



---

## SOLUSI SISTEM OSILASI DUA DERAJAT KEBEBASAN PADA RANGKAIAN PEGAS GANDENG DENGAN PEREDAM DAN GAYA LUAR

Zumrotul Munawaroh, Moch Chotim, Wuryanto

Jurusan Matematika, FMIPA, Universitas Negeri Semarang, Indonesia  
Gedung D7 Lt.1, Kampus Sekaran Gunungpati, Semarang 50229

---

### Info Artikel

Sejarah Artikel:  
Diterima Agustus 2013  
Disetujui September 2013  
Dipublikasikan Mei 2014

---

Keywords:  
Coupled Spring Oscillation  
Two Degree of Freedom  
Oscillation  
Laplace Transform

---

### Abstrak

Penelitian ini bertujuan untuk mengetahui cara penurunan model matematika sistem gerak pada rangkaian pegas gandeng dengan peredam dan gaya luar serta mengetahui cara menentukan solusinya dengan transformasi laplace dan bantuan software Maple. Metode penelitian yang digunakan adalah metode studi pustaka. Dalam penelitian ini dapat disimpulkan: (1) Persamaan gerak yang bekerja pada  $m_1$  dan  $m_2$  dapat dinyatakan dalam bentuk persamaan diferensial order dua (2) Langkah awal pencarian solusi persamaan geraknya menggunakan transformasi laplace sehingga diperoleh nilai  $X(s)$  dan  $Y(s)$ , (3) Selanjutnya, dengan bantuan Maple diperoleh solusi dari persamaan gerak pegas yaitu  $x(t)$  dan  $y(t)$  yang berturut-turut merupakan transformasi laplace invers dari  $X(s)$  dan  $Y(s)$ .

### Abstract

This study was carried out how to build mathematical models of forced damped coupled spring oscillation and find out the solution of the models that would be helped by laplace transform and Maple software tools. Observational method that is utilized is studi's method library. This study gets to be concluded: (1) Movement equation which worked to  $m_1$  and  $m_2$  are shown by second order differential equation (2) The first step to find out solution of movement equation used laplace transform until gets  $X(s)$  and  $Y(s)$  (3) After that, with helped of Maple software tools the solution of movement equations are find out as  $x(t)$  and  $y(t)$  those are the invers of laplace transform of  $X(s)$  and  $Y(s)$ .

Pendahuluan

Berbagai masalah dalam kehidupan sehari-hari dapat lebih mudah dimengerti dengan menggunakan pendekatan matematika. Salah satu cabang dari matematika modern yang penting dan mempunyai cakupan wilayah yang luas adalah persamaan diferensial. Persamaan diferensial adalah persamaan yang memiliki fungsi-fungsi turunan yang tidak diketahui. Menurut Finizio dan Ladas (1998), persamaan diferensial dapat dikelompokkan menjadi dua kelas besar yaitu persamaan diferensial linear dan tak linear. Persamaan diferensial linear muncul dalam banyak model dalam fenomena kehidupan nyata, tetapi tidak jarang juga ditemui permasalahan nyata yang dapat dimodelkan dalam persamaan diferensial tak linear (Rahayu, Sugiatno, dan Prihandono, 2012). Sebagai contoh Hukum kedua Newton mengenai gerak yang meliputi turunan (percepatan). Dengan sendirinya, persamaan diferensial order dua memegang peranan penting dalam masalah gerak, khususnya sistem pegas massa. Pada sistem gerak pegas massa, akan bekerja gaya pemulih yang disebabkan gaya yang bekerja pada massa di ujung pegas. Persamaan diferensial akan muncul dalam pemodelan sistem gerak pegas massa tersebut (Susilo, Yuniyanto, dan Varianti, 2012). Umumnya, untuk menentukan solusi dari masalah tersebut diperlukan suatu pemodelan matematika.

