

# **Reingeniería de los Blowers del sistema de frenado de un camión eléctrico de 320 toneladas de carga para minería en el altiplano peruano**

## **Reengineering of the Blowers in the braking system of a 320 load tons electric truck for Peruvian mining in the plateau**

Mg. Ing. Daniel R. Gutiérrez Ayala<sup>1</sup>, Mg. Ing. Ricardo J. Palomares Orihuela<sup>2</sup>

[daniel.gutierrez@kmmp.com.pe](mailto:daniel.gutierrez@kmmp.com.pe), [rpalomares@ieee.org](mailto:rpalomares@ieee.org)

### **RESUMEN**

La presente investigación comprende el rediseño del sistema de frenado de un camión eléctrico de 320 toneladas de carga, a través de la modificación del sistema de enfriamiento de resistencias, que utiliza los actuadores llamados *Blowers*, en la aplicación de un retardo dinámico en la operación regular del sistema de frenado de los camiones de carga de alta minería, cuyas operaciones se realizan en altitudes por encima de los 4000 msnm.

El estudio se basa en la alta incidencia de fallas de los sistemas eléctricos expuestos a condiciones ambientales extremas de temperatura, humedad y presión, por lo que, se desarrolla la reingeniería del sistema motriz de los *Blowers*, a través del reemplazo de su motor eléctrico por un motor hidráulico de altas revoluciones.

**Palabras claves:** Blower, bomba hidráulica de engranajes, motor hidráulico, electroválvula.

### **ABSTRACT**

The present investigation includes the redesign of the braking system of an electric truck of 320 tons of load, through the modification of the system of resistance cooling, which uses the actuators called *Blowers*, in the application of a dynamic delay in the regular operation of the braking system of high-load mining trucks, whose operations are carried out at altitudes above 4000 meters.

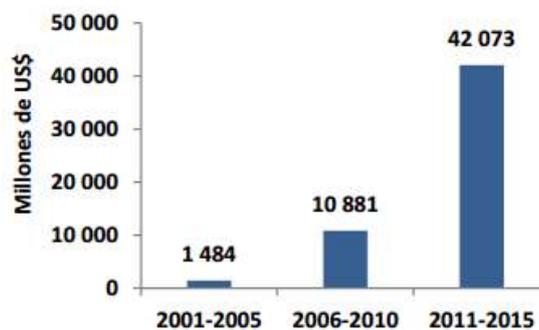
The study is based in the detection of continuous failures of the electrical systems exposed to critical environmental conditions of temperature, humidity and pressure. I proceed to develop a thorough study of hydraulic engineering to replace the electric *Blowers* for hydraulic actuators by a high-revving engine

**Key words:** Blower, hydraulic gear pump, hydraulic motor, solenoid valve.

## 1. INTRODUCCIÓN

La minería es una de las principales riquezas del Perú, expresada en múltiples yacimientos cuyo potencial ha sido catalogado como el cuarto más grande del mundo. Actualmente, el Perú ocupa el puesto 7 de los Top 10 principales países productores de minerales, con un valor de producción estimado en 27,063 millones de dólares. La minería peruana tiene como principal ventaja competitiva la diversificación de sus minerales. En el Perú se produce cobre, oro, plata, plomo, zinc, estaño, molibdeno, hierro, cadmio, mercurio, selenio, indio y otros metales. El Perú es el primer productor en la región de zinc, estaño, plomo y oro; y ocupa el segundo lugar en la producción de cobre, plata, molibdeno, selenio, cadmio y roca fosfórica [1]. La inversión destinada al sector minero ha tenido una tendencia creciente durante los últimos tres quinquenios como muestra la figura 1.

Figura 1. Evolución de inversiones en sector minero



Fuente: Reporte de Análisis económico sectorial – Osinergmin 2016

Dentro de sus procesos de preparación de la materia prima se encuentran los procesos de extracción y transporte de material. Los camiones eléctricos, ver figura 2, han entrado al mercado peruano como medios de transporte confiable y de alto rendimiento de materias primas y desmonte de materiales en minas. Los camiones representan el grupo más importante de los equipos de minería a nivel mundial, dada su función, costo y cantidad.

