมูล (หากประเด็นใจที่จำกัดการใช้ Air-Side Economizer เช่น พื้นที่ของอาคารไม่เอื้ออำนวยในการที่จะนำอากาศภายนอกเข้ามาเติมได้ ภายใต้เงื่อนไขเหล่านี้ ก็ไม่ควรลืมที่จะนำ Water-Side Economizer มาพิจารณาด้วย)

### การใช้ Economizer สำหรับศูนย์ข้อมูล

เมื่อก่อนนี้วงการอุตสาหกรรมจะพยายามหลีกเลี่ยงการนำ Out-Side Economizer มาใช้กับศูนย์ข้อมูลของพวากษา

แม้กระนั้น ASHRAE'S Technical Committee 9.9 คณะกรรมการทางด้านเทคนิคซึ่งเป็นผู้ออกแบบและจัดการเรื่องศูนย์ข้อมูลก็จะไม่ให้คำแนะนำใดๆ ในการออกแบบระบบปรับอากาศที่ประหยัดพลังงานจาก Out-Side Economizer นอกจากว่าได้มีการศึกษาเพิ่มเติมเพื่อที่จะสนับสนุน หรือปฏิเสธที่ใช้ระบบนี้กับการออกแบบศูนย์ข้อมูล

ข้อแนะนำที่สำคัญเมื่อมีการใช้ปริมาณอากาศภายนอกเป็นจำนวนมาก เติมเข้าไปในศูนย์ข้อมูล มีดังนี้

- การนำอากาศที่เข้ามาจากภายนอกจากเข้ามาในศูนย์ข้อมูล จะเป็นที่มาของความบันเบื้องที่เข้ามากับอากาศจากสภาพแวดล้อม เช่น ฝุ่น โคลน หรือ อนุภาคในอากาศ หรือ ก๊าซปนเปื้อน เข้ามาในศูนย์ข้อมูล

- การนำอากาศที่เข้ามาจากภายนอกจากเข้ามาในศูนย์ข้อมูล อาจจะเป็นปัญหาใหญ่ในการควบคุมความชื้นในระบบ

- ทั้งสองข้อนี้ควรที่จะมีการซื้อให้เห็นความสำคัญในระหว่างการออกแบบระบบศูนย์ข้อมูล เช่น เดียวกันกับการออกแบบระบบประเทกอื่นที่ได้ทำกันมาในอดีตสำหรับระบบที่จำเป็นต้องการอากาศจากภายนอกเป็นปริมาณมากๆ เช่นในโรงพยาบาล และ ห้องลีบ

ในขณะนี้การออกแบบระบบศูนย์ข้อมูล จะไม่ยอมรับการนำ Out-Side Economizer มาใช้หากว่าทำแล้วถ้าเกิดผลลัพธ์ที่ได้ทำให้ความชื้อถือได้ของระบบลดลงหรือระยะเวลาที่ใช้งานที่ใช้งานของระบบได้ลดลง ในการศึกษาเมื่อเร็วๆ นี้ โดย Lawrence, Berkeley National Laboratory (LBNL) อธิบายว่าการกำจัดสิ่งเจือปนในอากาศ และการควบคุมความชื้นสามารถควบคุมได้

โดยสรุป พบร่วมกับความเข้มข้นของสิ่งปนเปื้อนในอากาศมีปริมาณมากขึ้น (ไม่ได้วัดค่าในส่วนที่เป็นก้าช) เมื่อเปรียบเทียบกับศูนย์ข้อมูลที่ใช้

ระบบที่ใช้อากาศหมุนเวียน 100% ซึ่งทั้งสองระบบ นั้นความเข้มข้นของสิ่งปนเปื้อนในอากาศมีค่าต่ำกว่า ค่ามาตรฐานเป็นอย่างมาก นอกจากนี้การเพิ่มขึ้น ของความเข้มข้นของสิ่งปนเปื้อนในอากาศจากการ ใช้ Out-Side Economizer สามารถแก้ไขได้โดย การใช้การกรองอากาศเพื่อควบคุมอากาศให้มี คุณภาพที่ดีขึ้น และจะอธิบายไว้ในหัวข้อต่อไป