Menurut Kreyszig (1993) ada 3 tahapan penyelesaian masalah, yakni: (1) pembentukan Model yaitu proses mengubah data dan informasi yang ada ke dalam bentuk matematika, (2) Penyelesaian adalah langkah memperoleh solusi dari model matematika dengan pemilihan dan penerapan metode matematika yang sesuai dengan permasalahan yang ada, dan (3) Interpretasi yaitu memahami arti dan implikasi matematika dari masalah semula.

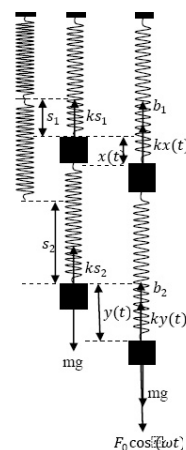
Biasanya sistem pegas massa hanya terdiri dari satu pegas dan satu massa yang dirangkai dalam posisi horisontal atau vertikal. Dalam penelitian ini akan dibahas pemodelan sistem gerak pegas dua derajat kebebasan dengan peredam dan gaya luar, serta solusi persamaan yang telah dimodelkan menggunakan transformasi laplace dan bantuan software Maple. Maple sering digunakan untuk menyelesaikan persamaan diferensial, karena Maple mempunyai kemampuan menyederhanakan persamaan diferensial

sehingga solusi-solusi persamaan diferensial dapat dipahami dengan baik (Tung, 2005).

Metode Penelitian

Metode penelitian yang digunakan adalah metode studi pustaka, yaitu melakukan kajian pustaka dari berbagai sumber yang berkaitan dengan permasalahan sehingga didapat suatu ide mengenai bahan dasar pengembangan upaya pemecahan masalah. Metode yang digunakan dalam penelitian ini adalah kajian pustaka. Kajian pustaka merupakan penelaah sumber pustaka relevan yang digunakan untuk mengumpulkan data maupun informasi yang diperlukan dalam penulisan ini. Kajian pustaka diawali dengan pengumpulan sumber pustaka yaitu buku referensi dan jurnal-jurnal. Definisi-definisi dan teorema-teorema dalam referensi dikaji ulang, kemudian dirumuskan dalam perumusan masalah, selanjutnya dikaji dalam pembahasan. Pada pemecahan masalah dilakukan langkah-langkah sebagai berikut: (1) Memodelkan sistem sistem gerak pada rangkaian pegas gandeng dengan peredam dan gaya luar dengan mengidentifikasi besaran-besaran yang terlibat dalam sistem geraknya menggunakan hukum pengendali yang ada, (2) Menyelesaikan atau menentukan solusi dari persamaan sistem osilasi pada rangkaian pegas gandeng dengan peredam dan gaya luar yang sudah dimodelkan, (3) Bagaimana aplikasi program Maple pada penyelesaian sistem persamaan osilasi pada rangkaian pegas gandeng dengan peredam dan gaya luar.

Hasil Penelitian dan Pembahasan



Gambar 1. Sistem Pegas Gandeng dengan Peredam dan Gaya Luar

I. Pemodelan Rangkaian Pegas Gandeng dengan Peredam dan Gaya Luar

Dua buah pegas yang memiliki konstanta pegas dan panjang yang sama berturut-turut  $k$  dan  $l$  disusun seperti pada gambar. Di kedua ujung pegas diberi beban yang bermassa  $m$  sehingga pegas satu dan dua mengalami pertambahan panjang berturut-turut  $s_1$  dan  $s_2$ . Jika benda yang berada di ujung pegas kedua ditarik ke bawah pada jarak tertentu kemudian melepaskannya maka benda akan bergerak. Untuk memudahkan, dimisalkan gaya luar yang beresilasi sebagai  $F_0 \sin(t)$  Diasumsikan benda bergerak vertikal. Ditentukan gerak sistem mekanis oleh  $m_1$  dan  $m_2$  berturut-turut  $x(t)$  dan  $y(t)$ . Untuk itu ditinjau gaya-gaya yang bekerja pada masing-masing benda akibat pergerakannya. Gaya ini akan mengarah pada suatu persamaan diferensial dengan fungsi terhadap waktu. Dipilih arah ke bawah sebagai arah positif. Sebelumnya, ditinjau besaran-besaran yang terlibat dalam sistem geraknya sebagai berikut:

Tulis  $k$  : konstanta pegas (kg/meter<sup>2</sup>)

$s_1$  : pertambahan panjang pegas oleh  $m_1$  (meter).