Figura 2. Camión Minero Eléctrico en transporte de minerales



Fuente: <http://ims.infomine.com/265101/image.jpeg>

El principal problema que se presenta en los camiones mineros de alto tonelaje es la falla en uno de sus sistemas de frenado y control de velocidad. Los *blowers*, que son los ventiladores y actuadores principales en la disipación de la energía calorífica de las resistencias del sistema de frenado de retardo, fallan prematuramente alrededor al 30% de su vida útil. Estas fallas son propiamente eléctricas y generan detenimiento de equipos, impacto en paradas de producción, costos en mantenimientos, entre otros.

Es importante el estudio y mejora de fallas de equipos de uso masivo, dado que el impacto en la minería contempla beneficios de mayor envergadura, siendo ella una de las principales razones por la cual se elige como motivo de investigación al camión minero.

## 2. DISEÑO Y REINGENIERIA DE LOS SISTEMAS

En esta sección se realiza el rediseño del sistema actual de frenado por retardo utilizado por los actuadores *blower*. Debido a las repetitivas fallas ocurridas durante su funcionamiento en el sistema motriz eléctrico de los *blowers*, se decide aplicar una reingeniería mediante una propuesta del tipo hidráulico-mecánico y eléctrico.

El motor soplador o *Blower* es una unidad modelo 5GY19AL6, tal como se muestra en la figura 3, de corriente continua, de cuatro polos en serie con polos de conmutación que está montado dentro de la caja de los conjuntos de resistencias de retardo. Tiene montado dos ventiladores, uno en cada extremo del eje de la armadura, la cual suministra aire para disipar el calor del conjunto de resistencias durante la aplicación del Retardo Dinámico. [2]

Figura 3. Blower del sistema de frenado



Fuente: Anglo American 2007 Neuralis Capacitación

Se opta, por lo tanto, en dos modificaciones de los sistemas generales del funcionamiento del camión eléctrico: sistema hidráulico y sistema eléctrico. Luego se diseñarán los componentes menores mecánicos para la implementación del sistema y finalmente se generará un kit de implementación.

## 2.1 Estructura Mecánica

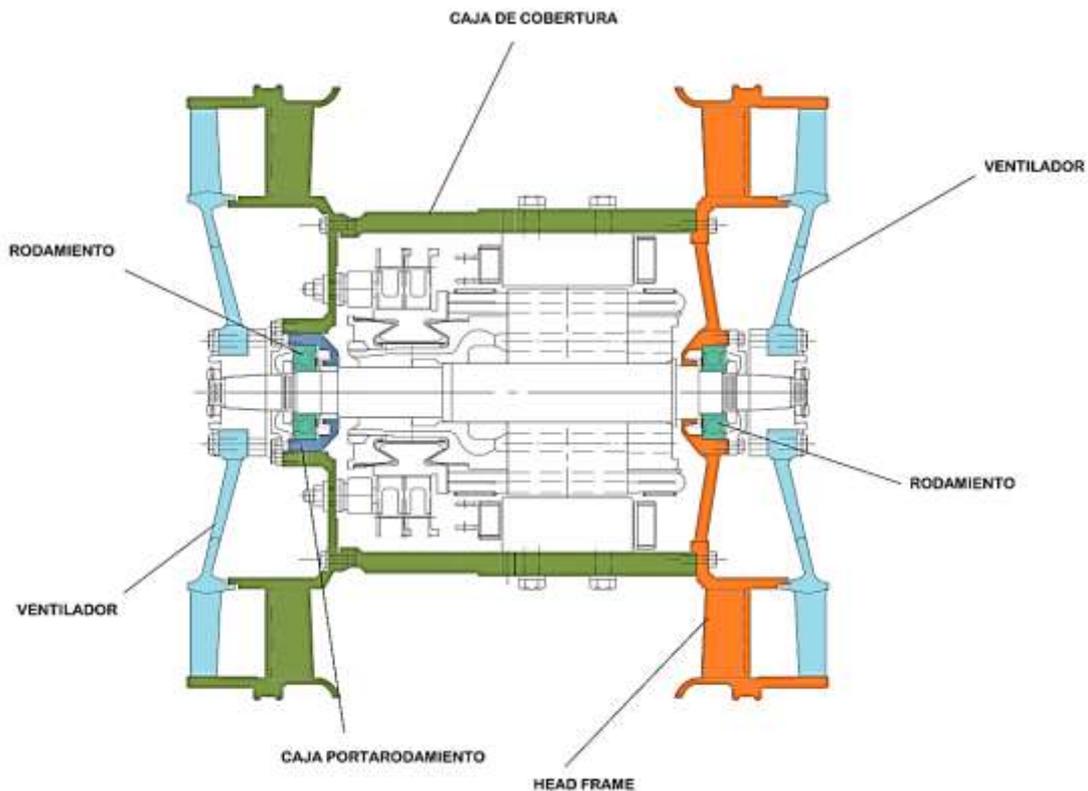
A continuación, se presenta las características del *blower* utilizado en camiones de 320 TN, estructura, dimensionado y especificaciones técnicas para la reingeniería del mismo.