หัวข้อที่เกี่ยวกับการนำอากาศภายนอกเข้ามาใช้ได้ถูกนำมาเป็นข้อถกเถียงกันในวงการ อุตสาหกรรมและเป็นหัวข้อที่กำลังได้รับความสนใจ เป็นอย่างมาก ในการที่จะสามารถตอบคำถามต่างๆ ที่เกี่ยวกับการจากานนำอากาศภายนอกเข้ามาใช้ใน TC9.9 ได้จัดทำหนังสือที่มีความเกี่ยวข้องกับการใช้ Out-Side Economizer และสิ่งปนเปื้อนในระบบ ศูนย์ข้อมูล ซึ่งหนังสือเล่มนี้ได้จัดพิมพ์ในปี 2008

การที่ปัญหาจากเรื่องดังกล่าวได้ถูกแก้ไขแล้ว ดังนี้เราจึงควรพิจารณาที่จะนำระบบ Out-Side Economizer เข้ามาใช้ในการออกแบบระบบเพื่อ ปรับปรุงประสิทธิภาพ โดยถ้าเทียบว่า ศูนย์ข้อมูล ขนาดใหญ่นี้ที่ออกแบบกันในปัจจุบันจะใช้พลังงาน เท่ากับเมืองเล็กๆหนึ่งเมือง การนำระบบ Out-Side Economizer มาใช้นี้ก็สามารถลดการใช้พลังงานได้ เท่ากับพลังงานที่ใช้กับทั้งชุมชนในเมืองนั้นๆ

### การกรองอากาศ Outside Air

อันดับแรกสุดที่จะต้องพิจารณาคือ สิ่งปนเปื้อน ในอากาศ เมื่อมีการนำอากาศภายนอกเข้าสู่ระบบ เป็นจำนวนมาก เป็นสิ่งจำเป็นที่จะต้องเพิ่มการกรอง ให้กับเครื่องส่งลม ในระบบที่ใช้อากาศหมุนเวียน 100% นั้นการกรองด้วย MERV Rating 8 หรือ 9 (ANSI/ASHRAE 52.2-1999; equivalent to 40% base on the older “dust spot” efficiency rating of ANSI/ASHRAE 52.1-1992) ได้ถูก เอามาใช้ตามปกติ ตัวกรองประเภทนี้ติดตั้งไว้ เพื่อใช้กับการกรองสิ่งปนเปื้อนต่างๆ ที่เกิดจาก กิจกรรมต่างๆ ภายในอาคาร เมื่อมีการนำอากาศ ภายนอกเข้ามาในระบบ อาจจะต้องติดตั้ง MERV Rating 10 หรือ 11 (equivalent to 85% efficient base on dust spot method) ดังนั้นตัวกรอง

จะสามารถกรองอนุภาคได้มากขึ้น (เล็กมากขึ้น) ที่เกิดจากการก่อสร้าง ถนน กระบวนการผลิต ในโรงงาน หรือมลภาวะอื่นๆ การพิจารณาในการ เพิ่มประสิทธิภาพการกรองอากาศนี้จะสอดคล้อง กับการศึกษาของ LBNL ความสะอาดของอากาศ ภายนอกโดยการพิจารณาในเรื่องส่วนประกอบของ อนุภาคนั้น จะดีหรือดีกว่าความสะอาดของอากาศ จากระบบอากาศหมุนเวียน 100% ที่ใช้ค่ามาตรฐาน MERV ที่ต่ำกว่า ตัวกรองที่ใช้ MERV ที่สูงกว่า จะต้องใช้พัดลมที่สร้างความดันลมสูงกว่า ซึ่งจะ ต้องใช้พลังงานมากกว่า แต่อย่างไรก็ตามพลังงาน ที่เพิ่มนี้จะเป็นส่วนที่เล็กมากเมื่อเทียบกับการลด การทำงานของ Chiller Plant