$s_2$  : pertambahan panjang pegas oleh  $m_2$  (meter).

$x(t)$  : pertambahan panjang pegas 1 dari posisi setimbang (meter).

$y(t)$  : pertambahan panjang pegas 2 dari posisi setimbang (meter).

$F_0$  : nilai maksimum gaya luar yang dikenakan pada benda (N).

$\omega$  : frekuensi sudut (rad).

$b_1$  : konstanta redaman pegas 1 terhadap udara (kg/s).

$b_2$  : konstanta redaman pegas 2 terhadap udara (kg/s).

Gaya yang Bekerja pada diuraikan menjadi dua yaitu pada saat sistem dalam keadaan setimbang dan dalam keadaan umum. Pada saat sistem dalam keadaan setimbang, gaya yang bekerja sama dengan nol. Berdasarkan Hukum Newton II diperoleh persamaan berikut:

$$\sum F = 0 \Leftrightarrow -k_1 s_1 + k_2 s_2 = 0 \Leftrightarrow k_1 s_1 = k_2 s_2. \quad (1)$$

Berdasarkan hukum Newton II diperoleh persamaan gerak yang bekerja pada  $m_1$  dalam keadaan umum adalah

$$\begin{aligned} \sum F &= m_1 a \\ \Leftrightarrow -k_1(s_1 + x(t)) + k_2(s_2 + y(t) - x(t)) - b_1 \frac{d(x(t))}{dt} &= m_1 \frac{d^2(x(t))}{dt^2} \\ \Leftrightarrow -k_1 s_1 - k_1 x(t) + k_2 s_2 + k_2 y(t) - k_2 x(t) - b_1 \frac{d(x(t))}{dt} &= m_1 \frac{d^2(x(t))}{dt^2} \\ \Leftrightarrow -k_1 s_1 + k_2 s_2 - k_1 x(t) - k_2 x(t) + k_2 y(t) - b_1 \frac{d(x(t))}{dt} &= m_1 \frac{d^2(x(t))}{dt^2} \\ \Leftrightarrow -(k_1 + k_2)x(t) + k_2 y(t) - b_1 \frac{d(x(t))}{dt} &= m_1 \frac{d^2(x(t))}{dt^2} \\ \Leftrightarrow m_1 \frac{d^2(x(t))}{dt^2} + b_1 \frac{d(x(t))}{dt} + (k_1 + k_2)x(t) - k_2 y(t) &= 0 \\ \Leftrightarrow m_1 x''(t) + b_1 x'(t) + (k_1 + k_2)x(t) - k_2 y(t) &= 0 \\ \Leftrightarrow mx''(t) + b_1 x'(t) + 2kx(t) - k y(t) &= 0 \\ \Leftrightarrow x''(t) + \frac{b_1}{m} x'(t) + \frac{2k}{m} x(t) - \frac{k}{m} y(t) &= 0. \quad (2) \end{aligned}$$

Gaya yang Bekerja pada  $m_2$  juga diuraikan menjadi dua. Berdasarkan Hukum Newton II, pada saat sistem dalam keadaan setimbang, diperoleh persamaan berikut:

$$\sum F = 0 \Leftrightarrow -k_2 s_2 + m_2 g = 0 \Leftrightarrow k_2 s_2 = m_2 g. \quad (3)$$