### Blower o motor soplador

- ✓ Modelo: 5GY19A5, A6, E2, E3, L1, L2, L3, L4, L5, L6
- ✓ Clasificación: 4-Polos, Polo-conmutador, *Series-Wound*, Motor DC
- ✓ Rotación: Velocidad Máxima Permisible (rpm): 3600
- ✓ Rango nominal: 65 HP, 325V at 3500 rpm
- ✓ Armadura: 0.0343
- ✓ Campo de excitación y conmutación: 0.0215

La estructura mecánica del *blower*, consta de las siguientes partes: rodamientos, caja de rodamiento, *head frame*, ventiladores, caja de cobertura, sellos y tapas, tal como se muestra en la figura 4.

Figura 4. Vista en corte del blower señalando sus partes mecánicas



Fuente: Manual Blower Unit Model 5GY19 GEK-87940C

De la revisión mecánica del blower se definió que se mantendrían los rodamientos del motor eléctrico original, por lo que a partir de sus dimensiones se diseña el diámetro del eje del motor hidráulico a implementar. La caja portarodamientos se reutilizará, sin presentar

ninguna variación. El *head frame* de aluminio y acero en el núcleo no presentará cambios. Los ventiladores de aluminio de 30 cm de radio se mantendrán debido a su eficiencia en el proceso, no presenta resistencia al giro y el vencimiento del torque se presenta a través de las pruebas con el dinamómetro, tal como se muestra en la figura 5.

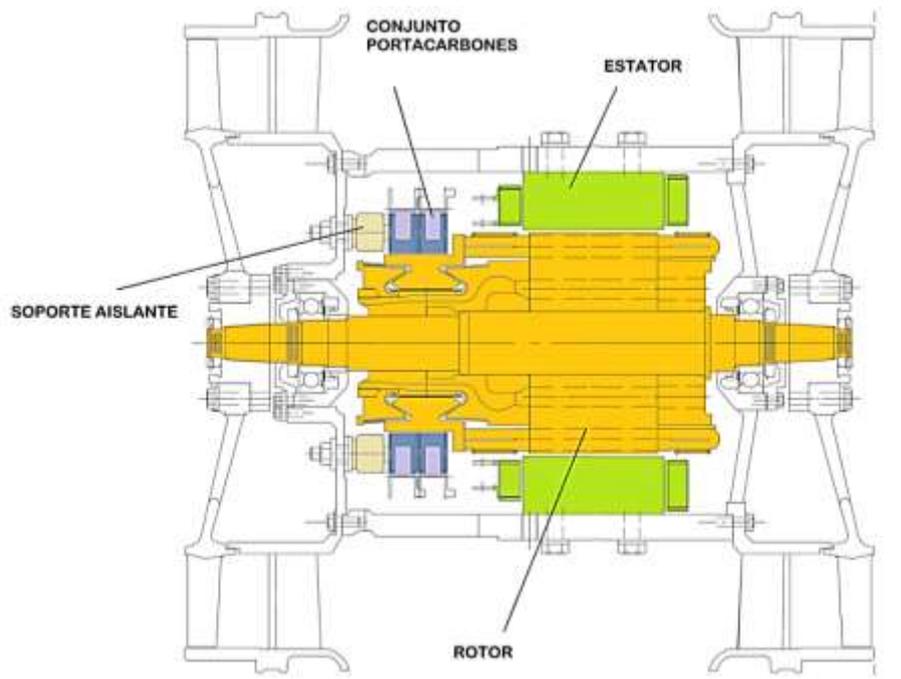
Figura 5. Aplicación de fuerza para vencer la inercia



Fuente: Elaboración Propia

La estructura eléctrica del *blower* consta de las siguientes partes: rotor, estator (bobinas), portacarbonos, soporte aislante, cables de potencia, tal como se muestra en la figura 6.