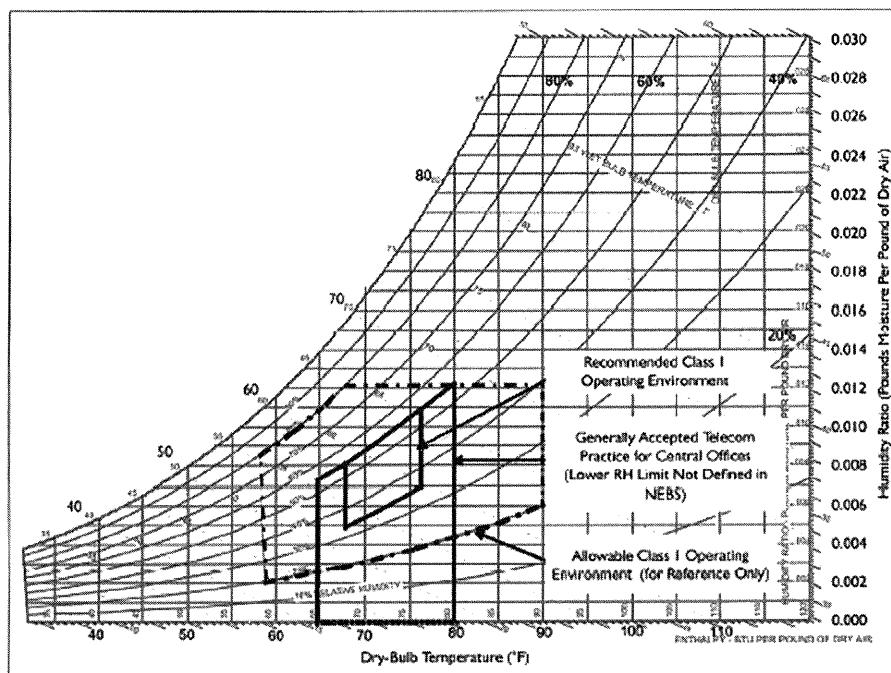
### การควบคุมอุณหภูมิ/ความชื้น

จากหนังสือ ASHRAE ปี 2004 เรื่อง Thermal Guidelines for Data Processing Environments (จัดทำโดย TC9.9) ในอุตสาหกรรม มีการคิดเกี่ยวกับอุณหภูมิแวดล้อมที่เหมาะสม สำหรับอุปกรณ์ในศูนย์ข้อมูล โดยแนะนำที่  $68^{\circ}\text{F}$  ถึง  $77^{\circ}\text{F}$  ( $20^{\circ}\text{C}$  ถึง  $25^{\circ}\text{C}$ ) DB. และ ความชื้นสัมพัทธ์ที่ 40% ถึง 55% ที่จ่ายให้อุปกรณ์ ตามรูปที่ 2 อุณหภูมิที่จุดอื่นๆ ภายในระบบนั้น ไม่เป็นที่สัมพันธ์กับค่าดังกล่าว จุดนี้เป็นจุด แตกต่างระหว่างการทำความเย็น เพื่อความสุขสบาย กับการทำความเย็นให้กับอุปกรณ์คอมพิวเตอร์

ในสภาวะของการทำความเย็นเพื่อความ สุขสบาย ปกติแล้วอุณหภูมิลิมจ่ายแบบเหนือศีริษะ (Overhead) จะทำงานอยู่ในช่วง  $55^{\circ}\text{F}-60^{\circ}\text{F}$  ( $13^{\circ}\text{C}-16^{\circ}\text{C}$ ) DB. บริเวณที่อากาศผสมกันในพื้นที่ใช้งาน และอุณหภูมิที่ผู้ใช้งานสัมผัสได้จะเป็นค่าที่ได้จาก อากาศผสมกัน ณ ที่นั้น Thermostat จะถูกติดตั้ง ในพื้นที่ใช้งานเพื่อควบคุมอุณหภูมิให้เหมาะสมกับ สภาวะอากาศที่ต้องการ

ในพื้นที่ของศูนย์ข้อมูลที่ทำความเย็นโดยใช้ การจ่ายความเย็นจากช่องลมใต้พื้น ลมเย็นที่จ่าย จะถูกแยกออกจากกระแสลมร้อนโดยการจัดตั้ง ตั้งอุปกรณ์ให้แยกส่วนทางเดินของอากาศร้อนและ อากาศเย็นออกจากกัน การแยกส่วนกันของทาง