Berdasarkan hukum Newton II diperoleh persamaan gerak yang bekerja pada  $m_2$  dalam keadaan umum adalah

$$\begin{aligned} \sum F &= m_2 a \\ \Leftrightarrow -k_2(s_2 + y(t) - x(t)) + m_2 g - b_2 \frac{d(y(t))}{dt} + F_0 \cos \omega t &= m_2 \frac{d^2(y(t))}{dt^2} \\ \Leftrightarrow -k_2 s_2 - k_2 y(t) + k_2 x(t) + m_2 g - b_2 \frac{d(y(t))}{dt} + F_0 \cos \omega t &= m_2 \frac{d^2(y(t))}{dt^2} \\ \Leftrightarrow -k_2 s_2 + m_2 g - k_2 y(t) + k_2 x(t) - b_2 \frac{d(y(t))}{dt} + F_0 \cos \omega t &= m_2 \frac{d^2(y(t))}{dt^2} \\ \Leftrightarrow -k_2 y(t) + k_2 x(t) - b_2 \frac{d(y(t))}{dt} + F_0 \cos \omega t &= m_2 \frac{d^2(y(t))}{dt^2} \\ \Leftrightarrow m_2 \frac{d^2(y(t))}{dt^2} + b_2 \frac{d(y(t))}{dt} + k_2 y(t) - k_2 x(t) &= F_0 \cos \omega t \\ \Leftrightarrow y''(t) + \frac{b_2}{m} y'(t) + \frac{k}{m} y(t) - \frac{k}{m} x(t) &= \frac{F_0}{m} \cos \omega t. \quad (4) \end{aligned}$$

II. Penentuan Solusi Rangkaian Pegas Gandeng dengan Peredam dan Gaya Luar

Solusi rangkaian pegas gandeng dengan peredam dan gaya luar dapat ditentukan dari persamaan (2) dan (4) menggunakan transformasi Laplace. Ditentukan  $L\{x(t)\}=X(s)$ ,  $L\{y(t)\}=Y(s)$  dan nilai awal  $X(0)=0$ ,  $X'(0)=0$ ,  $Y(0)=0$ , dan  $Y'(0)=0$ . Transformasi laplace

$$\begin{aligned} \mathcal{L}\left\{x''(t) + \frac{b_1}{m}x'(t) + \frac{2k}{m}x(t) - \frac{k}{m}y(t)\right\} &= \mathcal{L}\{0\} \\ \Leftrightarrow \mathcal{L}\{x''(t)\} + \mathcal{L}\left\{\frac{b_1}{m}x'(t)\right\} + \mathcal{L}\left\{\frac{2k}{m}x(t)\right\} - \mathcal{L}\left\{\frac{k}{m}y(t)\right\} &= 0 \\ \Leftrightarrow \mathcal{L}\{x''(t)\} + \frac{b_1}{m}\mathcal{L}\{x'(t)\} + \frac{2k}{m}\mathcal{L}\{x(t)\} - \frac{k}{m}\mathcal{L}\{y(t)\} &= 0 \\ \Leftrightarrow \{s^2 X(s) - sX(0) - X'(0)\} + \frac{b_1}{m}\{sX(s) - X(0)\} + \frac{2k}{m}X(s) - \frac{k}{m}Y(s) &= 0 \\ \Leftrightarrow \{s^2 X(s) - s \cdot 0 - 0\} + \frac{b_1}{m}\{sX(s) - 0\} + \frac{2k}{m}X(s) - \frac{k}{m}Y(s) &= 0 \\ \Leftrightarrow \left(s^2 + \frac{b_1}{m}s + \frac{2k}{m}\right)X(s) - \frac{k}{m}Y(s) &= 0. \quad (5) \end{aligned}$$

Sedangkan transformasi laplace untuk persamaan (4) sebagai berikut:

$$\begin{aligned} \mathcal{L}\{y''(t) + \frac{b_2}{m}y'(t) + \frac{k}{m}y(t) - \frac{k}{m}x(t)\} &= \mathcal{L}\left\{\frac{F_0}{m}\cos \omega t\right\} \\ \Leftrightarrow \mathcal{L}\{y''(t)\} + \mathcal{L}\left\{\frac{b_2}{m}y'(t)\right\} + \mathcal{L}\left\{\frac{k}{m}y(t)\right\} - \mathcal{L}\left\{\frac{k}{m}x(t)\right\} &= \mathcal{L}\left\{\frac{F_0}{m}\cos \omega t\right\} \\ \Leftrightarrow \mathcal{L}\{y''(t)\} + \frac{b_2}{m}\mathcal{L}\{y'(t)\} + \frac{k}{m}\mathcal{L}\{y(t)\} - \frac{k}{m}\mathcal{L}\{x(t)\} &= \frac{F_0}{m}\mathcal{L}\{\cos \omega t\} \\ \Leftrightarrow \{s^2Y(s) - sY(0) - Y'(0)\} + \frac{b_2}{m}\{sY(s) - Y(0)\} + \frac{k}{m}Y(s) - \frac{k}{m}X(s) &= \frac{F_0s}{m(s^2 + \omega^2)} \\ \Leftrightarrow \{s^2Y(s) - s \cdot 0 - 0\} + \frac{b_2}{m}\{sY(s) - 0\} + \frac{k}{m}Y(s) - \frac{k}{m}X(s) &= \frac{F_0s}{m(s^2 + \omega^2)} \\ \Leftrightarrow \left(s^2 + \frac{b_2}{m}s + \frac{k}{m}\right)Y(s) - \frac{k}{m}X(s) &= \frac{F_0s}{m(s^2 + \omega^2)} \end{aligned} \tag{6}$$

dari persamaan (5) dan (6) diperoleh:

$$X(s) = \frac{kF_0\omega^2}{m^2(s^2 + \omega^2)\left\{\left(s^2 + \frac{b_1}{m}s + \frac{2k}{m}\right)\left(s^2 + \frac{b_2}{m}s + \frac{k}{m}\right) - \left(\frac{k}{m}\right)^2\right\}} \text{ dan } \tag{7}$$

$$Y(s) = \frac{F_0\omega^2\left(s^2 + \frac{b_1}{m}s + \frac{2k}{m}\right)}{m(s^2 + \omega^2)\left\{\left(s^2 + \frac{b_1}{m}s + \frac{2k}{m}\right)\left(s^2 + \frac{b_2}{m}s + \frac{k}{m}\right) - \left(\frac{k}{m}\right)^2\right\}} \tag{8}$$

### III. Solusi Rangkaian Pegas Gandeng dengan Peredam dan Gaya Luar

Untuk memperoleh solusi rangkaian pegas gandeng dengan peredam dan gaya luar, dapat dilakukan dengan cara mencari invers transformasi laplace dari nilai X(s) dan Y(s) dalam persamaan (7) dan (8). Dengan bantuan software Maple, diperoleh invers transformasi laplacenya berturut-turut sebagai berikut:

$$\begin{aligned} x(t) &= \left\{ F_0k\omega\left\{(k^2 - b_1b_2\omega^2 + \omega^4m^2 - 3mk\omega^2)\sin \omega t\right\} \right. \\ &+ \left. \left\{ \sum_{-\alpha=\text{RootOf}(\_z^4+m^2+(mb_2+mb_1)\_z^3+(b_1b_2+3km)\_z^2+(b_1k+2kb_2)\_z+k^2)} \frac{1}{4m^2\_a^3 + 3\_a^2mb_2 + 6\_amk + 3b_1\_a^2m + 2b_1\_ab_2 + b_1k + 2kb_2} \right. \right. \\ &\left. \left. \left\{ e^{-at} \left\{ \omega^6m^4 + \omega^2(-b_1b_2m^2\_a^2 + 10k^2m^2 - 2k\_ab_2m^2 - 2kmb_1^2 - 4kmb_2^2 - k\_ab_1m^2 + b_1^2b_2^2 + 3km^3\_a^2 - b_1m^3\_a^3 - m^2\_a^2b_1^2 - m^2\_a^2b_2^2 - b_2m^3\_a^3) + m^2((-\_a^2m^2 - 6mk + b_1^2 + b_2^2)\omega^4 + k\_a^2(b_1 + 2b_2)) + k^2(2\_ab_1m + 5\_ab_2m + 3b_1b_2) + (b_1^2(-\_ab_2 + k) + (-3k^2 + (-mk + 2b_2^2 + 3b_1b_2 + b_1^2)\_a^2)m + 2b_2^2(b_1\_a + 2k))k \right\} + (mb_2\omega^2 + b_1m\omega^2 - b_1k - 2b_2k)\cos \omega t \right\} \right\} \Bigg/ (\omega^8m^4 - 2kb_1^2m\omega^4 + k^2b_1^2\omega^2 + \omega^6m^2b_1^2 - 6k\omega^6m^3 - 6k^3\omega^2m + 4k^2b_2^2\omega^2 + 11k^2\omega^4m^2 + 2k^2b_1b_2\omega^2 - 4kmb_2^2\omega^4 + b_1^2b_2^2\omega^4 + k^4 + \omega^6m^2b_2^2) \text{ dan } \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} y(t) &= \left\{ F_0\omega\left\{(2k^3 - 7mk^2\omega^2 + b_1^2k\omega^2 + 5m^2\omega^4k - \omega^6m^3 - b_1^2m\omega^4)\sin \omega t \right. \right. \\ &+ \left. \left. \left\{ \sum_{-\alpha=\text{RootOf}(\_z^4+m^2+(mb_2+mb_1)\_z^3+(b_1b_2+3km)\_z^2+(b_1k+2kb_2)\_z+k^2)} \frac{1}{4m^2\_a^3 + 3\_a^2mb_2 + 6\_amk + 3b_1\_a^2m + 2b_1\_ab_2 + b_1k + 2kb_2} \right. \right. \\ &\left. \left. \left\{ e^{-at} \left\{ (-5mk^4 + \omega^4(-8k^2b_2^2m + m\_a^2b_1^2b_2^2 - 4km^2\_a^2b_2^2 - 4km\_ab_1b_2^2 + 7k^2m^3\_a^2 + \_ab_1^3b_2^2 - 4kb_1b_2m^2\_a^2 - km\_ab_2b_1^2 - 4kb_2m^3\_a^3 + b_2m^2\_a^3b_1^2 + 2kb_1^2b_2^2 - 3b_1^2k^2m + mb_2\_a^2b_1^3 + 6\_ab_1k^2m^2 - 9\_ab_2k^2m^2 - km^2\_a^2b_1^2 + 17k^3m^2) + \omega^6m^4(2k + \_a^2m + b_1\_a) + m^2((\_a^2b_1b_2 + \_ab_1b_2^2 - 5km\_ab_1 + \_a^2mb_2^2 + \_a^2mb_1^2 - 5km^2\_a^2 + \_ab_1^3 + m^2\_a^3b_2 + 2km\_ab_2 + 2kb_2^2 + 2kb_1^2 - 11k^2m)\omega^4 + k^2\_a^3(b_1 + 4b_2)) + ((-2mk + 5b_1b_2 + b_1^2 + 4b_2^2)\_a^2m + 4b_2^2(b_1\_a + 2k) + b_1^2(-\_ab_2 + k)k^2 + k^3(-\_ab_1m + 4b_1 + 10\_ab_2m)) \right\} + (-b_1k^2 - 4b_2k^2 + 4kmb_2\omega^2 - \omega^4m^2b_2 - b_2b_1^2\omega^2)\cos \omega t \right\} \right\} \Bigg/ (\omega^8m^4 - 2kb_1^2m\omega^4 + k^2b_1^2\omega^2 + \omega^6m^2b_1^2 - 6k\omega^6m^3 - 6k^3\omega^2m + 4k^2b_2^2\omega^2 + 11k^2\omega^4m^2 + 2k^2b_1b_2\omega^2 - 4kmb_2^2\omega^4 + b_1^2b_2^2\omega^4 + k^4 + \omega^6m^2b_2^2) \end{aligned} \tag{10}$$

### Simulan

Dari uraian di atas, dapat disimpulkan bahwa persamaan gerak yang bekerja pada m<sub>1</sub> dan m<sub>2</sub> berturut-turut adalah:

$$x''(t) + \frac{b_1}{m}x'(t) + \frac{2k}{m}x(t) - \frac{k}{m}y(t) = 0 \text{ dan } \tag{11}$$

$$y''(t) + \frac{b_2}{m}y'(t) + \frac{k}{m}y(t) - \frac{k}{m}x(t) = F_0 \cos \omega t. \tag{12}$$