Figura 6. Vista en corte del blower señalando sus partes eléctricas



Fuente: Manual Blower Unit Model 5GY19 GEK-87940C

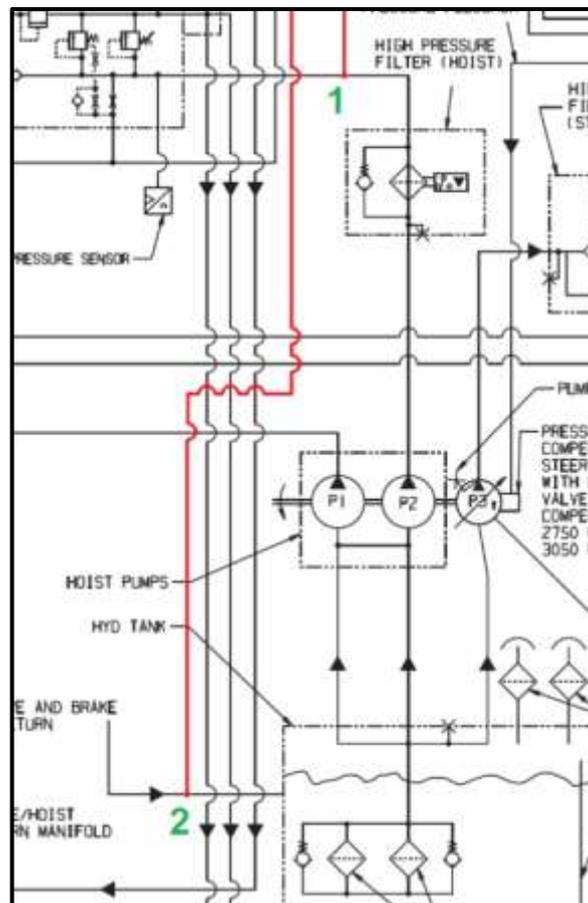
En el desarrollo de la reingeniería se plantea el reemplazo del sistema eléctrico por un sistema hidráulico.

## 2.2 Sistema Hidráulico

La modificación hidráulica se inicia a partir del reemplazo de los dos rotores de los *blowers* por un motor hidráulico, que es activado por una electroválvula que envía señal cuando el sistema de retardo está funcionando. De igual modo el nuevo sistema cuenta con componentes de protección de acuerdo al caudal y presión de trabajo.

Como punto fundamental, el sistema requiere de una bomba generadora del caudal necesario para poder activar el sistema, por lo que se utilizará la misma bomba del sistema de levante como fuente de energía hidráulica para alimentación del sistema. Lo anterior es posible dado que el proceso de retardo y levante, por diseño de fábrica, no pueden funcionar simultáneamente, tal como se muestra en la figura 7.

Figura 7. Inicio del diseño desde la bomba de levante

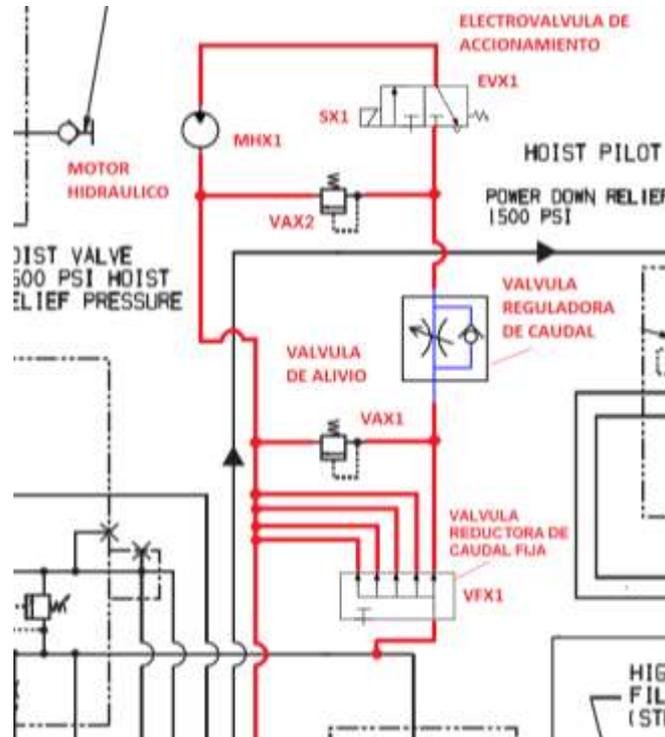


Fuente: Manual de Taller 930E-4SE CEBM020000

El sistema hidráulico modificado parte desde la salida de la bomba de levante. La primera obstrucción del flujo empieza en la válvula reductora de caudal fija, la cual reduce el caudal a 1/5 de su capacidad. Luego se reduce nuevamente el caudal hasta la capacidad necesaria para el correcto funcionamiento del motor hidráulico. Finalmente, el sistema cuenta con una electroválvula de accionamiento la cual impide y permite el paso del flujo de acuerdo a la