เดินอากาศร้อน-เย็นนี้ จะเป็นการป้องกันอุปกรณ์ร้อนเกินไปอันเนื่องมาจากลมร้อนให้หลังอกลับเข้ามาทางด้านที่ให้อากาศเข้า ดังนั้นเมื่อไหร่ที่มีการติดตั้งที่ถูกต้องอุณหภูมิที่ทางเข้าของอุปกรณ์กับอุณหภูมิที่หัวจ่ายจะมีค่าไกล์เดียงกัน Thermostat ควรติดตั้งที่ช่องลมด้านอากาศเข้าเพื่อให้ไกล์จุดที่ต้องการควบคุมสภาวะการทำงานมากที่สุดที่เป็นไปได้ ข้อผิดพลาดที่เกิดได้ของผู้ออกแบบ การกระทำที่ผิดพลาดของผู้ออกแบบ (รวมถึงผู้ผลิตเครื่องปรับอากาศสำหรับระบบคอมพิวเตอร์) คือการออกแบบให้ติดตั้ง Thermostat ในบริเวณช่องลมกลับดังนั้นผู้ที่ดูแลระบบจะไม่สามารถควบคุมอุณหภูมิของอุปกรณ์ได้อย่างเหมาะสม เนื่องจากอุณหภูมิที่วัดค่าได้จะขึ้นอยู่กับระยะห่างจากจุดที่ต้องการควบคุม

จากการนำเสนอแนวทาง ข้อกำหนดเรื่องการใช้อุณหภูมิที่สูงขึ้นในการออกแบบ การกำหนดอุณหภูมิลิมิทที่หัวจ่ายได้เปิดโอกาสหลายๆ อย่างให้ ถ้านำเรื่องช่องจ่ายลมร้อนและลมเย็นมาใช้อย่างถูกต้อง และจ่ายปริมาณลมเย็นให้มากพอที่จะไม่ให้ลมร้อนให้หลังอกลับเข้ามายังช่องจ่ายลมเย็นได้อุณหภูมิภายในช่องจ่ายลมเย็นจะมีความเท่ากันหมดในทุกๆ จุดดังนั้นไม่มีเหตุผลที่จะกำหนดอุณหภูมิ

อากาศลมจ่ายที่  $55^{\circ}\text{F}$  หรือ  $60^{\circ}\text{F}$  ( $13^{\circ}\text{C}$  หรือ  $16^{\circ}\text{C}$ ) DB ในเมื่ออุณหภูมิที่  $68^{\circ}\text{F}$  ( $20^{\circ}\text{C}$ ) DB หรือสูงกว่านั้นได้ถูกกำหนดเป็นอุณหภูมิที่แนะนำของอุปกรณ์

ประโยชน์มากมายที่ได้จากการออกแบบอุณหภูมิที่  $68^{\circ}\text{F}$  ( $20^{\circ}\text{C}$ ) DB เป็นอุณหภูมิลิมจ่าย

- สภาวะอุณหภูมิที่เหมาะสมกับอุปกรณ์ได้ถูกแนะนำให้ใช้อยู่ในกรอบสีเหลี่ยม และเป็นไปตาม thermal guidelines ผลที่ได้คือทำเหมาะสมที่สุดในเรื่องความไว้วางใจได้ในเรื่องการใช้งานของอุปกรณ์

- มีหลาย ๆ ชั่วโมงในแต่ละปีที่อุณหภูมิภายนอกจะลดลงมาอยู่ในช่วง  $60^{\circ}\text{F}$  ถึง  $68^{\circ}\text{F}$  ( $16^{\circ}\text{C}$  และ  $20^{\circ}\text{C}$ ) โดยออกแบบให้อุณหภูมิลิมที่จ่ายให้กับอุปกรณ์มีค่าสูงกว่าตามปกติ ชั่วโมงเหล่านี้เหมาะสมมากที่จะนำ Out-Side Air Economizer มาใช้งาน การเปิดใช้งาน chiller จะเลื่อนออกไป และจำนวนชั่วโมงการใช้งานก็จะลดลง (ให้ดูผลการวิเคราะห์โดยใช้ข้อมูลของเมืองต่างๆ ที่กำหนดให้ใช้อุณหภูมิ  $68^{\circ}\text{F}$  ( $20^{\circ}\text{C}$ ) เป็นอุณหภูมิตั้งค่าของลมจ่ายให้กับระบบและเป็นบวกจำนวนชั่วโมงที่สามารถนำเอาระบบ Out-Side Air Economizer มาใช้งานได้