Sedangkan solusi dari sistem gerak pegas disini, dicari dengan menggunakan transformasi laplace dari persamaan (11) dan (12), sehingga diperoleh:

$$X(s) = \frac{kF_0\omega^2}{m(s^2 + \omega^2)\left\{\left(s^2 + \frac{b_1}{m}s + \frac{2k}{m}\right)\left(s^2 + \frac{b_2}{m}s + \frac{k}{m}\right) - \left(\frac{k}{m}\right)^2\right\}} \text{ dan } \tag{13}$$

$$Y(s) = \frac{F_0\omega^2\left(s^2 + \frac{b_1}{m}s + \frac{2k}{m}\right)}{m(s^2 + \omega^2)\left\{\left(s^2 + \frac{b_1}{m}s + \frac{2k}{m}\right)\left(s^2 + \frac{b_2}{m}s + \frac{k}{m}\right) - \left(\frac{k}{m}\right)^2\right\}} \tag{14}$$

Langkah terakhir untuk menemukan solusi persamaan yaitu x(t) dan y(t) yang berturut-turut merupakan invers transformasi laplace dari X(s) dan Y(s) dengan bantuan software Maple sebagai berikut:

$$\begin{aligned}
 x(t) = & \left\{ F_0 k \omega \left\{ (k^2 - b_1 b_2 \omega^2 + \omega^4 m^2 - 3mk\omega^2) \sin \omega t \right\} \right. \\
 & + \left. \frac{\sum_{\alpha = \text{RootOf}(\_z^4 m^2 + (mb_2 + mb_1) \_z^3 + (b_1 b_2 + 3km) \_z^2 + (b_1 k + 2kb_2) \_z + k^2)} 1}{4m^2 \_a^3 + 3 \_a^2 mb_2 + 6 \_a mk + 3b_1 \_a^2 m + 2b_1 \_a b_2 + b_1 k + 2kb_2} \right. \\
 & \left. \left\{ e^{-\alpha t} \left\{ \omega^6 m^4 + \omega^2 (-b_1 b_2 m^2 \_a^2 + 10k^2 m^2 - 2k \_a b_2 m^2 - 2km b_1^2 - 4kmb_2^2 \right. \right. \right. \\
 & - k \_a b_1 m^2 + b_1^2 b_2^2 + 3km^3 \_a^2 - b_1 m^3 \_a^3 - m^2 \_a^2 b_1^2 - m^2 \_a^2 b_2^2 \\
 & - b_2 m^3 \_a^3) + m^2 ((-\_a^2 m^2 - 6mk + b_1^2 + b_2^2) \omega^4 + k \_a^2 (b_1 + 2b_2)) + \\
 & + k^2 (2 \_a b_1 m + 5 \_a b_2 m + 3b_1 b_2) + (b_1^2 (\_a b_2 + k) + (-3k^2 + (-mk \\
 & + 2b_2^2 + 3b_1 b_2 + b_1^2) \_a^2) m + 2b_2^2 (b_1 \_a + 2k)) k \} \} + (mb_2 \omega^2 + b_1 m \omega^2 \\
 & - b_1 k - 2b_2 k) \cos \omega t \} \} / (\omega^8 m^4 - 2kb_1^2 m \omega^4 + k^2 b_1^2 \omega^2 + \omega^6 m^2 b_1^2 - \\
 & - 6k\omega^6 m^3 - 6k^3 \omega^2 m + 4k^2 b_2^2 \omega^2 + 11k^2 \omega^4 m^2 + 2k^2 b_1 b_2 \omega^2 - 4kmb_2^2 \omega^4 \\
 & + b_1^2 b_2^2 \omega^4 + k^4 + \omega^6 m^2 b_2^2) \text{ dan} \tag{15}
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 y(t) = & \left\{ F_0 \omega \left\{ (2k^3 - 7mk^2 \omega^2 + b_1^2 k \omega^2 + 5m^2 \omega^4 k - \omega^6 m^3 - b_1^2 m \omega^4) \sin \omega t \right. \right. \\