señal que mande el sistema eléctrico. El flujo continúa por la válvula reguladora de caudal la que envía el caudal necesario al motor hidráulico, quien es el actuador del sistema de ventilación. Finalmente, el flujo cae y pasa al tanque hidráulico donde cierra el circuito hidráulico. Todo el sistema modificado se muestra en la figura 8.

Figura 8. Nuevo diseño modificado hidráulico



Fuente: Elaboración propia.

## 2.2 Sistema Eléctrico

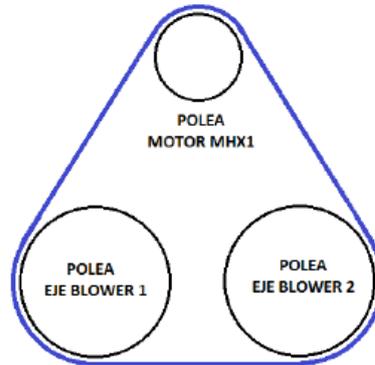
Luego de haber concluido la modificación hidráulica, se procede a realizar la evaluación del sistema eléctrico. La modificación está basada en la activación de la electroválvula (EVX1). Por lo tanto, la lógica de operación del nuevo sistema eléctrico es, que en cuanto el operador aplique el sistema de frenado de retardo el sistema envía una señal eléctrica que coincida en voltaje y potencia a la entrada requerida en el solenoide de la electroválvula y así permita el paso del caudal proveniente de la bomba hidráulica.

Como se ve en la figura 9, en las líneas del contactor RP1 se encuentran cinco resistencias de bajo ohmiaje colocadas en serie. El arreglo viene al abrir el contactor RP1 y colocar una resistencia en serie RX1 y una en paralelo a ésta última mencionada RX2 para poder manipular el solenoide que requiere de la potencia de salida de la resistencia RX2.



Para ello se decide implementar un sistema de poleas para la transmisión mecánica las cuales se diseñan a partir de las condiciones dimensionales mecánicas vistas en el punto 2.1. La distribución de poleas se muestra en la figura 10.

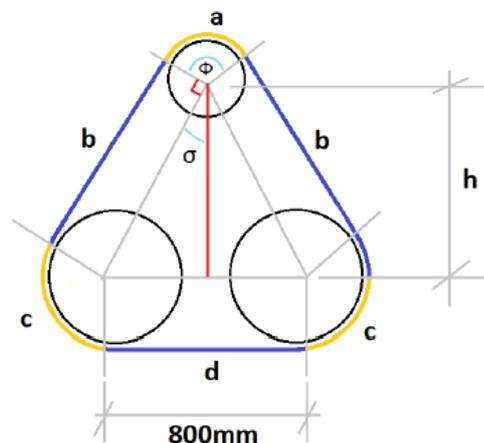
Figura 10. Plano eléctrico modificado



Fuente: Elaboración propia.

El diseño mecánico nos ofrece resultados para el diseño de las 3 poleas. De ellas se obtienen que las 2 poleas mayores ubicadas en los ejes de giro de los *blowers* tendrán dimensiones interiores de 54.03 mm y dimensiones exteriores de 113.40 mm. La polea menor ubicada en el eje del motor hidráulico deberá tener un diámetro interior cónico con diámetro mayor de 0.687 mm, altura de 0.854 mm y ángulo de generatriz de 1/8, mientras que el diámetro exterior será de 87.32 mm. El diseño parte de las condiciones geométricas mostradas en la figura 11.

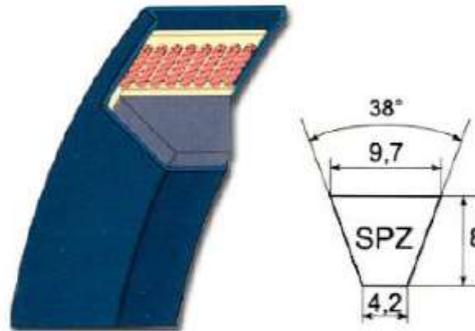
Figura 11. Plano eléctrico modificado



Fuente: Elaboración propia.