- การเลือก cooling coil โดยเลือกให้ลมที่จ่ายออกมีค่าอุณหภูมิสูงกว่าปกติก็จะทำสามารถดึงค่า Sensible heat ออกจากพื้นที่ได้เพิ่มมากขึ้น เหตุผลอีกประการหนึ่ง คือลดการสูญเสียพลังงานที่ใช้ในการดึง Latent heat ที่ไม่จำเป็นออกอันเนื่องจาก Cooling Coil ถูกลดลงหรือไม่มีเลย เช่นเดียวกับ ที่ไม่ต้องมีการใช้กระบวนการเพิ่มความชื้นให้กับระบบอันเนื่องจากการสูญเสียความชื้นของพื้นที่ใช้งาน ด้วยเหตุดังกล่าว Air Handler Coil และกระบวนการถ่ายเทความร้อนให้กับระบบ ก็จะทำงานได้อย่างเต็มประสิทธิภาพ

- ด้วยอุณหภูมิของลมจ่ายที่สูงขึ้น อุณหภูมิของน้ำเย็นที่ต้องการจากเครื่องทำน้ำเย็นก็จะสูงขึ้น ตามไปด้วยเช่นกัน ด้วยเหตุผลนี้การทำงานของ chiller จึงมีประสิทธิภาพเพิ่มมากขึ้นในช่วงเวลาดังกล่าว

การอธิบายนี้ยังไม่กล่าวถึงปัญหาของการควบคุมความชื้น Thermal Guideline ได้ระบุ ตำแหน่งสูงสุด และ ตำแหน่งส่วนกลาง ทางความร้อน (แสดงโดย Psychometric Chat) ในหน่วยของความชื้นสัมพัทธ์ เป็นสิ่งที่ท้าทายในการออกแบบ อันเนื่องมาจากความชื้นสัมพัทธ์จะเปลี่ยนไปตามตำแหน่งที่วัด หากไปวัดในตำแหน่งที่มีอุณหภูมิสูง ตำแหน่งนั้นจะมีความชื้นอยู่ในระดับต่ำ สามารถสรุปว่านี่เป็นผลส่วนหนึ่งของการลดความชื้นหรือกระบวนการพิ่มความชื้นเพียงอย่างเดียว หากการวัดค่าความชื้นสัมพัทธ์ในตำแหน่งเดียวกัน กับที่จ่ายลม (สมมติว่าเราควบคุมอุณหภูมิของลมจ่ายตามที่ได้แจ้งไว้แต่แรก) แต่ผลอาจไม่เป็นอย่างนั้นเสมอไป

นี่เป็นตัวอย่างง่ายๆ ในการแก้ไขปัญหาโดยการใช้ Absolute Humidity หรือ Dew Point Sensors เพราะว่าไม่มี latent load ในพื้นที่ของศูนย์ข้อมูล ค่า Absolute Humidity หรือ Dew point ที่วัดค่าได้จะเหมือนกันในทุกๆ จุด จากจุดที่จ่ายลมไปยังช่องลมเย็น ช่องลมร้อนจะถึงช่องลมกลับซึ่งไม่ใช่กรณีของ ค่าความชื้นสัมพัทธ์ ถ้าตำแหน่งของอุปกรณ์วัดเหล่านี้ถูกติดตั้งในตำแหน่งของกระแสลมกลับ ซึ่งเป็นตำแหน่งที่เหมาะสมในการ

วัดค่า Return Air Enthalpy (ตัววัดอุณหภูมิจะต้องติดตั้งในตำแหน่งของกระแสลมกลับ เพื่อจะตัวกำหนดว่า จะต้องใช้ Air-Side Economizer หรือ Chiller อย่างไรก็ตามเพื่อป้องกันความไม่สมดุลในการควบคุมอุณหภูมิและผลกระทบต่อเครื่องเป่าลม เย็นข้างเคียง ตัววัดอุณหภูมิเหล่านี้จะไม่ใช้ในการควบคุมการทำงานของ Coil ตัววัดอุณหภูมิของลมจ่ายจะใช้ทำงานในหน้าที่นี้แทน) Dew Point Sensors จะทำงานในสองหน้าที่ คือ คุณค่าความชื้น และวัดค่า Enthalpy Economizer