 & \left. \left. + \omega^2 + \frac{\sum_{\alpha = \text{RootOf}(\_z^4 m^2 + (mb_2 + mb_1) \_z^3 + (b_1 b_2 + 3km) \_z^2 + (b_1 k + 2kb_2) \_z + k^2)} 1}{4m^2 \_a^3 + 3 \_a^2 mb_2 + 6 \_a mk + 3b_1 \_a^2 m + 2b_1 \_a b_2 + b_1 k + 2kb_2} \right. \right. \\
 & \left. \left. \left\{ e^{-\alpha t} \left\{ (-5mk^4 + \omega^4 (-8k^2 b_2^2 m + m \_a^2 b_1^2 b_2^2 - 4km^2 \_a^2 b_2^2 - 4km \_a b_1 \right. \right. \right. \right. \\
 & b_2^2 + 7k^2 m^3 \_a^2 + \_a b_1^3 b_2^2 - 4kb_1 b_2 m^2 \_a^2 - km \_a b_2 b_1^2 - 4kb_2 m^3 \_a^3 \\
 & + b_2 m^2 \_a^3 b_1^2 + 2kb_1^2 b_2^2 - 3b_1^2 k^2 m + mb_2 \_a^2 b_1^3 + 6 \_a b_1 k^2 m^2 - 9 \_a b_2 \\
 & k^2 m^2 - km^2 \_a^2 b_1^2 + 17k^3 m^2) + \omega^6 m^4 (2k + \_a^2 m + b_1 \_a) + m^2 ((\_a^2 \\
 & b_1 b_2 + \_a b_1 b_2^2 - 5km \_a b_1 + \_a^2 mb_2^2 + \_a^2 mb_1^2 - 5km^2 \_a^2 + \_a b_1^3 \\
 & + m^2 \_a^3 b_2 + 2km \_a b_2 + 2kb_2^2 + 2kb_1^2 - 11k^2 m) \omega^4 + k^2 \_a^3 (b_1 + 4b_2)) \\
 & + ((-2mk + 5b_1 b_2 + b_1^2 + 4b_2^2) \_a^2 m + 4b_2^2 (b_1 \_a + 2k) + b_1^2 (\_a b_2 + \\
 & k)) k^2 + k^3 (\_a b_1 m + 4b_1 + 10 \_a b_2 m) \} \} + (-b_1 k^2 - 4b_2 k^2 + 4kmb_2 \omega^2 - \\
 & \omega^4 m^2 b_2 - b_2 b_1^2 \omega^2) \cos \omega t \} \} / (\omega^8 m^4 - 2kb_1^2 m \omega^4 + k^2 b_1^2 \omega^2 + \omega^6 \\
 & m^2 b_1^2 - 6k\omega^6 m^3 - 6k^3 \omega^2 m + 4k^2 b_2^2 \omega^2 + 11k^2 \omega^4 m^2 + 2k^2 b_1 b_2 \omega^2 - 4k \\
 & mb_2^2 \omega^4 + b_1^2 b_2^2 \omega^4 + k^4 + \omega^6 m^2 b_2^2). \tag{16}
 \end{aligned}$$

Rahayu, Sugiarno, & Prihandono, B. 2012. Penyelesaian Persamaan Diferensial Biasa tak Linear dengan Metode Transformasi Diferensial. Buletin Ilmiah Mat. Stat dan Terapannya (Bimaster). 01(1): 9-14.

Daftar Pustaka

Kreyszig, E. 1993. Matematika Teknik Lanjutan. Jakarta: Erlangga.  
 Tung, Y. K. 2005. Fisika Mekanika Berbasis Maple. Yogyakarta: Andi Offset.  
 Finizio, N. & Ladas, G. 1998. Persamaan Diferensial Biasa dengan Penerepan Modern. Jakarta: Erlangga.  
 Susilo, A., Yuniarto, M., & Varianti, V.I. 2012. Simulasi gerak Harmonik Sederhana dan Osilasi Terepad pada Cassy-E 524000. Indonesian Journal of Applied Physics. 2(2): 124.