Finalmente, a partir de diseños mecánicos de superficie de contacto de la faja con la polea del motor mayor a  $160^\circ$ , con corte trapezoidal como muestra la figura 12, se obtiene un diseño de la correa Optibelt SK tipo SPZ de 5700, con un factor de seguridad de 11.48.

Figura 12. Plano eléctrico modificado



Fuente: [http://www.gnuttibortolo.com/eng/scheda\\_articolo.jsp?idarticolo=48133](http://www.gnuttibortolo.com/eng/scheda_articolo.jsp?idarticolo=48133)

## 2.4 Kit de Repuestos

Con los resultados de las modificaciones hidráulica, eléctrica y mecánica, se obtiene el Kit de implementación del sistema, cuyos componentes se muestran en la tabla N° 1.

Tabla N° 1. Kit de implementación del sistema de frenado

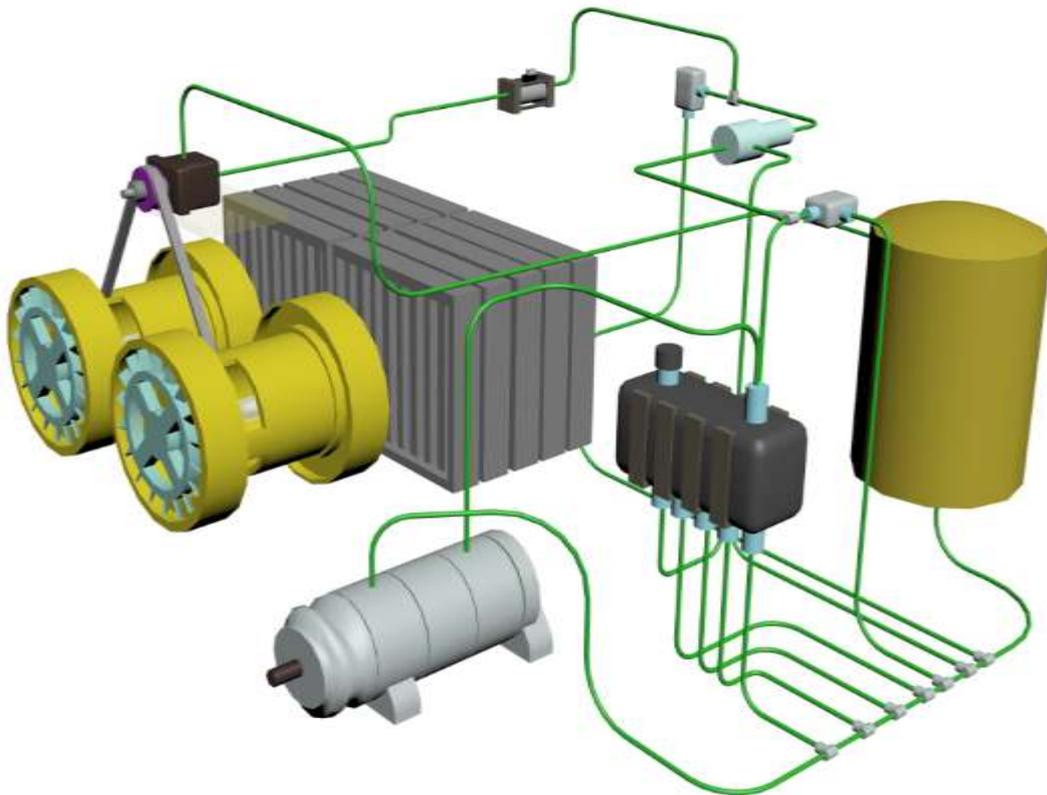
| KIT DE IMPLEMENTACIÓN DE SISTEMA DE ENFRIAMIENTO DE PARRILLAS EN RETARDO |          |          |
|--|----------|----------|
| Partes   | Cantidad | Unidades |
| Manguera de 1"   | 30       | m        |
| Manguera de 1/2"   | 25       | m        |
| Manguera de 3/4"   | 5        | m        |
| Manguera de 3/8"   | 5        | m        |
| Válvula reductora de caudal fijo   | 1        | u        |
| Acoples de 1" para válvula reductora de caudal fijo                      | 6        | u        |
| Válvula de alivio de 2750PSI   | 1        | u        |
| Acoples de 3/8"  | 2        | u        |
| Válvula reguladora de caudal   | 1        | u        |
| Adapter de 6mm a 1/2" para salida de la válvula reguladora de caudal     | 1        | u        |
| Adapter de 1" a 10mm para la entrada de la válvula reguladora de caudal  | 1        | u        |
| Válvula de alivio de 10bar   | 1        | u        |
| Acople de 3/8" para la válvula de alivio de 10bar                        | 1        | u        |
| Acople de 1" para la válvula de alivio de 10bar                          | 1        | u        |
| Electroválvula de accionamiento  | 1        | u        |
| Acoples de 1/2" para la electroválvula de accionamiento                  | 2        | u        |
| Motor hidráulico Sauer Danfoss Modelo M1C7C7NNN                          | 1        | u        |
| Adapter de 1/2" a 12mm para el motor hidráulico                          | 1        | u        |
| Adapter de 12mm a 1/2" para el motor hidráulico                          | 1        | u        |
| Acople tipo T (1", 1", 1")   | 5        | u        |
| Acople tipo T (1", 3/8", 1")   | 1        | u        |
| Acople tipo T (1/2", 3/8", 1/2")   | 1        | u        |
| Acople tipo T (1/2", 1", 1")   | 1        | u        |
| Acople tipo T (1", 3/8", 2")   | 1        | u        |
| Acople de 1" para instalación de la manguera de 1" al tanque hidráulico  | 1        | u        |
| Polea para motor hidráulico  | 1        | u        |
| Polea para eje de blower 1   | 1        | u        |
| Polea para eje de blower 2   | 1        | u        |
| Fajas  | 1        | u        |
| Resistencias de 0.035Ω   | 1        | u        |
| Guiadores (40 de 1", 20 de 3/8", 20 de 1/2")                             | 100      | u        |
| Cables de potencia   | 30       | m        |
| Conectores variados  | 30       | u        |
| Soporte del motor  | 1        | u        |
| Planos de instalación y procedimiento                                    | 1        | u        |