การใช้ Enthalpy Economizer เป็นองค์ประกอบสุดท้ายเพื่อพิจารณาในการใช้ Outdoor Air Economizers หัวข้อของ Enthalpy Economizer ได้ถูกกล่าวก่อนหน้านี้ และถูกใช้เฉพาะเรื่องที่ว่า Enthalpy นั้นจะมีความสัมพันธ์กับค่าพลังงานที่มีอยู่ในกระแสลมนั้น ใจความสำคัญนั้นคือ Enthalpy Economizer จะมองที่ค่า อุณหภูมิ และความชื้นของ Outdoor Air และ Return Air นำมาเปรียบเทียบกันและพิจารณาเลือกที่จะใช้ หรืออาจผสมกันอย่างไรในแต่ละสภาวะ โดยที่ใช้เครื่องทำน้ำเย็นน้อยที่สุด ด้วยการใช้ 100% Economizer นั้น ระบบทำน้ำเย็นจะถูกปิด และการใช้ Partial Economizer จะเปิดเฉพาะตัวที่จำเป็น แต่อาจมาใช้กับ Outdoor Air แทนที่จะใช้กับ Return Air เพื่อที่จะให้ได้ค่าอุณหภูมิลมจ่ายที่จุดใหม่ที่จะประหยัดพลังงานโดยรวมมากกว่า เมื่อพิจารณาค่าความชื้นภายในสภาวะนี้ ในเมืองต่างๆ ของ U.S. และ Europe การใช้ Enthalpy Economizer เป็นสิ่งที่เป็นไปได้ในด้านเศรษฐศาสตร์ แต่สำหรับเมืองทาง Southwestern ของอเมริกาที่มีอากาศแห้งเมื่ออุณหภูมิภายนอกสูง การเลือกใช้ Dry Bulb Economizer ก็สามารถทำงานได้ดีและใช้เงินลงทุนน้อยกว่าในการติดตั้งและใช้งาน

การใช้ 100% Economizer นั้นต้องควบคุมการทำงานของอุปกรณ์ต่างๆ ให้ทำงานตามกระบวนการดังที่ได้อธิบายแล้ว การควบคุมความชื้นนั้นเป็นกระบวนการที่เกิดผลโดยตรง ถ้าอากาศที่ผ่านมาอยู่ในระดับที่ต้องการ ค่าความชื้นจะต้องถูกเพิ่มให้สูงขึ้น (จุด Dew Point ต่ำเกินไป) ชุดเพิ่มความชื้นจะต้องถูกนำมา



ใช้ในการเติมความชื้นในระบบหรือทำให้จืด Dew Point สูงขึ้น) กระบวนการนี้จะต้องควบคุมจุด Dew Point หรือ Absolute Humidity โดยการใช้อุปกรณ์วัดค่าเพื่อให้แน่ใจว่าไม่เกิดการลดความชื้นในชุด Cooling Coil ในขณะเดียวกันกับที่ชุดเพิ่มความชื้นกำลังทำหน้าที่เพิ่มความชื้นเข้าไปในระบบ

ในกระบวนการนี้อุปกรณ์วัด Dew Point หรือ Absolute Humidity จะต้องทำหน้าที่วัดค่า ความชื้น และ Enthalpy ของพื้นที่ภายในที่ต้องการควบคุม ลมกลับ และอากาศภายนอกทั้งหมด ที่ เพื่อควบคุม คุณภาพ จะต้องสอบเทียบการวัดค่าของอุปกรณ์ที่ใช้ ให้ได้ค่าที่เที่ยงตรง และต้องมีการทดสอบก่อนการใช้งานของอุปกรณ์วัดต่างๆ นั้นทำงานได้ถูกต้อง ทั้งระบบ

ถ้าผลลัพธ์ที่ได้ของสภาวะภายนอกนั้นชี้ให้เห็นว่า Dew Point สูงเกินไป อุณหภูมิน้ำเย็นและอุณหภูมิลมเย็นควรที่จะมีการปรับลดลงโดยส่วนที่ละ 1 องศา ภายในสองสามชั่วโมงเพื่อตึงความชื้นออกโดยผ่านทาง Cooling Coil การนี้ปกติจะเกิดขึ้นเมื่ออากาศภายนอกมีค่าความชื้นสูง อย่างไรก็ตามในเงื่อนไข ตั้งกล่าวเราวางดใช้ Economizer เนื่องจากว่า ลมกลับสามารถให้ค่า Enthalpy ได้เหมาะสมกว่า และเมื่อสภาวะภายนอกนั้นได้กลับสู่จุดที่ตั้งไว้ของค่า Dew Point เราจะต้องปรับค่าอุณหภูมน้ำเย็นและอุณหภูมิลมเย็นกลับไปยังค่าปกติ ค่าสภาวะของลมกลับนี้จะต้องถูกรักษาไปเรื่อยๆ หากว่าสภาวะอากาศภายนอกนั้นมีค่าที่เหมาะสมน้อยกว่าสภาวะของลมกลับ การทำงานในสภาวะแบบนี้ จะไม่แตกต่างกับระบบอื่นๆ ที่ไม่ได้ใช้ Outdoor Air Economizer