Fuente: Elaboración Propia

## 2.5 Simulación del sistema

Luego de la obtención de la lógica de activación del nuevo sistema de ventilación de las parrillas, a través de los *blowers*, se procede a diseñarlo para su verificación y comprobación virtual. En la figura 13 se observa la distribución general de la implementación del nuevo sistema de ventilación.

Figura 13. Simulación del sistema de ventilación de parrillas



Fuente: Elaboración Propia

## 3. Resultados: Comparativa final del impacto económico

Finalmente, la mina en la que se enfocó la investigación cuenta con 92 camiones y 5 palas hidráulicas por lo que la criticidad de los equipos, así como, cualquier falla de producto no prevista para ellos, significa grandes impactos a nivel económico, comercial, social y en seguridad.

Según el estudio de fallas realizado por la empresa Komatsu Mitsui Maquinarias Perú S.A., en base a las órdenes de trabajo realizadas hasta el 2015, se concluye que el 100% de las fallas prematuras de *blower* provenientes del altiplano peruano son prematuras y se deben a causas referentes a fallas eléctricas, y se presentan, en promedio, a las 8036 horas que equivale al 31.14% de la vida regular del *blower*.

El impacto económico utilizando el actual sistema de *blowers* con activación eléctrica ha generado un costo total de 26.3 millones de dólares, que es la suma entre el Costo de mantenimiento del *blower* y el Costo de impacto por equipo inoperativo. Por otro lado, la inversión total por el nuevo kit del sistema de frenado, adquisición e instalación, es de alrededor de 7.1 millones de dólares, obteniéndose una diferencia a favor de la minera de 19.1 millones de dólares, resultados que se muestran de manera resumida en la Tabla N° 2:

Tabla N° 2. Resumen del Impacto final

| <b>Impacto económico con los Blowers eléctrico</b> | <b>Costo total de la modificación con los Blowers hidráulicos</b> | <b>Impacto económico favorable con la modificación</b> |
|--|---|--|
| \$26,303,560.96                                    | \$7,152,819.95  | \$19,150,741.01  |

Fuente: Elaboración Propia

#### 4. Conclusiones

De la presente investigación, se puede citar las siguientes conclusiones:

- Fue posible rediseñar el actual sistema de frenado por retardo a través del cambio de actuadores eléctricos por sistemas robustos hidráulicos-mecánicos, modificando las líneas hidráulicas bajo criterios de ingeniería hidráulica, permitiendo así, proteger el sistema con la manipulación del caudal y control de presión hidráulico.
- Se generó una señal para activar el solenoide, que permite el paso del fluido hacia el motor hidráulico, mediante un arreglo de resistencias eléctricas, para el contactor RP1, permitiendo la correcta activación del sistema hidráulico-mecánico.
- Se redujo el impacto económico por fallas prematuras ya que la implementación del kit de mejora y el cambio del sistema convencional eléctrico han dado como resultado una diferencia favorable de 19.15 millones de dólares americanos.

#### 5. Observaciones y recomendaciones

- Se recomienda aplicar el nuevo kit en un primer camión minero piloto donde se verificarán los cálculos teóricos alcanzados. Durante la implementación y pruebas, se deberá registrar en cada una de las etapas, las observaciones y complicaciones.

- Los camiones mineros cuentan con líneas eléctricas de potencia que alcanzan valores de 1,300 Voltios, por lo que, durante su manipulación y pruebas, se deberá tener el cuidado respectivo al realizar las modificaciones eléctricas.
- La electroválvula es el dispositivo que activa la modificación eléctrica e hidráulica, por lo que su ubicación deberá estar aislada y protegida de agentes externos para evitar daños en su correcto funcionamiento.
- El motor hidráulico utilizado deberá cambiarse anualmente, debido a su bajo costo, evitando así retrasos por equipo parado.

## 6. Referencias

- [1] Morales, J., *Establecimiento de mejores prácticas para el control de contaminación del combustible y aceite en la flota de camiones eléctricos EH5000*, Tesis Pre-Grado, Universidad de Pamplona, Colombia, 2007.
- [2] Guerrero, N., *Ingeniería e implementación de un prototipo parcial de una válvula de control de flujo*, Tesis Pre-Grado, Universidad de Pamplona, Colombia, 2006.
- [3] Navarro, R., *Diseño de un controlador neurodifuso para la conducción autónoma de un camión minero de dos cuerpos*, Tesis de Maestría, Pontificia Universidad Católica del Perú, Perú, 2013.
- [4] Quispe, H., *Diseño del sistema de transmisión de potencia hidráulica de un alimentador de mineral de 150HP*, Tesis Pre-Grado, Universidad Nacional de Ingeniería, Perú, 2008.
- [5] Vidal, M., *Estudio del cálculo de camiones para una operación minera a cielo abierto*, Tesis Pre-Grado, Pontificia Universidad Católica del Perú, Perú, 2010.
- [6] Baldeón, Z., *Gestión en las operaciones de transporte y acarreo para el incremento de la productividad en CIA. Minera Condestable S.A.*, Tesis Pre-Grado, Pontificia Universidad Católica del Perú, Perú, 2011.
- [7] Marchesi, O. & Gaveglione, F. & Salicetti, H. & La Torre, O. & Craig, D. & Gravelle, J., *2013: Industria Minera Guía de Negocios en el Perú*, Pricewaterhouse Coopers, Perú, 2013.

- [8] Komatsu America Corp., *Manual de taller 930E-4SE Camión Tolva CEBM02000*, Komatsu, Estados Unidos, 2013.
- [9] Anglo American, *Curso Mantenimiento de Camiones Komatsu 830E – 930E-3*, Neutralis Capacitación, Chile, 2007.
- [10] GE Transportation Systems. *Dinamic retarding assembly 17EM136/17EM131*, General Electric, Estados Unidos, 2003.
- [11] GE Transportation Systems, *Blower Unit Model 5GY19*, General Electric, Estados Unidos, 2000.

**Los autores:**

- (1) Magister en Dirección de la Producción y Mejora de Procesos Industriales de la Universidad de Barcelona y OBS, Ingeniero Mecatrónico de la Universidad Ricardo Palma, Especialista en Aseguramiento de Calidad del Product Support Group de la Empresa Komatsu Mitsui Maquinarias Perú S.A.
- (2) Magister en Ciencias de la Educación con mención en Docencia Universitaria, Maestría en Ciencias de la Electrónica con mención en Ingeniería Biomédica, Doctorado en Ciencias de la Educación, Ingeniero Mecatrónico de la Universidad Nacional de Ingeniería, docente de las asignaturas de Robótica, Inteligencia Artificial, Mecatrónica Medica y Diseño Mecatrónico de la Escuela Profesional de Ingeniería Mecatrónica de la Universidad Ricardo Palma.