## สรุป

เนื่องด้วยต้องใช้พัฒนาและต้นทุนจำนวนมากในการทำงานของศูนย์ข้อมูล ผลประโยชน์ที่ได้รับจากการหาหนทางในการลดค่าใช้จ่ายซึ่งขึ้นของการทำงานของระบบต่างๆ จึงมีค่าสูงมาก ใช้ Outdoor Air Economizers เป็นทางเลือกที่ดีที่สุดในการลดค่าใช้จ่ายเหล่านี้ ได้มีการพิจารณาต่อต้านในการเลือกใช้ Outdoor Air Economizers ในระบบ

ศูนย์ข้อมูล เหตุผลหลักคือ สิงปันเปื้อนในอากาศภายนอกที่จะเข้ามาในส่วนของอุปกรณ์ที่สำคัญของศูนย์ข้อมูล การควบคุมความชื้นจึงทำได้ยากและไม่คงทน ความยากลำบากในการสอบเทียบตัวเซ็นเซอร์ที่จะใช้วัดและควบคุม Humidity หรือ Enthalpy ด้วยการออกแบบที่เหมาะสมในหลักการและวิธีการควบคุม วิธีควบคุมสิงปันเปื้อนที่จะเข้ามาในระบบ และต้องแน่ใจว่าใช้งานได้โดยที่มีความเชื่อถือได้สูง อย่างไรก็ตามสิ่งที่ปัจจุบันที่เป็นก้าวจะต้องถูกตรวจสอบและควบคุมเพื่อยังคงได้ระบบที่มีความเชื่อถือได้สูงและใช้งานได้ มีการปรับปรุงอย่างเห็นได้ชัดในช่วงสองสามปีนี้สำหรับคุณภาพของอุปกรณ์วัดและความสามารถของระบบ DDC ที่นำมาใช้ในการควบคุมกระบวนการทำงานและรักษาสภาวะภายนอกที่ให้ได้ตามที่ออกแบบไว้

การอ้างอิงถึงความสามารถของระบบ DDC ที่ใช้ควบคุมค่าที่ตั้งไว้ของ Absolute Humidity, Dew point ตลอดไปจนถึงความต้องการที่ครอบคลุมถึง Program Commissioning ตามความต้องการของโครงการ และการทดสอบการทำงานตลอดอายุ การใช้งานของระบบที่ยังไม่ได้มีการเรียนให้เห็น การทดสอบการทำงานจึงเป็นสิ่งที่จำเป็นอย่างยิ่งในการรับประกันในการทำงานของระบบ Outdoor Air Economizers ที่ต้องใช้ข้อมูลที่แม่นยำของค่าความชื้นในอากาศที่อยู่ในแต่ละส่วนที่ให้ผลผ่านเครื่องเปลี่ยนลมเย็น ค่าความผิดพลาดได้ หรือ ค่าที่ผิดเพี้ยนไปจากการวัดของอุปกรณ์วัดต่างๆ ก็จะนำไปสู่การสูญเสียพลังงานในการทำความเย็น หรือการลดความชื้น หรือการเพิ่มความชื้น

## อ้างอิง

- ASHRAE Journal, Dec, 2007 by Vali Sorell "OA Economizers for Data Centers"
- Tschudi, W.2007. "ศูนย์ข้อมูล Economizer Contamination and Humidity Study." LBNL/Pacific Gas Electric. [Http://tinyurl.com/3y4es7](http://tinyurl.com/3y4es7) (or [http://hightech.lbl.gov/documents/DATA\\_CENTERS/EconomizerDemoReport](http://hightech.lbl.gov/documents/DATA_CENTERS/EconomizerDemoReport) March13.pdf)